

# Esercizio

Calcolare  $e^{At}$  e  $A^k$  per la matrice

$$A = \begin{bmatrix} 3 & -1 & -1 \\ 1 & 1 & -1 \\ 2 & -2 & 0 \end{bmatrix}$$

## 1. Calcolo del polinomio caratteristico di A

$$\lambda I - A = \begin{bmatrix} \lambda - 3 & 1 & 1 \\ -1 & \lambda - 1 & 1 \\ -2 & 2 & \lambda \end{bmatrix}$$

$$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A)$$

$$= (\lambda - 3) \det \begin{pmatrix} \lambda - 1 & 1 \\ 2 & \lambda \end{pmatrix} - \det \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ -2 & \lambda \end{pmatrix} + \det \begin{pmatrix} -1 & \lambda - 1 \\ -2 & 2 \end{pmatrix}$$

$$= (\lambda - 3) [\lambda(\lambda - 1) - 2] - (-\lambda + 2) + [-2 + 2(\lambda - 1)]$$

$$= (\lambda - 3)(\lambda^2 - \lambda - 2) + (\lambda - 2) + (2\lambda - 4)$$

$$= \lambda^3 - \lambda^2 - 2\lambda - 3\lambda^2 + 3\lambda + 6 + \lambda - 2 + 2\lambda - 4$$

$$= \lambda^3 - 4\lambda^2 + 4\lambda$$

$$= \lambda(\lambda^2 - 4\lambda + 4)$$

$$= \lambda(\lambda - 2)^2$$

## 2. Calcolo degli autovalori

$$\lambda_1 = 0$$

$$\lambda_2 = 2$$

## 3. Calcolo delle molteplicita algebriche

$$m_1 = 1$$

$$m_2 = 2$$

4. Calcolo delle molteplicita' geometriche

• per  $\lambda_1$ :

$$0 < \nu_1 \leq \mu_1 = 1 \Rightarrow \nu_1 = 1$$

• per  $\lambda_2$ :

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} 1 & -1 & -1 \\ 1 & -1 & -1 \\ 2 & -2 & -2 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

riduzione a scala  
di Gauss-Jordan

$$\begin{aligned} \text{riga } 2 &\leftarrow \text{riga } 2 - \text{riga } 1 \\ \text{riga } 3 &\leftarrow \text{riga } 3 - 2 \text{ riga } 1 \end{aligned}$$

Dalla riduzione a scala, osserviamo che  $\text{rango}(A - \lambda_2 I) = 1$ .

Quindi:

$$\nu_2 = \dim(\ker(A - \lambda_2 I)) = 3 - \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 3 - 1 = 2$$

$\swarrow$   
 $n = 3$  dimensione di  $A$

Riassumendo:

$$\nu_1 = 1$$

$$\nu_2 = 2$$

5. Confronto delle molteplicita'

$$\mu_1 = 1 = \nu_1$$

$$\mu_2 = 2 = \nu_2$$

Quindi, per entrambi gli autovalori, molteplicita' algebrica e geometrica coincidono  $\Rightarrow$   $A$  e' diagonalizzabile

~~~~~  
Dato che  $\lambda_1 \in \mathbb{R}$  e  $\lambda_2 \in \mathbb{R}$ , siamo nel caso di matrice diagonalizzabile con tutti autovalori reali.

## 6. Calcolo degli autovettori

3

• per  $\lambda_1$ :

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 3 & -1 & -1 \\ 1 & 1 & -1 \\ 2 & -2 & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 \\ 3 & -1 & -1 \\ 2 & -2 & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow$$

scambio riga1 e riga2

$$\longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 \\ 0 & -4 & 2 \\ 0 & -4 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 \\ 0 & 2 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{riga2} \longleftarrow \text{riga2} - 3 \text{ riga1}$$

$$\text{riga2} \longleftarrow -\frac{1}{2} \text{ riga2}$$

$$\text{riga3} \longleftarrow \text{riga3} - 2 \text{ riga1}$$

$$\text{riga3} \longleftarrow \text{riga3} - \text{riga2}$$

sistema omogeneo: 
$$\begin{cases} x_1 + x_2 - x_3 = 0 \\ 2x_2 - x_3 = 0 \end{cases}$$

Posto  $x_3 = \alpha$ :

$$x_2 = \frac{x_3}{2} = \frac{\alpha}{2}$$

$$x_1 = -x_2 + x_3 = -\frac{\alpha}{2} + \alpha = \frac{\alpha}{2}$$

Dunque l'autospazio  $\mathcal{V}_1 = \ker(A - \lambda_1 I)$  è dato da

$$\mathcal{V}_1 = \left\{ v = \begin{bmatrix} \frac{\alpha}{2} \\ \frac{\alpha}{2} \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} \frac{1}{2} \\ \frac{1}{2} \\ 1 \end{bmatrix} : \alpha \in \mathbb{C} \right\}$$

Scegliendo  $\alpha = 2$ , il vettore

$$v_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 2 \end{bmatrix} \text{ è una possibile base dell'autospazio } \mathcal{V}_1.$$

• per  $\lambda_2$ :

Riprendiamo la riduzione a scala di  $A - \lambda_2 I$  fatta in precedenza.

sistema omogeneo:  $x_1 - x_2 - x_3 = 0$

Posto  $x_2 = \alpha$  e  $x_3 = \beta$ :

$$x_1 = x_2 + x_3 = \alpha + \beta$$

Dunque l'autospazio  $\mathcal{V}_2 = \ker(A - \lambda_2 I)$  è dato da

$$\mathcal{V}_2 = \left\{ v = \begin{bmatrix} \alpha + \beta \\ \alpha \\ \beta \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} + \beta \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} : \alpha, \beta \in \mathbb{C} \right\}$$

$\swarrow$   $v_2$                        $\swarrow$   $v_3$

I vettori  $v_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$  e  $v_3 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$  costituiscono una possibile base dell'autospazio  $\mathcal{V}_2$ .

7. Costruzione di T

$$T = \left[ \begin{array}{c|cc} v_1 & v_2 & v_3 \end{array} \right] = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 0 \\ 2 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$\swarrow$  base di  $\mathcal{V}_1$                        $\swarrow$  base di  $\mathcal{V}_2$

8. Matrice  $\tilde{A}$

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$

NOTA - scritta senza aver dovuto calcolare  $T^{-1}$ , ma applicando la teoria.

9. Matrici  $e^{\tilde{A}t}$  e  $\tilde{A}^k$

(5)

$$e^{\tilde{A}t} = \begin{bmatrix} e^{\lambda_1 t} & 0 & 0 \\ 0 & e^{\lambda_2 t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{\lambda_2 t} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & e^{2t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{2t} \end{bmatrix}$$

$$\tilde{A}^k = \begin{bmatrix} \lambda_1^k & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2^k & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_2^k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0^k & 0 & 0 \\ 0 & 2^k & 0 \\ 0 & 0 & 2^k \end{bmatrix}$$

10. Calcolo di  $T^{-1}$

$$T^{-1} = \frac{1}{\det(T)} \text{Agg}(T) = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} 1 & -1 & -1 \\ -1 & -1 & 1 \\ -2 & 2 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} & \frac{1}{2} \\ \frac{1}{2} & \frac{1}{2} & -\frac{1}{2} \\ 1 & -1 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\Delta \det(T) = \det \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ 2 & 0 \end{pmatrix} + \det \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{pmatrix} = -2$$

[sviluppato rispetto alla terza colonna]

11. Matrici  $e^{At}$  e  $A^k$

$$e^{At} = T e^{\tilde{A}t} T^{-1} = \dots = \begin{bmatrix} \frac{1}{2}(-1+3e^{2t}) & \frac{1}{2}(1-e^{2t}) & \frac{1}{2}(1-e^{2t}) \\ \frac{1}{2}(-1+e^{2t}) & \frac{1}{2}(1+e^{2t}) & \frac{1}{2}(1-e^{2t}) \\ -1+e^{2t} & 1-e^{2t} & 1 \end{bmatrix}$$

$$A^k = T \tilde{A}^k T^{-1} = \dots = \begin{bmatrix} \frac{1}{2}(-0^k+3 \cdot 2^k) & \frac{1}{2}(0^k-2^k) & \frac{1}{2}(0^k-2^k) \\ \frac{1}{2}(-0^k+2^k) & \frac{1}{2}(0^k+2^k) & \frac{1}{2}(0^k-2^k) \\ -0^k+2^k & 0^k-2^k & 0^k \end{bmatrix}$$

NOTA -  $0^k = \begin{cases} 1 & \text{se } k=0 \\ 0 & \text{altrimenti} \end{cases}$

## Esercizio

①

Calcolare  $e^{At}$  e  $A^k$  per la matrice

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 2 & 0 \\ -2 & 0 & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

### 1. Calcolo degli autovalori

Partizionando la matrice  $A$  come segue:

$$A = \left[ \begin{array}{cc|c} 0 & 2 & 0 \\ -2 & 0 & 0 \\ \hline -2 & -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{c|c} A_1 & 0 \\ \hline A_3 & A_2 \end{array} \right]$$

riconosciamo una struttura triangolare inferiore a blocchi, perciò gli autovalori di  $A$  coincidono con gli autovalori di  $A_1$  e  $A_2$ .

$$p_{A_1}(\lambda) = \det \begin{pmatrix} \lambda & -2 \\ 2 & \lambda \end{pmatrix} = \lambda^2 + 4 \Rightarrow \lambda_1 = 2i, \lambda_2 = \lambda_1^* = -2i$$

$$A_2 = \left[ \frac{1}{2} \right] \Rightarrow \lambda_3 = \frac{1}{2} \quad (\text{blocchetto scalare})$$

Dato che la matrice  $A$  ha tre autovalori distinti, essa è diagonalizzabile (su  $\mathbb{C}$ , perché  $\lambda_1, \lambda_2 \in \mathbb{C}$ ).

$\Rightarrow$  Siamo nel caso di matrice diagonalizzabile con autovalori complessi.

### 2. Calcolo degli autovettori

- per  $\lambda_1$ : (NOTA- consideriamo l'autovalore complesso con parte immaginaria positiva)

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} -2i & 2 & 0 \\ -2 & -2i & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} - 2i \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & i & 0 \\ 1 & i & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} - 2i \end{bmatrix} \longrightarrow$$

riga 1 ←  $\frac{1}{2}i$  riga 1

riga 2 ←  $-\frac{1}{2}$  riga 2

$$\rightarrow \begin{bmatrix} 1 & i & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{1}{2}+2i & \frac{1}{2}-2i \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & i & 0 \\ 0 & -\frac{1}{2}+2i & \frac{1}{2}-2i \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \rightarrow$$

riga 2 ← riga 2 - riga 1

scambio riga 2 e riga 3

riga 3 ← riga 3 + 2 riga 1

$$\rightarrow \begin{bmatrix} 1 & i & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

riga 2 ←  $\frac{1}{-\frac{1}{2}+2i}$  riga 2

sistema omogeneo:  $\begin{cases} x_1 + ix_2 = 0 \\ x_2 - x_3 = 0 \end{cases}$

Posto  $x_3 = \alpha$ :

$x_2 = x_3 = \alpha$

$x_1 = -ix_2 = -i\alpha$

Dunque l'autospazio  $\mathcal{V}_1 = \ker(A - \lambda_1 I)$  e' dato da

$$\mathcal{V}_1 = \left\{ v = \begin{bmatrix} -i\alpha \\ \alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} -i \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} : \alpha \in \mathbb{C} \right\}$$

↓  $\mathcal{V}_1$

$$\mathcal{V}_1 = \begin{bmatrix} -i \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} + i \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

→  $\mathcal{V}_1^{(2)}$  parte immaginaria

↙  $\mathcal{V}_1^{(1)}$  parte reale

• per  $\lambda_3$ :

$$A - \lambda_3 I = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & 2 & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -4 & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow$$

$$\text{riga 1} \leftarrow -2 \text{ riga 1}$$

$$\text{riga 3} \leftarrow \text{riga 3} - \text{riga 2}$$

$$\longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -4 & 0 \\ 0 & -\frac{17}{2} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -4 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{riga 2} \leftarrow \text{riga 2} + 2 \text{ riga 1}$$

$$\text{riga 2} \leftarrow -\frac{2}{17} \text{ riga 2}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} x_1 - 4x_2 = 0 \\ x_2 = 0 \end{cases}$

Posto  $x_3 = \alpha$ :

$$x_2 = 0$$

$$x_1 = 4x_2 = 0$$

Dunque l'autospazio  $\mathcal{V}_3 = \ker(A - \lambda_3 I)$  e' dato da

$$\mathcal{V}_3 = \left\{ v = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} : \alpha \in \mathbb{R} \right\}$$

↓  
 $v_3$

### 3. Costruzione di T

$$T = [v_1^{(1)} \quad v_1^{(2)} \quad v_3] = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

4. Matrice  $\tilde{A}$

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \left[ \begin{array}{cc|c} \sigma_1 & \omega_1 & 0 \\ -\omega_1 & \sigma_1 & 0 \\ \hline 0 & 0 & \lambda_3 \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{ccc} 0 & 2 & 0 \\ -2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{2} \end{array} \right]$$

$\lambda_1 = 2i = \sigma_1 + i\omega_1$   
 $\Rightarrow \sigma_1 = 0, \omega_1 = 2$

NOTA -  $\tilde{A}$  è stata scritta senza calcolare  $T^{-1}$ , ma applicando i risultati noti dalla teoria.

5. Matrici  $e^{\tilde{A}t}$  e  $\tilde{A}^k$

$$e^{\tilde{A}t} = \left[ \begin{array}{cc|c} e^{\sigma_1 t} \cos(\omega_1 t) & e^{\sigma_1 t} \sin(\omega_1 t) & 0 \\ -e^{\sigma_1 t} \sin(\omega_1 t) & e^{\sigma_1 t} \cos(\omega_1 t) & 0 \\ \hline 0 & 0 & e^{\lambda_3 t} \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{ccc} \cos(2t) & \sin(2t) & 0 \\ -\sin(2t) & \cos(2t) & 0 \\ 0 & 0 & e^{\frac{1}{2}t} \end{array} \right]$$

$$\tilde{A}^k = \left[ \begin{array}{cc|c} \rho_1^k \cos(k\theta_1) & \rho_1^k \sin(k\theta_1) & 0 \\ -\rho_1^k \sin(k\theta_1) & \rho_1^k \cos(k\theta_1) & 0 \\ \hline 0 & 0 & \lambda_3^k \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{ccc} 2^k \cos(k\frac{\pi}{2}) & 2^k \sin(k\frac{\pi}{2}) & 0 \\ -2^k \sin(k\frac{\pi}{2}) & 2^k \cos(k\frac{\pi}{2}) & 0 \\ 0 & 0 & (\frac{1}{2})^k \end{array} \right]$$

6. Calcolo di  $T^{-1}$

$$T^{-1} = \frac{1}{\det(T)} \text{Agg}(T) = \left[ \begin{array}{ccc} 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 1 \end{array} \right]$$

$\hookrightarrow \det(T) = 1$

$$\rho_1 = \sqrt{\sigma_1^2 + \omega_1^2} = 2$$

$$\theta_1 = \arccos\left(\frac{\sigma_1}{\rho_1}\right) = \arccos(0) = \frac{\pi}{2}$$

7. Matrici  $e^{At}$  e  $A^k$

$$e^{At} = T e^{\tilde{A}t} T^{-1} = \dots = \left[ \begin{array}{ccc} \cos(2t) & \sin(2t) & 0 \\ -\sin(2t) & \cos(2t) & 0 \\ -\sin(2t) & \cos(2t) - e^{\frac{1}{2}t} & e^{\frac{1}{2}t} \end{array} \right]$$

$$A^k = T \tilde{A}^k T^{-1} = \dots = \begin{bmatrix} 2^k \cos(k \frac{\pi}{2}) & 2^k \sin(k \frac{\pi}{2}) & 0 \\ -2^k \sin(k \frac{\pi}{2}) & 2^k \cos(k \frac{\pi}{2}) & 0 \\ -2^k \sin(k \frac{\pi}{2}) & 2^k \cos(k \frac{\pi}{2}) - (\frac{1}{2})^k & (\frac{1}{2})^k \end{bmatrix} \quad (5)$$

## Esercizio

1

Calcolare  $e^{At}$  e  $A^k$  per la matrice

$$A = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 3 \\ -3 & 2 & 2 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$

### 1. Calcolo degli autovalori

Partizionando la matrice  $A$  come segue:

$$A = \left[ \begin{array}{ccc|c} -1 & 0 & 3 & \\ \hline -3 & 2 & 2 & \\ \hline 0 & 0 & 2 & \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{c|c} A_1 & A_3 \\ \hline 0 & A_2 \end{array} \right]$$

riconosciamo una struttura triangolare superiore a blocchi, per cui gli autovalori di  $A$  coincidono con quelli di  $A_1$  e  $A_2$

$$A_1 = \begin{bmatrix} -1 & 0 \\ -3 & 2 \end{bmatrix} \quad \text{struttura triangolare inferiore} \Rightarrow \text{autovalori: } -1, 2$$

$$A_2 = [2] \quad \text{bocchetto scalare} \Rightarrow \text{autovalore: } 2$$

autovalori di  $A$ :

$$\lambda_1 = -1 \quad \text{con } m_1 = 1$$

$$\lambda_2 = 2 \quad \text{con } m_2 = 2$$

### 2. Calcolo delle molteplicità geometriche

• per  $\lambda_1$ :

$$0 < \nu_1 \leq m_1 = 1 \Rightarrow \nu_1 = 1$$

• per  $\lambda_2$ :

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} -3 & 0 & 3 \\ -3 & 0 & 2 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \begin{array}{l} \text{riga 1} \leftarrow -\frac{1}{3} \text{ riga 1} \\ \text{riga 2} \leftarrow -\text{riga 2} + \text{riga 1} \end{array}$$

Dalla riduzione a scala, osserviamo che  $\text{rango}(A - \lambda_2 I) = 2$ .

Quindi:

$$V_2 = \dim(\ker(A - \lambda_2 I)) = 3 - \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 1.$$

↙  
n=3 dimensione di A

### 3. Confronto delle molteplicita'

$$M_1 = 1 = V_1$$

$$M_2 = 2 > 1 = V_2$$

Quindi, la matrice A non e' diagonalizzabile.

Siamo nel caso particolare di matrice jordanizzabile analizzato.

### 4. Calcolo degli autovettori

• per  $\lambda_1$ :

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 3 \\ -3 & 3 & 2 \\ 0 & 0 & 3 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} -3 & 3 & 2 \\ 0 & 0 & 3 \\ 0 & 0 & 3 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & -\frac{2}{3} \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

scambio riga1 e riga2

$$\text{riga1} \leftarrow -\frac{1}{3} \text{riga1}$$

$$\text{riga2} \leftarrow \frac{1}{3} \text{riga2}$$

$$\text{riga3} \leftarrow \text{riga3} - \text{riga2}$$

sistema omogeneo: 
$$\begin{cases} x_1 - x_2 - \frac{2}{3}x_3 = 0 \\ x_3 = 0 \end{cases}$$

Posto  $x_2 = \alpha$ :

$$x_3 = 0$$

$$x_1 = x_2 + \frac{2}{3}x_3 = \alpha$$

Dunque l'autospazio  $V_1 = \ker(A - \lambda_1 I)$  e' dato da:

$$V_1 = \left\{ v = \begin{bmatrix} \alpha \\ \alpha \\ 0 \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} : \alpha \in \mathbb{R} \right\} \rightarrow V_1$$

• per  $\lambda_2$ :

Riprendiamo la riduzione a scala di  $A - \lambda_2 I$  fatta in precedenza.

$$\text{sistema omogeneo: } \begin{cases} x_1 - x_3 = 0 \\ x_3 = 0 \end{cases}$$

Posto  $x_2 = \alpha$ :

$$x_3 = 0$$

$$x_1 = x_3 = 0$$

Dunque l'autospazio  $\mathcal{V}_2 = \ker(A - \lambda_2 I)$  è dato da:

$$\mathcal{V}_2 = \left\{ v = \begin{bmatrix} 0 \\ \alpha \\ 0 \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} : \alpha \in \mathbb{R} \right\}$$

$\downarrow \mathcal{V}_2$

Dobbiamo calcolare ora l'autovettore generalizzato  $v_3$  tale che:

$$(A - \lambda_2 I)v_3 = v_2$$

$$\left[ \begin{array}{ccc|c} -3 & 0 & 3 & 0 \\ -3 & 0 & 2 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{array} \right] \longrightarrow \left[ \begin{array}{ccc|c} 1 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{array} \right]$$

$\underbrace{\hspace{10em}}_{A - \lambda_2 I} \quad \underbrace{\hspace{10em}}_{v_2}$

riga1  $\leftarrow -\frac{1}{3}$  riga1  
riga2  $\leftarrow -$  riga2 + riga1

$$\text{sistema: } \begin{cases} x_1 - x_3 = 0 \\ x_3 = -1 \end{cases}$$

Posto  $x_2 = \alpha$ :

$$x_3 = -1$$

$$x_1 = x_3 = -1$$

In particolare, per  $\alpha = 0$  (arbitrario, ma comodo!):

$$v_3 = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ -1 \end{bmatrix}$$

5. Costruzione di T

$$T = [v_1; v_2 v_3] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 \\ 1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

6. Matrice  $\tilde{A}$

$$\tilde{A} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 1 \\ 0 & 0 & \lambda_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 1 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$

NOTA- Si ricordi che  $\tilde{A} = T^{-1}AT$  può essere scritta senza calcolare  $T^{-1}$ ...

7. Matrici  $e^{\tilde{A}t}$  e  $\tilde{A}^k$

$$e^{\tilde{A}t} = \begin{bmatrix} e^{\lambda_1 t} & 0 & 0 \\ 0 & e^{\lambda_2 t} & e^{\lambda_2 t} t \\ 0 & 0 & e^{\lambda_2 t} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} e^{-t} & 0 & 0 \\ 0 & e^{2t} & e^{2t} t \\ 0 & 0 & e^{2t} \end{bmatrix}$$

$$\tilde{A}^k = \begin{bmatrix} \lambda_1^k & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2^k & \lambda_2^{k-1} k \\ 0 & 0 & \lambda_2^k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} (-1)^k & 0 & 0 \\ 0 & 2^k & 2^{k-1} k \\ 0 & 0 & 2^k \end{bmatrix}$$

8. Calcolo di  $T^{-1}$

$$T^{-1} = \frac{1}{\det(T)} \text{Agg}(T) = \frac{1}{(-1)} \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 \\ 1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 \\ -1 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

9. Matrici  $e^{At}$  e  $A^k$

$$e^{At} = T e^{\tilde{A}t} T^{-1} = \dots = \begin{bmatrix} e^{-t} & 0 & -e^{-t} + e^{2t} \\ e^{-t} - e^{2t} & e^{2t} & -e^{-t} + e^{2t}(1-t) \\ 0 & 0 & e^{2t} \end{bmatrix}$$

(5)

$$A^k = T \tilde{A}^k T^{-1} = \dots = \begin{bmatrix} (-1)^k & 0 & -(-1)^k + 2^k \\ (-1)^k - 2^k & 2^k & -(-1)^k + 2^{k-1}(2-k) \\ 0 & 0 & 2^k \end{bmatrix}$$

● ESEMPIO DI JORDANIZZAZIONE

$$A = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$m = 5$

- AUTOVALORI:

$$\det(A) = (\lambda - 0) \det \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} = \lambda(\lambda - 1) \det \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$= \lambda(\lambda - 1)^2 \det \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} = \lambda(\lambda - 1)^4$$

$\lambda_1 = 0 \quad m_{a,1} = 1 \quad (m_{g,1} = 1) \quad ; \quad \lambda_2 = 1 \quad : \quad m_{a,2} = 4$

calcolo  $m_{j,2}$ :

$$m_{j,2} = m - \rho(A - \lambda_2 I) = 5 - \rho \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & -1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} = 5 - 3 = 2$$

$m_{j,2} = 2 < 4$

$$\text{Ker}(A - \lambda_2 I) : \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & -1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \mu_{2a} \\ \mu_{2b} \\ \mu_{2c} \\ \mu_{2d} \\ \mu_{2e} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \Rightarrow \begin{cases} \mu_{2a} = 0 \\ \mu_{2b} = 0 \\ \mu_{2c} = -\mu_{2e} \\ \mu_{2d}, \mu_{2e} \text{ LIBERI} \end{cases}$$

$\Rightarrow$  2 AUTOVETTORI GENERALIZZATI DEL PRIMO ORDINE

$$\mu_{2,1}^{(1)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix}, \quad \mu_{2,2}^{(1)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix}$$

$\mu_{2d} = 1$   
 $\mu_{2e} = 0$

$\mu_{2c} = 1$   
 $\mu_{2d} = 0$

$$\text{Ker}(A - \lambda_2 I)^2 : \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & -1 & 1 & 0 & 1 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \mu_{2,e}^{(2)} \\ \mu_{2,b}^{(2)} \\ \mu_{2,c}^{(2)} \\ \mu_{2,d}^{(2)} \\ \mu_{2,e}^{(1)} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\rho(A - \lambda_2 I)^2 = 2$$

$$\dim(\text{Ker}(A - \lambda_2 I)^2) = 5 - 2 = 3$$

$$\begin{cases} -\mu_{2,e}^{(2)} - \mu_{2,b}^{(2)} + \mu_{2,c}^{(2)} + \mu_{2,e}^{(1)} = 0 \\ -\mu_{2,e}^{(1)} = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{matrix} \mu_{2,1}^{(2)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix}, \mu_{2,2}^{(2)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix}, \mu_{2,3}^{(2)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \\ \mu_{2,1}^{(1)} \\ \mu_{2,1}^{(1)} \\ \mu_{2,1}^{(1)} \end{matrix}$$

$$\begin{matrix} \mu_{2,d} = 1 \\ \mu_{2,e} = 0 \\ \mu_{2,b} = 0 \\ \mu_{2,c} = 0 \end{matrix} \quad \begin{matrix} \mu_{2,e} = 1 \\ \mu_{2,d} = 0 \\ \mu_{2,b} = 0 \end{matrix} \quad \begin{matrix} \mu_{2,b} = 1 \\ \mu_{2,c} = 1 \\ \mu_{2,d} = 0 \end{matrix}$$

$$\text{Ker}(A - \lambda_2 I)^3 : \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & -1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \mu_{2,e}^{(3)} \\ \mu_{2,b}^{(3)} \\ \mu_{2,c}^{(3)} \\ \mu_{2,d}^{(3)} \\ \mu_{2,e}^{(2)} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\rho(A - \lambda_2 I)^3 = 1$$

$$\dim(\text{Ker}(A - \lambda_2 I)^3) = 4$$

$$\mu_{2,e}^{(3)} + \mu_{2,b}^{(3)} - \mu_{2,c}^{(3)} - \mu_{2,e}^{(2)} = 0 \Rightarrow \mu_{2,1}^{(3)} = \mu_{2,1}^{(2)}; \mu_{2,2}^{(3)} = \mu_{2,2}^{(2)}; \mu_{2,3}^{(3)} = \mu_{2,3}^{(2)} = \mu_{2,4}^{(2)} = \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\mu_{2,e} = 1$$

$$\begin{array}{l}
 \text{Ker}(A - \lambda_2 I) \\
 \text{Ker}(A - \lambda_2 I)^2 \\
 \text{Ker}(A - \lambda_2 I)^3
 \end{array}$$

$\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix} \mu_{2,1}^{(1)}$

$\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \mu_{2,2}^{(1)}$

$\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix} \mu_{2,4}^{(1)}$

$\begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \mu_{2,3}^{(2)}$

$\begin{pmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \mu_{2,4}^{(2)}$

$\begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \mu_{2,5}^{(3)}$

CATENA LUNGA 1      CATENA LUNGA 3

$$\begin{aligned}
 \mu_{2,4}^{(2)} &= (A - \lambda_2 I) \mu_{2,4}^{(1)} = \begin{pmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \\ -1 \\ -1 \end{pmatrix} \\
 \mu_{2,4}^{(3)} &= (A - \lambda_2 I) \mu_{2,4}^{(2)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix}
 \end{aligned}$$

- CALCOLO L'AUTOVETTORE DI  $\lambda_2$ :

$$\lambda_2: A \mu_1 = 0 \Rightarrow \mu_1 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

- COSTRUIRE LA MATRICE MODALE GENERALIZZATA:

$$U_3 = \begin{pmatrix}
 \mu_1 & \mu_{2,4}^{(1)} & \mu_{2,4}^{(2)} & \mu_{2,4}^{(3)} & \mu_{2,2}^{(1)} \\
 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\
 0 & 0 & -1 & -1 & 0 \\
 1 & 0 & 0 & 0 & 1 \\
 0 & -1 & -1 & 0 & 0 \\
 0 & 0 & -1 & 0 & -1
 \end{pmatrix}$$

CATENA LUNGA 3      CATENA LUNGA 1

$$U_3^{-1} = \begin{pmatrix}
 -1 & -1 & 1 & 0 & 1 \\
 1 & 1 & 0 & -1 & 0 \\
 -1 & -1 & 0 & 0 & 0 \\
 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
 1 & 1 & 0 & 0 & -1
 \end{pmatrix}$$

$$J = U_J^{-1} A U_J = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

CATENA LUNGA 3

CATENA LUNGA 4

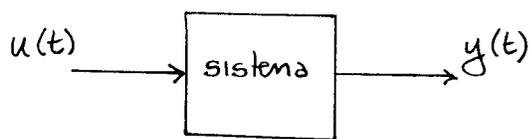
$$e^{Jt} = \begin{pmatrix} e^{0t} & & & & \\ & e^t & te^t & \frac{1}{2}t^2e^t & \\ & 0 & e^t & tet & 0 \\ & 0 & 0 & e^t & \\ & & & & e^t \end{pmatrix}$$

$$e^{At} = U_J e^{Jt} U_J^{-1} = \begin{bmatrix} e^t & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -tet & e^t & 0 & 0 & 0 \\ e^{t-1} & e^{t-1} & 1 & 0 & 1-e^t \\ \frac{1}{2}t^2e^t & tet & 0 & e^t & 0 \\ -tet & 0 & 0 & 0 & e^t \end{bmatrix}$$

# ESERCIZIO

1

Dato il sistema

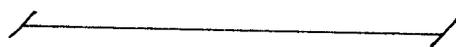


descritto dall'equazione differenziale

$$\ddot{y}(t) + 4\dot{y}(t) + y(t) - 6y(t) = 2u(t)$$

- 1) scrivere una rappresentazione del sistema in forma di spazio di stato;
- 2) calcolare la risposta libera nell'uscita con condizioni iniziali

$$y(0)=0, \dot{y}(0)=3, \ddot{y}(0)=-3.$$



- 1) Definiamo lo stato

$$x(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} \triangleq \begin{bmatrix} y(t) \\ \dot{y}(t) \\ \ddot{y}(t) \end{bmatrix}$$

Abbiamo:

$$\dot{x}_1(t) = \dot{y}(t) = x_2(t) \quad \begin{array}{l} \diagup \\ \diagdown \end{array} \text{dalla definizione di } x(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = \ddot{y}(t) = x_3(t)$$

$$\dot{x}_3(t) = \dddot{y}(t) = 6y(t) - \dot{y}(t) - 4\ddot{y}(t) + 2u(t)$$

$$= 6x_1(t) - x_2(t) - 4x_3(t) + 2u(t)$$

\ / dall'equazione differenziale  
del sistema

Dunque:

$$\dot{x}(t) = \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 6 & -1 & -4 \end{bmatrix}}_A x(t) + \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 2 \end{bmatrix}}_B u(t) \quad \text{equazione dello stato}$$

Per quanto riguarda l'uscita:

$$y(t) = x_1(t) \quad \text{--- dalla definizione di } x(t)$$

$$= \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}}_C x(t) + \underbrace{0}_{D} \cdot u(t) \quad \text{equazione dell'uscita}$$

2) Dobbiamo calcolare:

$$y_e(t) = C e^{At} x_0 \quad \text{risposta libera nell'uscita}$$

Innanzitutto, ricaviamo  $x_0$  dai dati del problema:

$$x_0 = x(0) = \begin{bmatrix} y(0) \\ \dot{y}(0) \\ \ddot{y}(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ -3 \end{bmatrix}$$

dalla definizione di  $x(t)$

Procediamo ora al calcolo di  $e^{At}$ , partendo dagli autovalori di  $A$ :

$$\lambda I - A = \begin{bmatrix} \lambda & -1 & 0 \\ 0 & \lambda & -1 \\ -6 & 1 & \lambda + 4 \end{bmatrix}$$

$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A) =$  — sviluppiamo il calcolo del determinante rispetto alla prima colonna

3

$$= \lambda \det \begin{pmatrix} \lambda & -1 \\ 1 & \lambda+4 \end{pmatrix} - 6 \det \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ \lambda & -1 \end{pmatrix} =$$

$$= \lambda [\lambda(\lambda+4)+1] - 6 \cdot 1 =$$

$$= \lambda^3 + 4\lambda^2 + \lambda - 6$$

Per il calcolo delle radici di  $p_A(\lambda)$ , proviamo ad applicare il metodo di Ruffini, cercando le radici tra i divisori interi del termine noto  $-6$ , ossia  $\pm 1, \pm 2, \pm 3, \pm 6$ .

Proviamo con  $\lambda = 1$ :

$$p_A(1) = \lambda^3 + 4\lambda^2 + \lambda - 6 \Big|_{\lambda=1} = 1 + 4 + 1 - 6 = 0$$

Quindi  $\lambda = 1$  è radice di  $p_A(\lambda)$ . Per abbassare il polinomio di grado:

|               |   |   |   |    |                              |
|---------------|---|---|---|----|------------------------------|
|               | 1 | 4 | 1 | -6 | ← coefficienti del polinomio |
| radice<br>↙ 1 |   | 1 | 5 | 6  |                              |
|               | 1 | 5 | 6 | // |                              |

$$\Rightarrow p_A(\lambda) = (\lambda - 1)(\lambda^2 + 5\lambda + 6) = (\lambda - 1)(\lambda + 2)(\lambda + 3)$$

$$\Delta = 25 - 24 = 1$$

$$\lambda = \frac{-5 \pm 1}{2} = \begin{cases} -2 \\ -3 \end{cases}$$

La matrice  $A$  ha tre radici distinte:

$\lambda_1=1$  con  $\mu_1=1 \Rightarrow \nu_1=1$

$\lambda_2=-2$  con  $\mu_2=1 \Rightarrow \nu_2=1$

$\lambda_3=-3$  con  $\mu_3=1 \Rightarrow \nu_3=1$

ed e' quindi diagonalizzabile.

Procediamo al calcolo degli autovettori:

Per  $\lambda_1=1$ :

$$\lambda_1 I - A = \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ -6 & 1 & 5 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & -5 & 5 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} x_1 - x_2 = 0 \\ x_2 - x_3 = 0 \end{cases}$

Ponendo  $x_3 = \alpha$  (parametro libero), otteniamo:

$x_2 = x_3 = \alpha$   
 $x_1 = x_2 = \alpha \Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \alpha \\ \alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix}$

$\nu_1$ , autovettore relativo a  $\lambda_1$

Per  $\lambda_2=-2$ :

$$\lambda_2 I - A = \begin{bmatrix} -2 & -1 & 0 \\ 0 & -2 & -1 \\ -6 & 1 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 0 & 2 & 1 \\ 0 & 4 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 0 & 2 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} 2x_1 + x_2 = 0 \\ 2x_2 + x_3 = 0 \end{cases}$

Ponendo  $x_3 = \alpha$  (parametro libero), otteniamo:

$$x_2 = -\frac{1}{2}x_3 = -\frac{1}{2}\alpha$$

$$x_1 = -\frac{1}{2}x_2 = \frac{1}{4}\alpha$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{4}\alpha \\ -\frac{1}{2}\alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} \frac{1}{4} \\ -\frac{1}{2} \\ 1 \end{bmatrix}$$

↙  
 $v_2$ , autovettore relativo a  $\lambda_2$

Per  $\lambda_3 = -3$ :

$$\lambda_3 I - A = \begin{bmatrix} -3 & -1 & 0 \\ 0 & -3 & -1 \\ -6 & 1 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 3 & 1 & 0 \\ 0 & 3 & 1 \\ 0 & 3 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 3 & 1 & 0 \\ 0 & 3 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} 3x_1 + x_2 = 0 \\ 3x_2 + x_3 = 0 \end{cases}$

Ponendo  $x_3 = \alpha$  (parametro libero), otteniamo:

$$x_2 = -\frac{1}{3}x_3 = -\frac{1}{3}\alpha$$

$$x_1 = -\frac{1}{3}x_2 = \frac{1}{9}\alpha$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{9}\alpha \\ -\frac{1}{3}\alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} \frac{1}{9} \\ -\frac{1}{3} \\ 1 \end{bmatrix}$$

↙  
 $v_3$ , autovettore relativo a  $\lambda_3$

Definiamo la matrice  $T$ :

$$T = [v_1 \ v_2 \ v_3] = \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{9} \\ 1 & -\frac{1}{2} & -\frac{1}{3} \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

tale che

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & -3 \end{bmatrix}$$

Da cui:

$$e^{\tilde{A}t} = \begin{bmatrix} e^t & 0 & 0 \\ 0 & e^{-2t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{-3t} \end{bmatrix}$$

Ricordiamo che  $e^{At} = T e^{\tilde{A}t} T^{-1}$ . Sostituendo in

$$y_e(t) = C e^{At} x_0$$

otteniamo:

$$y_e(t) = C T e^{\tilde{A}t} T^{-1} x_0$$

Per evitare di invertire  $T$ , definiamo  $\alpha = T^{-1} x_0$ , con  $\alpha = \begin{bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{bmatrix}$ .

$\alpha$  è soluzione del sistema lineare  $T\alpha = x_0$ .

Applicando il metodo della riduzione a scala per risolvere il sistema, abbiamo:

$$\underbrace{\begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 1 & -\frac{1}{2} & -\frac{1}{3} \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix}}_T \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ -3 \end{bmatrix}}_{x_0} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 0 & -\frac{3}{4} & -\frac{4}{3} \\ 0 & \frac{3}{4} & \frac{8}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ -3 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 0 & -\frac{3}{4} & -\frac{4}{3} \\ 0 & 0 & \frac{4}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \alpha_1 + \frac{1}{4}\alpha_2 + \frac{1}{3}\alpha_3 = 0 \\ -\frac{3}{4}\alpha_2 - \frac{4}{3}\alpha_3 = 3 \\ \frac{4}{3}\alpha_3 = 0 \end{cases} \Rightarrow \alpha_3 = 0 \Rightarrow -\frac{3}{4}\alpha_2 = 3 \Rightarrow \alpha_2 = -4 \Rightarrow \alpha_1 = 1$$

$$\Rightarrow \alpha = \begin{bmatrix} 1 \\ -4 \\ 0 \end{bmatrix}$$

In conclusion:

7

$$y_e(t) = CT e^{\tilde{A}t} \alpha =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 1 & -\frac{1}{2} & -\frac{1}{3} \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^t & 0 & 0 \\ 0 & e^{-2t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{-3t} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ -4 \\ 0 \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^t \\ -4e^{-2t} \\ 0 \end{bmatrix} = e^t - e^{-2t}$$

# Esercizio

Calcolare la risposta libera del sistema:

$$\begin{cases} \dot{x}(t) = Ax(t) \\ x(0) = x_0 \end{cases}$$

con  $A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -5 & -2 \end{bmatrix}$  e  $x_0 = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix}$ .

$$x(t) = e^{At} x_0$$

- Calcoliamo gli autovalori di  $A$ .

$$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A)$$

$$\lambda I - A = \begin{bmatrix} \lambda - 1 & -1 \\ 5 & \lambda + 2 \end{bmatrix}$$

$$= \lambda(\lambda + 2) + 5 = \lambda^2 + 2\lambda + 5$$

$$\Delta = 4 - 20 = -16$$

$$\lambda_{1,2} = \frac{-2 \pm j4}{2} = -1 \pm 2j$$

$$\boxed{\lambda_1 = -1 + 2j}$$

$$\lambda_2 = \lambda_1^* = -1 - 2j$$

Consideriamo  $\lambda_1$  perché ha parte immaginaria positiva.

- $A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 1 - 2j & 1 \\ -5 & -1 - 2j \end{bmatrix}$

Risolviamo il sistema omogeneo associato:

$$\begin{bmatrix} 1-2j & 1 \\ -5 & -1-2j \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1+4 & 1+2j \\ -5 & -1-2j \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5 & 1+2j \\ -5 & -1-2j \end{bmatrix} \quad (9)$$

moltiplica  
prima riga  
per  $1+2j$

$$(1+2j)(1-2j) = 1 - 2j + 2j + 4$$

Righe linearmente  
dipendenti

$\Rightarrow$  ne possiamo scartare una...

Consideriamo la prima equazione:

$$(1-2j)x_1 + x_2 = 0$$

$$\text{Poniamo } x_1 = \alpha \Rightarrow \begin{cases} x_1 = \alpha \\ x_2 = -(1-2j)\alpha \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ -1+2j \end{bmatrix} \alpha$$

$\Downarrow$   $v = \begin{bmatrix} 1 \\ -1+2j \end{bmatrix}$  è un autovettore di  $A$  relativo a  $\lambda_1$

$$\Rightarrow v = v_1 + jv_2 \quad \text{dove } v_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix} \quad \text{e } v_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 2 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow T = [v_1 \ v_2] = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 2 \end{bmatrix}$$

parte reale  
di  $v$

parte immaginaria  
di  $v$

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \begin{bmatrix} \sigma & \omega \\ -\omega & \sigma \end{bmatrix} \quad \text{dove } \sigma = \text{Re}(\lambda_1) = -1$$

$$\omega = \text{Im}(\lambda_1) = 2$$

parte  
immaginaria

$$e^{\tilde{A}t} = e^{\sigma t} \begin{bmatrix} \cos(\omega t) & \sin(\omega t) \\ -\sin(\omega t) & \cos(\omega t) \end{bmatrix} = e^{-t} \begin{bmatrix} \cos(2t) & \sin(2t) \\ -\sin(2t) & \cos(2t) \end{bmatrix}$$

10

• I modi del sistema sono tutte le funzioni differenti che troviamo in  $e^{\tilde{A}t}$ :  $e^{-t} \sin(2t), e^{-t} \cos(2t)$  - MODI DEL SISTEMA-

• Il sistema è asintoticamente stabile perché  $\text{Re}(\lambda_1) < 0$  e  $\text{Re}(\lambda_2) < 0$ .

•  $x(t) = e^{At} x_0 = T e^{\tilde{A}t} \underbrace{\begin{pmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{pmatrix}}_{z_0 = T^{-1} x_0}$

↗ coordinate di  $x_0$  rispetto alla base  $\{v_1, v_2\}$ :  
 $x_0 = \alpha_1 v_1 + \alpha_2 v_2$

$z_0$  è soluzione del sistema lineare  $T z_0 = x_0$

$$\begin{cases} \alpha_1 = 1 \\ -\alpha_1 + 2\alpha_2 = -1 \end{cases} \quad \begin{cases} \alpha_1 = 1 \\ \alpha_2 = 0 \end{cases}$$

↘  $x_0 = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix}$

non ci interessano, perché verranno moltiplicati per zero!

↳ NOTA- si poteva anche osservare che  $x_0 = v_1$ ! Dunque  $x_0 = \alpha_1 v_1 + \alpha_2 v_2 = v_1 \Leftrightarrow \alpha_1 = 1, \alpha_2 = 0$

$$x(t) = T e^{\tilde{A}t} z_0 = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^{-t} \cos(2t) & * \\ -e^{-t} \sin(2t) & * \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^{-t} \cos(2t) \\ -e^{-t} \sin(2t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} e^{-t} \cos(2t) \\ -e^{-t} \cos(2t) - 2e^{-t} \sin(2t) \end{bmatrix}$$

# ESERCIZIO

1

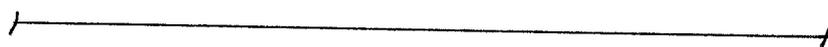
Si consideri il sistema:

$$\dot{x}(t) = Ax(t)$$

$$\text{dove } A = \begin{bmatrix} 2 & -3 & 3 \\ \frac{3}{2} & -\frac{5}{2} & \frac{3}{2} \\ \frac{3}{2} & -\frac{3}{2} & \frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

1. Studiare la stabilità del sistema
2. Determinare i modi del sistema
3. Calcolare la risposta libera del sistema con condizione iniziale  $x_0 = \begin{bmatrix} 3 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$
4. Determinare l'insieme delle condizioni iniziali  $x_0$  tali che:

$$\lim_{t \rightarrow \infty} \|x(t)\| = 0$$



Calcoliamo gli autovalori del sistema.

$$\lambda I - A = \begin{bmatrix} \lambda - 2 & 3 & -3 \\ -\frac{3}{2} & \lambda + \frac{5}{2} & -\frac{3}{2} \\ -\frac{3}{2} & \frac{3}{2} & \lambda - \frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

$$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A) = (\lambda - 2) \det \left( \begin{bmatrix} \lambda + \frac{5}{2} & -\frac{3}{2} \\ \frac{3}{2} & \lambda - \frac{1}{2} \end{bmatrix} \right) - 3 \det \left( \begin{bmatrix} -\frac{3}{2} & -\frac{3}{2} \\ -\frac{3}{2} & \lambda - \frac{1}{2} \end{bmatrix} \right) +$$

sviluppiamo il  
determinante rispetto  
alla prima riga

$$- 3 \det \left( \begin{bmatrix} -\frac{3}{2} & \lambda + \frac{5}{2} \\ -\frac{3}{2} & \frac{3}{2} \end{bmatrix} \right) =$$

$$= (\lambda - 2) \left( \lambda^2 - \frac{1}{2}\lambda + \frac{5}{2}\lambda - \frac{5}{4} + \frac{9}{4} \right) - 3 \left( -\frac{3}{2}\lambda + \frac{3}{4} - \frac{9}{4} \right) - 3 \left( -\frac{9}{4} + \frac{3}{2}\lambda + \frac{15}{4} \right) =$$

$$= (\lambda - 2) (\lambda^2 + 2\lambda + 1) - 3 \left( -\frac{3}{2}\lambda - \frac{3}{2} \right) - 3 \left( \frac{3}{2}\lambda + \frac{3}{2} \right) =$$

$$= (\lambda - 2) (\lambda + 1)^2$$

AUTOVALORI

MOLT. ALG.

MOLT. GEOM.

2

$$\lambda_1 = 2$$

$$\mu_1 = 1$$

$$\nu_1 = 1$$

$$(\mu_1 = 1 \Rightarrow \nu_1 = 1)$$

$$\lambda_2 = -1$$

$$\mu_2 = 2$$

$$\nu_2 = \dots ?$$

### Stabilità

Dato che  $\lambda_1 > 0$  si può immediatamente concludere che il sistema è INSTABILE.

### Modi del sistema

Calcoliamo  $\nu_2 = \dim(\ker(A - \lambda_2 I))$

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} 3 & -3 & 3 \\ \frac{3}{2} & -\frac{3}{2} & \frac{3}{2} \\ \frac{3}{2} & -\frac{3}{2} & \frac{3}{2} \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \Rightarrow \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 1$$

sottraggo alla 2<sup>a</sup> e alla 3<sup>a</sup> riga la 1<sup>a</sup> moltiplicata per  $\frac{1}{2}$ , poi moltiplico la 1<sup>a</sup> riga per  $\frac{1}{3}$ ...

⇓ RIDUZIONE A SCALA DI GAUSS-JORDAN

$$\dim(\ker(A - \lambda_2 I)) = n - \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 3 - 1 = 2 \Rightarrow \boxed{\nu_2 = 2}$$

↓  
dimensione dello stato

Dato che  $\mu_1 = \nu_1$  e  $\mu_2 = \nu_2$  la matrice  $A$  è diagonalizzabile.

Dunque esiste una matrice  $T$  di cambio di coordinate tale che:

$$\Lambda = T^{-1}AT = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

Essendo:

$$e^{-\lambda t} = \begin{bmatrix} e^{\lambda_1 t} & 0 & 0 \\ 0 & e^{\lambda_2 t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{\lambda_2 t} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} e^{2t} & 0 & 0 \\ 0 & e^{-t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{-t} \end{bmatrix}$$

i modi del sistema sono:  $e^{2t}, e^{-t}$

(tutte le funzioni distinte che troviamo in  $e^{-\lambda t}$ )

Calcolo della risposta libera

$$x(t) = e^{At} x_0 = T e^{-\lambda t} T^{-1} x_0$$

Calcoliamo la matrice T di cambio di coordinate.

Consideriamo  $\lambda_1$ .

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 0 & -3 & 3 \\ 3/2 & -9/2 & 3/2 \\ 3/2 & -3/2 & -3/2 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -3 & 1 \\ 0 & 1 & -1 \\ 1 & -1 & -1 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -3 & 1 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & 2 & -2 \end{bmatrix}$$

moltiplica la 1<sup>a</sup> riga per  $-\frac{1}{3}$ , la 2<sup>a</sup> per  $\frac{2}{3}$  e la 3<sup>a</sup> per  $\frac{2}{3}$ ; scambio la 1<sup>a</sup> e la 2<sup>a</sup> riga

sottraggo alla 3<sup>a</sup> riga la 1<sup>a</sup>

RIDUZIONE A SCALA DI GAUSS-JORDAN

$$\rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -3 & 1 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sottraggo alla 3<sup>a</sup> riga la 2<sup>a</sup> moltiplicata per 2

sistema omogeneo associato

$$\begin{cases} x_1 - 3x_2 + x_3 = 0 \\ x_2 - x_3 = 0 \end{cases}$$

Poniamo  $x_3 = \alpha$ .

$$\begin{cases} x_1 = 3x_2 - x_3 = 2\alpha \\ x_2 = x_3 = \alpha \\ x_3 = \alpha \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} \alpha$$

$v_1$   
AUTOVETTORE  
RELATIVO A  $\lambda_1$

Consideriamo  $\lambda_2$ .

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} 3 & -3 & 3 \\ 3/2 & -3/2 & 3/2 \\ 3/2 & -3/2 & 3/2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

↙ stessa riduzione a scala di prima...

sistema omogeneo associato

$$x_1 - x_2 + x_3 = 0$$

Poniamo  $x_2 = \alpha$  e  $x_3 = \beta$ .

$$\begin{cases} x_1 = x_2 - x_3 = \alpha - \beta \\ x_2 = \alpha \\ x_3 = \beta \end{cases} \Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} \alpha + \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \beta$$

$\swarrow$   $v_2$                        $\swarrow$   $v_3$

AUTOVETTORI LINEARMENTE INDIPENDENTI  
RELATIVI A  $\lambda_2$ .

La matrice  $T$  di cambio di coordinate si costruisce come:

$$T = [v_1 \ v_2 \ v_3] = \begin{bmatrix} 2 & 1 & -1 \\ 1 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} X(t) &= T e^{\lambda t} T^{-1} X_0 \\ &= T e^{\lambda t} Z_0 \end{aligned}$$

$\swarrow$   $Z_0 = \begin{bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{bmatrix}$  coordinate di  $X_0$  rispetto alla base  $\{v_1, v_2, v_3\}$ :  
 $\underline{X_0 = \alpha_1 v_1 + \alpha_2 v_2 + \alpha_3 v_3}$

$$= e^{2t} \alpha_1 v_1 + e^{-t} (\alpha_2 v_2 + \alpha_3 v_3)$$

$Z_0$  si ottiene risolvendo il sistema lineare  $T Z_0 = X_0$ :

5

$$\begin{cases} 2\alpha_1 + \alpha_2 - \alpha_3 = 3 \\ \alpha_1 + \alpha_2 = 1 \\ \alpha_1 + \alpha_3 = 0 \end{cases} \quad \begin{cases} \alpha_1 = -\alpha_3 \\ \alpha_2 = 1 - \alpha_1 = 1 + \alpha_3 \\ -2\alpha_3 + 1 + \alpha_3 - \alpha_3 = 3 \end{cases} \quad \begin{cases} \alpha_1 = 1 \\ \alpha_2 = 0 \\ \alpha_3 = -1 \end{cases}$$

Dunque:

$$x(t) = e^{2t} v_1 - e^{-t} v_3 = \begin{bmatrix} 2e^{2t} + e^{-t} \\ e^{2t} \\ e^{2t} - e^{-t} \end{bmatrix}$$

~> Ritornando alla generica espressione di  $x(t)$ :

$$x(t) = e^{2t} \alpha_1 v_1 + e^{-t} (\alpha_2 v_2 + \alpha_3 v_3)$$

Si osserva che  $e^{2t} \rightarrow \infty$  e  $e^{-t} \rightarrow 0$  per  $t \rightarrow \infty$ .

Dunque, affinché  $\lim_{t \rightarrow \infty} \|x(t)\| = 0$ , deve essere  $\boxed{\alpha_1 = 0}$ ,

cioè la condizione iniziale  $x_0$  non deve avere componente lungo l'autospazio relativo all'autovalore instabile  $\lambda_1$ .

Le condizioni iniziali che soddisfano questa condizione sono date da:

$$x_0 = T \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{bmatrix} = \alpha_2 v_2 + \alpha_3 v_3$$

al variare di  $\alpha_2, \alpha_3 \in \mathbb{R}$ . Sono quindi tutte le condizioni iniziali appartenenti al sottospazio lineare generato da  $v_2$  e  $v_3$ .

## Esercizi

1

1) Dato il sistema descritto dall'equazione differenziale

$$\dot{x}(t) = (x(t))^2 + u(t) \quad (1)$$

dire se il sistema è lineare, applicando la definizione.

soluzione

Sia  $x_1(t)$  la soluzione di (1) con condizione iniziale  $x_1(0) = x_0$  e ingresso  $u_1(t)$ .

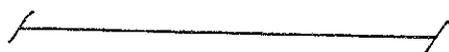
$$\Rightarrow \dot{x}_1(t) = (x_1(t))^2 + u_1(t)$$

Se il sistema fosse lineare, allora  $x(t) = a x_1(t)$ , con  $a \neq 1$  costante, dovrebbe essere soluzione di (1) con condizione iniziale  $x(0) = a x_0$  e ingresso  $u(t) = a u_1(t)$ . Ma:

$$\dot{x}(t) = a \dot{x}_1(t) = a [(x_1(t))^2 + u_1(t)] = a (x_1(t))^2 + a u_1(t)$$

$$\neq (a x_1(t))^2 + a u_1(t) = (x(t))^2 + u(t) \\ (a \neq 1)$$

Dunque  $x(t)$  non è soluzione di (1). Il sistema NON è lineare.



2) Dato il sistema descritto dall'equazione differenziale

$$\dot{x}(t) = t x(t) + u(t) \quad (2)$$

dire se il sistema è stazionario, applicando la definizione.

soluzione

Sia  $x_1(t)$  la soluzione di (2) con condizione iniziale  $x_1(0) = x_0$  e ingresso  $u_1(t)$ .

$$\Rightarrow \dot{x}_1(t) = t x_1(t) + u_1(t)$$

Se il sistema fosse stazionario, allora  $x_2(t) = x_1(t-T)$ , con  $T \neq 0$  costante, dovrebbe essere soluzione di (2) con condizione iniziale  $x_2(T) = x_0$  e ingresso  $u_2(t) = u_1(t-T)$ . Ma:

$$\dot{x}_2(t) = \dot{x}_1(t-T) = (t-T)x_1(t-T) + u_1(t-T)$$

$$\stackrel{(T \neq 0)}{\neq} t x_1(t-T) + u_1(t-T) = t x_2(t) + u_2(t).$$

Dunque  $x_2(t)$  non è soluzione di (2). Il sistema NON è stazionario.



3) Dato il sistema descritto ancora dall'equazione differenziale (2), dire se il sistema è lineare, applicando la definizione.

soluzione

Sia  $x_1(t)$  la soluzione di (2) con condizione iniziale  $x_1(t_0) = x_{1,0}$  e ingresso  $u_1(t)$ .

$$\Rightarrow \dot{x}_1(t) = t x_1(t) + u_1(t)$$

Sia  $x_2(t)$  la soluzione di (2) con condizione iniziale  $x_2(t_0) = x_{2,0}$  e ingresso  $u_2(t)$ .

$$\Rightarrow \dot{x}_2(t) = t x_2(t) + u_2(t)$$

Se il sistema è lineare, allora  $x(t) = a x_1(t) + b x_2(t)$  è soluzione di (2) con condizione iniziale  $x(t_0) = a x_{1,0} + b x_{2,0}$  e ingresso  $u(t) = a u_1(t) + b u_2(t)$ , per ogni  $t_0, x_{1,0}, x_{2,0}, u_1(\cdot), u_2(\cdot), a, b$ .

•  $x(t_0) = a x_1(t_0) + b x_2(t_0) = a x_{1,0} + b x_{2,0}$ . verificata

$$\begin{aligned} \dot{x}(t) &= a \dot{x}_1(t) + b \dot{x}_2(t) = a [t x_1(t) + u_1(t)] + b [t x_2(t) + u_2(t)] = \\ &= t [a x_1(t) + b x_2(t)] + [a u_1(t) + b u_2(t)] = \\ &= t x(t) + u(t) \quad \text{verificata} \end{aligned}$$

$\Rightarrow$  Dunque il sistema È lineare.

## ESERCIZIO

6

Dato il sistema nonlineare:

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 + u^2 \\ \dot{x}_2 = x_1^2 + u x_2 \end{cases}$$

1. determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(t)=1 \forall t$
2. calcolare le matrici dei sistemi linearizzati nell'intorno dei punti di equilibrio
3. studiare la stabilità dei punti di equilibrio

Definendo lo stato  $x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$ , il sistema è nella forma:

$$\dot{x} = f(x, u)$$

$$\text{dove } f(x, u) = \begin{cases} x_2 + u^2 \rightarrow f_1(x, u) \\ x_1^2 + u x_2 \rightarrow f_2(x, u) \end{cases}$$

Per determinare i punti di equilibrio del sistema, si risolve:

$$f(x, u) = 0 \quad (\text{NOTA: siamo a tempo continuo...})$$

con  $u = u_{eq} = 1$ .

$$\begin{cases} x_2 + u^2 = 0 \\ x_1^2 + u x_2 = 0 \end{cases} \xRightarrow{u = u_{eq} = 1} \begin{cases} x_2 + 1 = 0 \\ x_1^2 + x_2 = 0 \end{cases} \begin{cases} x_1^2 = -x_2 = 1 \\ x_2 = -1 \end{cases} \begin{cases} x_1 = \begin{cases} 1 \\ -1 \end{cases} \\ x_2 = -1 \end{cases}$$

I punti di equilibrio sono:

$$x_{eq,1} = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix} \quad \text{e} \quad x_{eq,2} = \begin{bmatrix} -1 \\ -1 \end{bmatrix}$$

Per calcolare le matrici dei sistemi linearizzati nell'intorno dei punti di equilibrio, occorre prima calcolare le matrici jacobiane di  $f$  rispetto a  $X$  e  $u$ :

$$\frac{\partial f}{\partial X} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 2x_1 & u \end{bmatrix}$$

$$\frac{\partial f}{\partial u} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial u} \\ \frac{\partial f_2}{\partial u} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2u \\ x_2 \end{bmatrix}$$

MATRICI DEL SISTEMA LINEARIZZATO NELL'INTORNO DI  $(x_{eq,1}, u_{eq})$

$$A_{lin,1} = \left. \frac{\partial f}{\partial X} \right|_{\substack{x=x_{eq,1} \\ u=u_{eq}}} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 2 & 1 \end{bmatrix}$$

$$B_{lin,1} = \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{\substack{x=x_{eq,1} \\ u=u_{eq}}} = \begin{bmatrix} 2 \\ -1 \end{bmatrix}$$

MATRICI DEL SISTEMA LINEARIZZATO NELL'INTORNO DI  $(x_{eq,2}, u_{eq})$

$$A_{lin,2} = \left. \frac{\partial f}{\partial X} \right|_{\substack{x=x_{eq,2} \\ u=u_{eq}}} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & 1 \end{bmatrix}$$

$$B_{lin,2} = \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{\substack{x=x_{eq,2} \\ u=u_{eq}}} = \begin{bmatrix} 2 \\ -1 \end{bmatrix}$$

8

Per studiare la stabilità dei punti di equilibrio, applichiamo il metodo indiretto di Lyapunov, e quindi calcoliamo gli autovalori di  $A_{lin,1}$  e  $A_{lin,2}$  ...

$$p_1(\lambda) = \det(\lambda I - A_{lin,1}) = \lambda(\lambda - 1) - 2 = \lambda^2 - \lambda - 2$$

$\Rightarrow$  in  $p_1(\lambda)$  ci sono alternanze di segno, e quindi  $p_1(\lambda)$  ha almeno una radice con parte reale positiva

$\hookrightarrow$  dunque possiamo concludere che  $(x_{eq,1}, u_{eq})$  è un punto di equilibrio INSTABILE.

$$p_2(\lambda) = \det(\lambda I - A_{lin,2}) = \lambda(\lambda - 1) + 2 = \lambda^2 - \lambda + 2$$

$\Rightarrow$  in  $p_2(\lambda)$  ci sono alternanze di segno, e quindi  $p_2(\lambda)$  ha almeno una radice con parte reale positiva.

$\hookrightarrow$  dunque possiamo concludere che  $(x_{eq,2}, u_{eq})$  è un punto di equilibrio INSTABILE.

## Esercizio

Dato il sistema nonlineare a tempo continuo

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_1(t)[\ln(x_2(t)) - 1] + e^{u(t)} - 1 \\ \dot{x}_2(t) = (1 - e)x_1(t) + [x_2(t) - 1][x_2(t) - \frac{1}{2}u^2(t) + \alpha] \end{cases}$$

nel quale  $\alpha$  è un parametro reale:

1. Determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(t) = 0, \forall t$ .
2. Discutere la stabilità di almeno due punti di equilibrio al variare del parametro  $\alpha$ .

## Soluzione

### Domanda 1.

Il sistema è nella forma

$$\dot{\mathbf{x}}(t) = f(\mathbf{x}(t), u(t))$$

dove

$$\mathbf{x}(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix}, \quad f(\mathbf{x}, u) = \begin{bmatrix} x_1[\ln(x_2) - 1] + e^u - 1 \\ (1 - e)x_1 + (x_2 - 1)(x_2 - \frac{1}{2}u^2 + \alpha) \end{bmatrix}$$

Si osservi innanzi tutto che, affinché il logaritmo sia definito, deve risultare  $x_2 > 0$ . Per determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(t) = 0$ , si risolve il sistema

$$0 = f(\mathbf{x}, u)$$

cioè

$$\begin{cases} 0 = x_1[\ln(x_2) - 1] + e^u - 1 \\ 0 = (1 - e)x_1 + (x_2 - 1)(x_2 - \frac{1}{2}u^2 + \alpha) \end{cases}$$

con  $u \triangleq u_{eq} = 0$ . Si ha dunque

$$\begin{cases} x_1[\ln(x_2) - 1] = 0 \\ (e - 1)x_1 = (x_2 - 1)(x_2 + \alpha) \end{cases}$$

La prima equazione ha soluzioni  $x_1 = 0$  e  $x_2 = e$ .

$$\boxed{x_1 = 0}$$

Sostituendo  $x_1 = 0$  nella seconda equazione, si ha

$$(x_2 - 1)(x_2 + \alpha) = 0$$

che ha soluzioni  $x_2 = 1$  e  $x_2 = -\alpha$ . Dato che deve essere  $x_2 > 0$  affinché il logaritmo sia definito, la seconda soluzione esiste per  $\alpha < 0$ . I punti

$$x_{eq,1} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}, \quad x_{eq,2} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\alpha \end{bmatrix}$$

sono dunque punti di equilibrio del sistema.

$$x_2 = e$$

Sostituendo  $x_2 = e$  nella seconda equazione, si ha

$$(e - 1)x_1 = (e - 1)(e + \alpha)$$

che ha soluzione  $x_1 = e + \alpha$ . Il punto

$$x_{eq,3} = \begin{bmatrix} e + \alpha \\ e \end{bmatrix}$$

è dunque un punto di equilibrio del sistema.

### Domanda 2.

Calcoliamo la matrice jacobiana di  $f$  rispetto a  $x$ :

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x, u) = \begin{bmatrix} \ln(x_2) - 1 & \frac{x_1}{x_2} \\ 1 - e & 2x_2 - \frac{1}{2}u^2 + \alpha - 1 \end{bmatrix}$$

Consideriamo il punto di equilibrio  $(x_{eq,1}, u_{eq})$ . Abbiamo:

$$A_{lin,1} = \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} -1 & 0 \\ 1 - e & 1 + \alpha \end{bmatrix}$$

La matrice  $A_{lin,1}$  è in forma triangolare inferiore, per cui i suoi autovalori coincidono con gli elementi sulla diagonale:

$$\lambda_1 = -1$$

$$\lambda_2 = 1 + \alpha$$

- Se  $\alpha < -1$ , allora risulta  $\lambda_1 < 0$  e  $\lambda_2 < 0$ , e si conclude che il punto di equilibrio è *asintoticamente stabile*.
- Se  $\alpha > -1$ , allora risulta  $\lambda_1 < 0$  e  $\lambda_2 > 0$ , e si conclude che il punto di equilibrio è *instabile*.
- Se  $\alpha = -1$ , allora risulta  $\lambda_1 < 0$  e  $\lambda_2 = 0$ , e applicando il metodo della linearizzazione non si può concludere nulla sulla stabilità del punto di equilibrio.

Consideriamo il punto di equilibrio  $(x_{eq,2}, u_{eq})$ , con  $\alpha < 0$ . Abbiamo:

$$A_{lin,2} = \frac{\partial f}{\partial \mathbf{x}}(x_{eq,2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} \ln(-\alpha) - 1 & 0 \\ 1 - e & -(1 + \alpha) \end{bmatrix}$$

La matrice  $A_{lin,2}$  è in forma triangolare inferiore, per cui i suoi autovalori coincidono con gli elementi sulla diagonale:

$$\lambda_1 = \ln(-\alpha) - 1$$

$$\lambda_2 = -(1 + \alpha)$$

- Se  $\lambda_1 < 0$  e  $\lambda_2 < 0$ , si può concludere che il punto di equilibrio è *asintoticamente stabile*. Ciò si verifica per valori di  $\alpha$  tali che

$$\begin{aligned} \ln(-\alpha) - 1 < 0 &\Rightarrow \ln(-\alpha) < 1 &\Rightarrow 0 < -\alpha < e &\Rightarrow -e < \alpha < 0 \\ -(1 + \alpha) < 0 &\Rightarrow 1 + \alpha > 0 &\Rightarrow \alpha > -1 \end{aligned}$$

Entrambe le condizioni sono verificate per  $-1 < \alpha < 0$ .

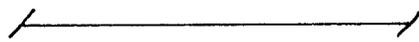
- Se  $\alpha < -1$ , allora risulta  $\lambda_2 > 0$ , e si conclude che il punto di equilibrio è *instabile*.
- Se  $\alpha = -1$ , allora risulta  $\lambda_1 < 0$  e  $\lambda_2 = 0$ , e applicando il metodo della linearizzazione non si può concludere nulla sulla stabilità del punto di equilibrio.

Dato il sistema nonlineare a tempo continuo

$$\dot{x}_1(t) = 1 + x_1^2(t) + \sin(x_2(t))$$

$$\dot{x}_2(t) = 2x_2(t) + \sin(x_1(t)) - u(t)$$

- 1) si calcolino i punti di equilibrio del sistema per ingresso costante  $u(t) = 3\pi \forall t$
- 2) scrivere le equazioni del sistema linearizzato nell'intorno di ciascun punto di equilibrio
- 3) studiare la stabilità dei punti di equilibrio



Definendo lo stato

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

$$e \quad f(x, u) = \begin{bmatrix} f_1(x, u) \\ f_2(x, u) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 + x_1^2 + \sin(x_2) \\ 2x_2 + \sin(x_1) - u \end{bmatrix},$$

il sistema è nella forma  $\dot{x}(t) = f(x(t), u(t))$ .

- 1) Posto  $u(t) = u_{eq} = 3\pi \forall t$ , risolviamo  $f(x, u_e) = 0$  per calcolare i punti di equilibrio del sistema.

$$\begin{cases} 1 + x_1^2 + \sin(x_2) = 0 \\ 2x_2 + \sin(x_1) - 3\pi = 0 \end{cases}$$

Consideriamo la prima equazione:

$$1 + x_1^2 + \sin(x_2) = 0 \quad \Leftrightarrow \quad \underbrace{1 + x_1^2}_{\geq 1} = - \underbrace{\sin(x_2)}_{\in [-1, 1]}$$

Si può avere uguaglianza solo se:

$$\begin{cases} 1 + x_1^2 = 1 & \Rightarrow x_1 = 0 \\ \sin(x_2) = -1 & \Rightarrow x_2 = \frac{3}{2}\pi + 2k\pi, k=0, \pm 1, \pm 2, \dots \end{cases}$$

Consideriamo ora la seconda equazione:

$$2x_2 + \sin(x_1) - 3\pi = 0$$

Sostituendo in essa le possibili soluzioni della prima otteniamo:

$$2\left(\frac{3}{2}\pi + 2k\pi\right) - 3\pi = 0 \quad \Leftrightarrow \quad \frac{3}{2}\pi + 2k\pi = \frac{3}{2}\pi$$

che è verificata per  $k=0$ .

Quindi il sistema ha un unico punto di equilibrio:

$$x_{eq} = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{3}{2}\pi \end{bmatrix}$$

ATTENZIONE! Qui  $k$  può essere solo intero ( $k=0, \pm 1, \pm 2, \dots$ )

2) Il sistema linearizzato nell'intorno di  $(x_{eq}, u_{eq})$  ha equazione

$$\dot{\tilde{x}}(t) = A_{lin} \tilde{x}(t) + B_{lin} \tilde{u}(t)$$

dove  $\tilde{x}(t) = x(t) - x_{eq}$ ,  $\tilde{u}(t) = u(t) - u_{eq}$ ,  $A_{lin} = \left. \frac{\partial f}{\partial x} \right|_{\substack{x=x_{eq} \\ u=u_{eq}}}$ ,  $B_{lin} = \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{\substack{x=x_{eq} \\ u=u_{eq}}}$ .

$$\frac{\partial f}{\partial x} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2x_1 & \cos(x_2) \\ \cos(x_1) & 2 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow A_{lin} = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 2 \end{bmatrix} \quad \leftarrow \text{abbiamo sostituito } x_1=0 \text{ e } x_2=\frac{3}{2}\pi$$

$$\frac{\partial f}{\partial u} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial u} \\ \frac{\partial f_2}{\partial u} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix} \quad \Rightarrow \quad B_{lin} = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix}$$

3) Per studiare la stabilità del punto di equilibrio, applichiamo il metodo indiretto di Lyapunov.

3

$$A_{lin} = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 2 \end{bmatrix} \rightarrow \text{matrice in forma triangolare inferiore}$$

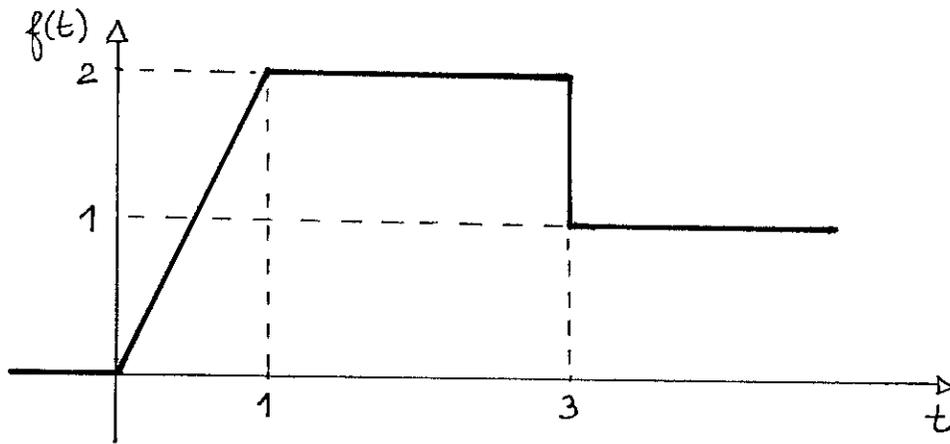
=> i suoi autovalori coincidono con gli elementi sulla diagonale:  $\lambda_1=0, \lambda_2=2$

Dato che  $A_{lin}$  ha un autovalore positivo, concludiamo che il punto di equilibrio  $(x_{eq}, u_{eq})$  è INSTABILE

# ESERCIZI SULLE TRASFORMATE DI LAPLACE

1

① Calcolare la trasformata di Laplace della funzione in figura.



La funzione  $f(t)$  ha l'espressione:

$$f(t) = \begin{cases} 2t & \text{se } 0 \leq t < 1 \\ 2 & \text{se } 1 \leq t < 3 \\ 1 & \text{se } t \geq 3 \\ 0 & \text{altrimenti} \end{cases}$$

che può essere riscritta nella forma compatta:

$$f(t) = 2 \delta_{-2}(t) - 2 \delta_{-2}(t-1) - \delta_{-1}(t-3)$$

dove  $\delta_{-1}(t)$  è la funzione gradino unitario, e  $\delta_{-2}(t)$  è la funzione rampa lineare.

Dunque:

$$F(s) = 2 \cdot \frac{1}{s^2} - 2 \cdot \frac{1}{s^2} e^{-s} - \frac{1}{s} e^{-3s} = \frac{2}{s^2} (1 - e^{-s}) - \frac{1}{s} e^{-3s}$$

② Antitrasformare la funzione razionale  $Y(s) = \frac{1}{(s-1)(s^2+1)}$

1° metodo

$$Y(s) = \frac{1}{(s-1)(s-i)(s+i)} = \frac{1}{(s-p_1)^{q_1} (s-p_2)^{q_2} (s-p_2^*)^{q_2}}$$

dove:

$$p_1 = 1 \quad \text{con } q_1 = 1$$

$$p_2 = i \quad \text{con } q_2 = 1 \quad \Rightarrow \quad \sigma_2 = 0, \omega_2 = 1$$

Dunque:

2

$$Y(s) = \frac{R_{1,1}}{s-1} + \frac{R_{2,1}}{s-i} + \frac{R_{2,1}^*}{s+i}$$

con:

$$R_{1,1} = \lim_{s \rightarrow p_1} (s-p_1)Y(s) = \lim_{s \rightarrow 1} (s/1) \frac{1}{(s/1)(s^2+1)} = \frac{1}{2}$$

$$R_{2,1} = \lim_{s \rightarrow p_2} (s-p_2)Y(s) = \lim_{s \rightarrow i} (s/i) \frac{1}{(s-1)(s/i)(s+i)} = \frac{1}{2i(i-1)} =$$

$$= -\frac{1}{2} \frac{1}{1+i} \left( \frac{1-i}{1-i} \right) = -\frac{1}{4}(1-i)$$

per razionalizzare

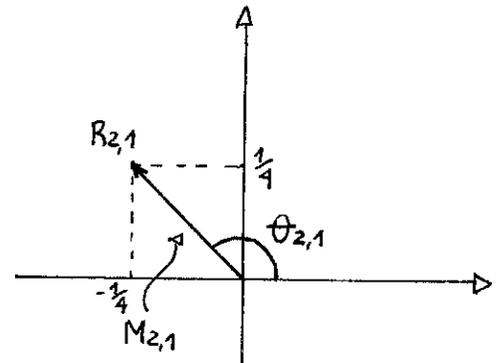
modulo e fase di  $R_{2,1}$

$$M_{2,1} = \sqrt{\left(-\frac{1}{4}\right)^2 + \left(\frac{1}{4}\right)^2} = \sqrt{\frac{1}{8}} = \frac{1}{2\sqrt{2}}$$

$$\theta_{2,1} = \arccos\left(\frac{\text{parte reale}}{\text{modulo}}\right) = \arccos\left(\frac{-\frac{1}{4}}{\frac{1}{2\sqrt{2}}}\right) =$$

$$= \arccos\left(-\frac{\sqrt{2}}{2}\right) = \frac{3}{4}\pi$$

anche graficamente, perché  $R_{2,1}$  sta sulla bisettrice del 2° quadrante.



Applicando la formula:

$$y(t) = \mathcal{L}^{-1}[Y(s)] = \left[ R_{1,1} e^t + 2 M_{2,1} \cos(t + \theta_{2,1}) \right] \mathbb{1}(t) =$$
$$= \left[ \frac{1}{2} e^t + \frac{1}{\sqrt{2}} \cos\left(t + \frac{3}{4}\pi\right) \right] \mathbb{1}(t)$$

2° metodo

$$Y(s) = \frac{1}{(s-1)(s^2+1)} = \frac{A}{s-1} + \frac{Bs+C}{s^2+1}$$

A è proprio il residuo in  $p_1=1$ :

$$A = \lim_{s \rightarrow 1} (s-1)Y(s) = \frac{1}{2}$$

$$\Rightarrow Y(s) = \frac{\frac{1}{2}}{s-1} + \frac{Bs+C}{s^2+1} = \frac{\frac{1}{2}s^2 + \frac{1}{2} + Bs^2 + Cs - Bs - C}{(s-1)(s^2+1)}$$

$$= \frac{(B+\frac{1}{2})s^2 + (-B+C)s + (-C+\frac{1}{2})}{(s-1)(s^2+1)} = \frac{1}{(s-1)(s^2+1)}$$

Per l'uguaglianza dei polinomi a numeratore:

$$\begin{cases} B + \frac{1}{2} = 0 & \Rightarrow B = -\frac{1}{2} \\ -B + C = 0 \\ -C + \frac{1}{2} = 1 & \Rightarrow C = -\frac{1}{2} \end{cases} \Rightarrow B=C = -\frac{1}{2} \text{ ok}$$

(verifica)

NOTA - e' un sistema con piu equazioni che incognite; una equazione e' ridondante

$$\Rightarrow Y(s) = \frac{1}{2} \frac{1}{s-1} - \frac{1}{2} \frac{s}{s^2+1} - \frac{1}{2} \frac{1}{s^2+1}$$

Antitrasformando:

$$y(t) = \mathcal{L}^{-1}[Y(s)] = \left[ \frac{1}{2} e^t - \frac{1}{2} \cos(t) - \frac{1}{2} \sin(t) \right] \mathbb{1}(t)$$



NOTA - Con il 1° metodo abbiamo ottenuto:

$$y(t) = \left[ \frac{1}{2} e^t + \frac{1}{\sqrt{2}} \cos\left(t + \frac{3\pi}{4}\right) \right] \mathbb{1}(t)$$

mentre con il 2° metodo:

$$y(t) = \left[ \frac{1}{2} e^t - \frac{1}{2} \cos(t) - \frac{1}{2} \sin(t) \right] \mathbb{1}(t)$$

Ovviamente, le due espressioni sono equivalenti!

$$\text{Infatti, } \cos\left(t + \frac{3\pi}{4}\right) = \cos(t) \cos\left(\frac{3\pi}{4}\right) - \sin(t) \sin\left(\frac{3\pi}{4}\right) = -\frac{\sqrt{2}}{2} \cos(t) - \frac{\sqrt{2}}{2} \sin(t).$$

③ Antitrasformare la funzione razionale  $Y(s) = \frac{-s^2 - 3s + 7}{(s-1)^2(s+2)}$

④

Scomponendo  $Y(s)$  in fratti semplici:

$$Y(s) = \frac{A}{(s-1)^2} + \frac{B}{s-1} + \frac{C}{s+2}$$

dove:

$$A = \lim_{s \rightarrow 1} (s-1)^2 Y(s) = \lim_{s \rightarrow 1} \cancel{(s-1)}^2 \frac{-s^2 - 3s + 7}{\cancel{(s-1)}^2 (s+2)} = \frac{3}{3} = 1$$

$$\begin{aligned} B &= \lim_{s \rightarrow 1} \frac{d}{ds} \left[ (s-1)^2 Y(s) \right] = \lim_{s \rightarrow 1} \frac{d}{ds} \left[ \frac{-s^2 - 3s + 7}{s+2} \right] = \\ &= \lim_{s \rightarrow 1} \frac{(-2s-3)(s+2) - (-s^2 - 3s + 7)}{(s+2)^2} = -\frac{18}{9} = -2 \end{aligned}$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -2} (s+2) Y(s) = \lim_{s \rightarrow -2} \cancel{(s+2)} \frac{-s^2 - 3s + 7}{(s-1)^2 \cancel{(s+2)}} = \frac{9}{9} = 1$$

abbiamo:

$$Y(s) = \frac{1}{(s-1)^2} - 2 \frac{1}{s-1} + \frac{1}{s+2}$$

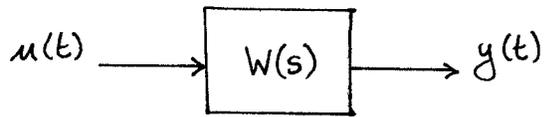
e antitrasformando:

$$y(t) = \mathcal{L}^{-1}[Y(s)] = [t e^t - 2 e^t + e^{-2t}] \mathbb{1}(t) = [(t-2) e^t + e^{-2t}] \mathbb{1}(t)$$

## ESERCIZIO

1

Dato il sistema a tempo continuo in figura:



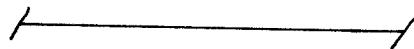
descritto dalla funzione di trasferimento:

$$W(s) = \frac{-2s^3 + s^2 + 6s + 8}{s^3 + s^2 + 4s + 4}$$

calcolare la risposta forzata del sistema corrispondente all'ingresso:

$$u(t) = \mathbb{1}(t)$$

dove  $\mathbb{1}(t)$  è la funzione gradino unitario.



La trasformata di Laplace dell'ingresso è:

$$U(s) = \frac{1}{s}$$

La trasformata di Laplace dell'uscita è:

$$Y(s) = W(s)U(s) = \frac{-2s^3 + s^2 + 6s + 8}{s^3 + s^2 + 4s + 4} \cdot \frac{1}{s}$$

Scomponiamo il denominatore di  $Y(s)$  in fattori elementari:

$$p(s) = s^3 + s^2 + 4s + 4$$

$\Delta$  i divisori di 4 sono  $\pm 1, \pm 2$  e  $\pm 4$ .

$$p(1) = 1 + 1 + 4 + 4 = 10 \neq 0$$

$$p(-1) = -1 + 1 - 4 + 4 = 0 \Rightarrow s = -1 \text{ è radice di } p(s)$$

Applicando la Regola di Ruffini:

|       |   |    |   |    |
|-------|---|----|---|----|
|       | 1 | 1  | 4 | 4  |
| -1    |   | -1 | 0 | -4 |
| <hr/> |   |    |   |    |
|       | 1 | 0  | 4 | // |

$$\Rightarrow p(s) = (s+1)(s^2+4)$$

non è ulteriormente scomponibile perché ha radici complesse

Dunque:

$$Y(s) = \frac{-2s^3 + s^2 + 6s + 8}{s(s+1)(s^2+4)} \quad (*)$$

Scomponiamo  $Y(s)$  in fratti semplici:

$$Y(s) = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+1} + \frac{Cs+D}{s^2+4}$$

Calcoliamo le costanti  $A$  e  $B$ :

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s Y(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{-2s^3 + s^2 + 6s + 8}{(s+1)(s^2+4)} = \frac{8}{4} = 2$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -1} (s+1) Y(s) = \lim_{s \rightarrow -1} \frac{-2s^3 + s^2 + 6s + 8}{s(s^2+4)} = \frac{2+1-6+8}{(-1)(1+4)} = \frac{5}{-5} = -1$$

Per il calcolo di  $C$  e  $D$  ci sono due possibilità:

1° METODO - uguaglianza dei polinomi

$$\begin{aligned} Y(s) &= \frac{2}{s} - \frac{1}{s+1} + \frac{Cs+D}{s^2+4} = \frac{s+2}{s(s+1)} + \frac{Cs+D}{s^2+4} = \\ &= \frac{(s+2)(s^2+4) + s(s+1)(Cs+D)}{s(s+1)(s^2+4)} = \\ &= \frac{s^3 + 4s + 2s^2 + 8 + Cs^3 + (C+D)s^2 + Ds}{s(s+1)(s^2+4)} \\ &= \frac{(C+1)s^3 + (C+D+2)s^2 + (D+4)s + 8}{s(s+1)(s^2+4)} \quad (**) \end{aligned}$$

Uguagliando i polinomi a numeratore in  $(*)$  e  $(**)$  si ottengono le condizioni:

$$\begin{cases} C+1 = -2 & \Rightarrow C = -3 \\ C+D+2 = 1 \\ D+4 = 6 & \Rightarrow D = 2 \\ 8 = 8 & \text{verificata!} \end{cases} \quad \begin{matrix} \diagdown \\ \diagup \end{matrix} \quad \begin{matrix} -3+2+2 = 1 \text{ verificata!} \end{matrix}$$

2° METODO - calcolo dei residui

$$\frac{Cs+D}{s^2+4} = \frac{\alpha}{s-2j} + \frac{\alpha^*}{s+2j} = \frac{\overbrace{2\operatorname{Re}(\alpha)}^{2\operatorname{Re}(\alpha)} s + 2 \overbrace{(\alpha-\alpha^*)j}^{2j\operatorname{Im}(\alpha)}}{s^2+4} =$$

$$= \frac{2\operatorname{Re}(\alpha)s - 4\operatorname{Im}(\alpha)}{s^2+4}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} C = 2\operatorname{Re}(\alpha) \\ D = -4\operatorname{Im}(\alpha) \end{cases}$$

dove:

$$\alpha = \lim_{s \rightarrow 2j} (s-2j)Y(s) = \lim_{s \rightarrow 2j} \frac{-2s^3 + s^2 + 6s + 8}{s(s+1)(s+2j)} =$$

$$= \frac{16j - 4 + 12j + 8}{2j(1+2j)4j} = \frac{4+28j}{-8(1+2j)} \cdot \frac{1-2j}{1-2j} = \frac{(4+28j)(1-2j)}{-8 \cdot 5} =$$

$$= \frac{4 - 8j + 28j + 56}{-40} =$$

$$= \frac{60 + 20j}{-40} = -\frac{3}{2} - \frac{1}{2}j \quad \Rightarrow \begin{cases} \operatorname{Re}(\alpha) = -\frac{3}{2} \\ \operatorname{Im}(\alpha) = -\frac{1}{2} \end{cases}$$

↓  
razionalizziamo...

Da cui:

$$C = 2 \cdot \left(-\frac{3}{2}\right) = -3$$

$$D = -4 \left(-\frac{1}{2}\right) = 2$$



In conclusione:

$$Y(s) = \frac{2}{s} - \frac{1}{s+1} + \frac{-3s+2}{s^2+4} =$$

$$= 2 \cdot \frac{1}{s} - \frac{1}{s+1} - 3 \cdot \frac{s}{s^2+4} + \frac{2}{s^2+4}$$

Diagram showing the decomposition of the Laplace transform into partial fractions with arrows pointing to their corresponding time-domain functions:
 

- $\frac{1}{s}$  is the transformata di  $1(t)$
- $\frac{1}{s+1}$  is the transformata di  $e^{-t}$
- $\frac{s}{s^2+4}$  is the transformata di  $\cos(2t)$
- $\frac{2}{s^2+4}$  is the transformata di  $\sin(2t)$

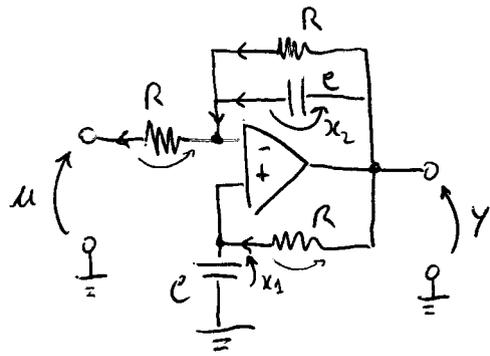
Antitrasformando:

$$y(t) = [2 - e^{-t} - 3 \cos(2t) + \sin(2t)] 1(t)$$

NOTA- Dato che l'ingresso è nullo per  $t < 0$ , anche la risposta è nulla per  $t < 0$ .  
Moltiplicare per  $1(t)$  corrisponde dunque a scrivere:

$$y(t) = \begin{cases} 2 - e^{-t} - 3 \cos(2t) + \sin(2t) & \text{se } t \geq 0 \\ 0 & \text{se } t < 0 \end{cases}$$

# MODELLIERUNG



$$\begin{cases} \dot{x}_1 = \frac{1}{RC} x_2 \\ \dot{x}_2 = \frac{1}{RC} x_1 - \frac{1}{RC} x_2 - \frac{1}{RC} u \\ y = x_1 + x_2 \end{cases}$$

$$u \approx -R \left( \frac{x_2}{R} + C \dot{x}_2 \right) + x_2 \Rightarrow$$

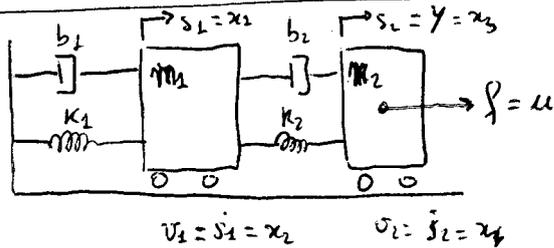
$$\dot{x}_2 = \frac{1}{RC} x_1 - \frac{1}{RC} x_2 - \frac{1}{RC} u$$

$$x_2 - RC \dot{x}_1 = 0 \Rightarrow \dot{x}_1 = \frac{1}{RC} x_2$$

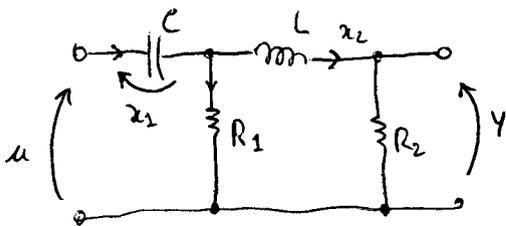
$$y = x_1 + x_2$$

$$\begin{cases} \dot{x} = \frac{1}{RC} \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ 1 & -1 \end{pmatrix} x + \frac{1}{RC} \begin{pmatrix} 0 \\ -1 \end{pmatrix} u \\ y = \begin{pmatrix} 1 & 1 \end{pmatrix} x \end{cases}$$

A                      b  
e<sup>T</sup>



$$\begin{cases} m_2 \dot{x}_2 = f + b_2(x_1 - x_2) + k_2(x_1 - x_2) \\ m_1 \dot{x}_1 = -b_1 x_1 - k_1 x_1 + b_2(x_2 - x_1) + k_2(x_2 - x_1) \\ \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = x_3 \\ y = x_2 \end{cases}$$



$$u = x_1 + L \dot{x}_2 + R_2 x_2 \Rightarrow$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{1}{L} x_1 - \frac{R_2}{L} x_2 + \frac{1}{L} u$$

$$u = x_1 + R_1 (C \dot{x}_1 - x_1) \Rightarrow$$

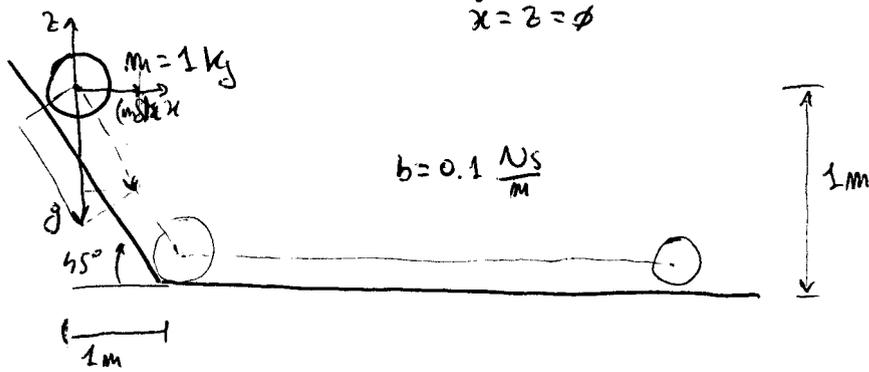
$$\dot{x}_1 = -\frac{1}{RC} x_1 + \frac{1}{C} x_2 + \frac{1}{RC} u$$

$$y = R_2 x_2$$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -1/RC & 1/C \\ -1/L & -R_2/L \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1/RC \\ 1/L \end{pmatrix} u \\ y = \begin{pmatrix} 0 & R_2 \end{pmatrix} x \end{cases}$$

# MODELLISTICA

$$\dot{x} = \dot{z} = \phi$$



(p) NO RIBALZI

(p) NO ATRITO DI ROTOLAMENTO

$$\underline{x \leq 1 \text{ m}}, \quad \dot{x} = \phi$$

$$m \ddot{x} = -b \dot{x} + mg \cdot \frac{\sqrt{2}}{2} \cdot \frac{\sqrt{2}}{2}$$

$$m \ddot{x} = -b \dot{x} + \frac{1}{2} mg$$

$$\begin{cases} x_1 = x \\ x_2 = \dot{x} \\ y = x \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -\frac{b}{m} x_2 + \frac{1}{2} g \\ y = x_1 \\ x_0 = \phi \end{cases}$$

$$\underline{x \geq 1 \text{ m}}$$

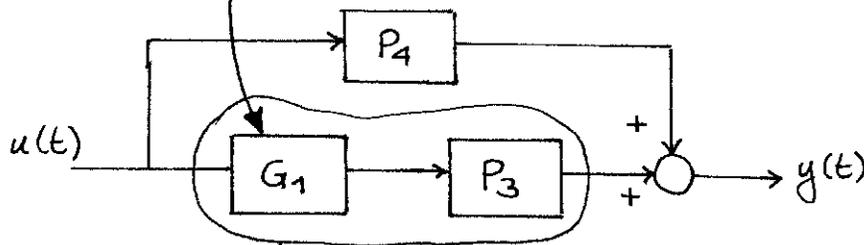
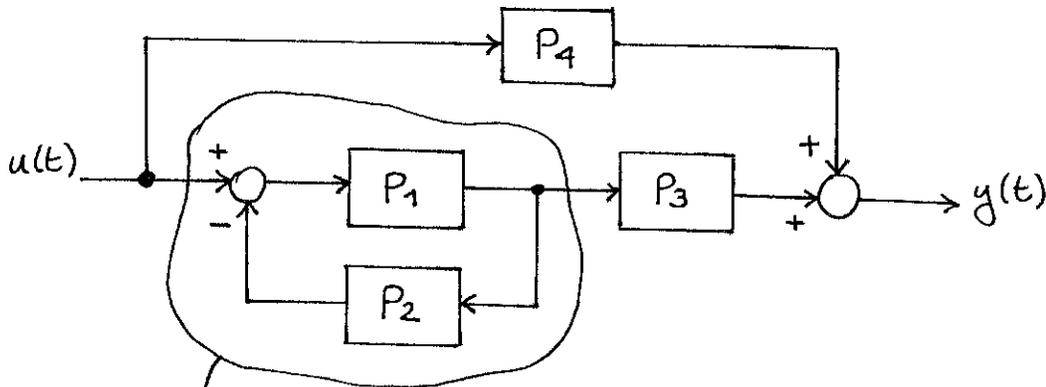
$$\dot{x} = \dot{x}|_{x=1 \text{ m}} \neq \phi$$

$$m \ddot{x} = -b \dot{x}$$

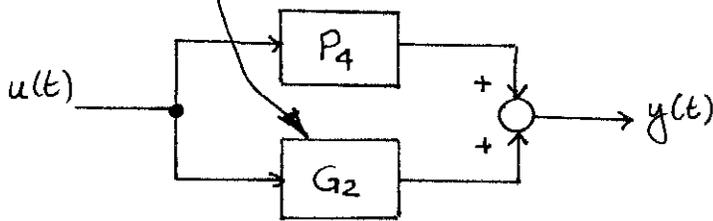
$$\begin{cases} x_1 = x \\ x_2 = \dot{x} \\ y = x_1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -\frac{b}{m} x_2 \\ y = x_1 \end{cases}$$

# Esercizio sui diagrammi a blocchi

Calcolare la funzione di trasferimento da  $u(t)$  a  $y(t)$ , dato lo schema:



$$G_1 = \frac{P_1}{1 + P_1 P_2} \quad (\text{retroazione negativa})$$



$$G_2 = P_3 G_1 \quad (\text{cascata})$$

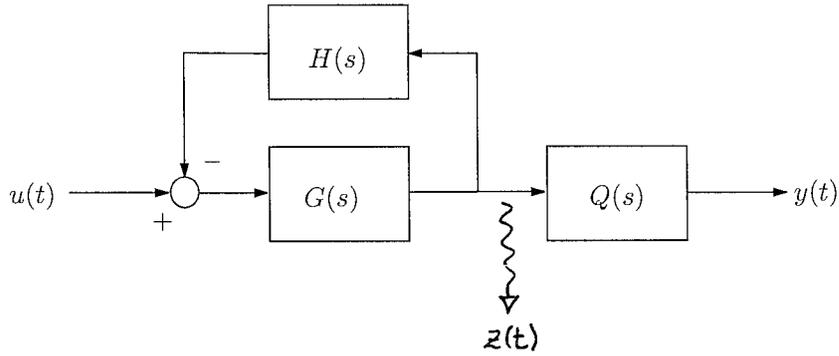
Dunque:

$$P = P_4 + G_2 = P_4 + P_3 G_1 = P_4 + \frac{P_3 P_1}{1 + P_1 P_2}$$

↑  
funzione di trasferimento  
da  $u(t)$  a  $y(t)$

Esercizio

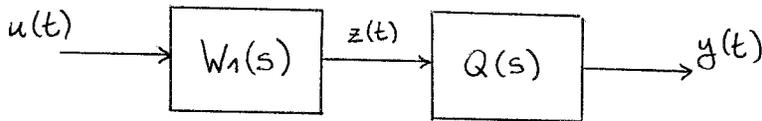
Si consideri il sistema a tempo continuo descritto dal diagramma a blocchi in figura, dove  $G(s) = \frac{1}{s}$ ,  $H(s) = \frac{1}{s+10}$  e  $Q(s) = \frac{s-1}{s+10}$ . Si calcoli la funzione di trasferimento del sistema, e la risposta  $y_p(t)$  a regime permanente corrispondente all'ingresso  $u(t) = 3 \sin(2t + \pi/8)$ .



- Chiamiamo  $z(t)$  il segnale in ingresso al blocco  $Q(s)$ . La funzione di trasferimento da  $u(t)$  a  $z(t)$  è:

$$W_1(s) = \frac{G(s)}{1 + G(s)H(s)} \quad \text{- RETROAZIONE -}$$

ed il sistema può essere rappresentato nella forma:



A questo punto, la funzione di trasferimento da  $u(t)$  a  $y(t)$  è:

$$W(s) = W_1(s)Q(s) = \frac{G(s)Q(s)}{1 + G(s)H(s)} = \frac{\frac{1}{s} \frac{s-1}{s+10}}{1 + \frac{1}{s} \frac{1}{s+10}} = \frac{s-1}{s(s+10)+1} = \frac{s-1}{s^2+10s+1}$$

- SERIE (O CASCATA) -

- La risposta a regime permanente corrispondente a un ingresso sinusoidale esiste se e solo se il sistema è ILUL stabile.

I poli di  $W(s)$  hanno parte reale negativa, e quindi il sistema che stiamo considerando è ILUL stabile.

Possiamo dunque procedere al calcolo della risposta a regime permanente...

L'ingresso  $u(t)$  è nella forma:

$$u(t) = A \sin(\omega t + \theta)$$

dove  $A=3$ ,  $\omega=2$  e  $\theta = \frac{\pi}{8}$ .

Applicando il TEOREMA DELLA RISPOSTA IN FREQUENZA, la risposta a regime permanente risulta:

$$y_p(t) = A |W(j\omega)| \sin(\omega t + \theta + \angle W(j\omega))$$

Calcoliamo  $W(j\omega)$  in  $\omega=2$ :

$$W(j2) = \frac{j^2 - 1}{(j^2)^2 + 10 \cdot j^2 + 1} = \frac{-1 + 2j}{-4 + 20j + 1} = \frac{-1 + 2j}{-3 + 20j} = \frac{1 - 2j}{3 - 20j}$$

Da cui:

$$|W(j2)| = \frac{|1 - 2j|}{|3 - 20j|} = \frac{\sqrt{1^2 + (-2)^2}}{\sqrt{3^2 + (-20)^2}} = \frac{\sqrt{5}}{\sqrt{409}} = \sqrt{\frac{5}{409}} \approx 0.11$$

$$\begin{aligned} \angle W(j2) &= \angle 1 - 2j - \angle 3 - 20j = \arctan\left(\frac{-2}{1}\right) - \arctan\left(\frac{-20}{3}\right) = \\ &= \underbrace{\arctan(-2)}_{\text{arcotangente}} - \underbrace{\arctan\left(-\frac{20}{3}\right)}_{\text{NOTA: } \arctan(-x) = -\arctan(x)} = \arctan\left(\frac{20}{3}\right) - \arctan(2) \approx 0.315 \text{ rad} \end{aligned}$$

arcotangente

NOTA:  $\arctan(-x) = -\arctan(x)$

Dunque:

$$y_p(t) = 3 \sqrt{\frac{5}{409}} \sin(2t + \theta + \varphi)$$

$\varphi = \arctan\left(\frac{20}{3}\right) - \arctan(2)$

# ESERCIZIO

Tracciare i diagrammi di Bode del modulo e della fase della funzione di trasferimento:

$$W(s) = \frac{(s-1)(s+10)}{s(s^2+s+16)}$$

## 1° passo

Verifichiamo se  $s^2+s+16$  ha radici reali o complesse coniugate.

$$\Delta = 1-64 = -63 < 0 \Rightarrow \text{radici complesse coniugate}$$

$\Rightarrow s^2+s+16$  NON può essere scomposto nella forma  $(s+a)(s+b)$  con  $a, b \in \mathbb{R}$ .

## 2° passo

Portiamo  $W(s)$  in forma di Bode.

$$W(s) = \frac{(-1) \cdot 10}{16} \frac{(1-s) \left(1 + \frac{s}{10}\right)}{s \left(1 + \frac{s}{16} + \frac{s^2}{16}\right)} = \frac{k_b}{s} \cdot \frac{(1-\tau_1 s)(1+\tau_2 s)}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$$

dove:

•  $k_b = -\frac{5}{8}$

•  $\tau_1 = 1$

•  $\tau_2 = \frac{1}{10}$

•  $\omega_n^2 = 16 \Rightarrow \omega_n = 4$

$$\frac{2\zeta}{\omega_n} = \frac{1}{16} \Rightarrow \zeta = \frac{\omega_n}{32} = \frac{4}{32} = \frac{1}{8}$$

## 3° passo

I punti di rottura del diagramma sono:

•  $\frac{1}{\tau_1} = 1$

•  $\omega_n = 4$

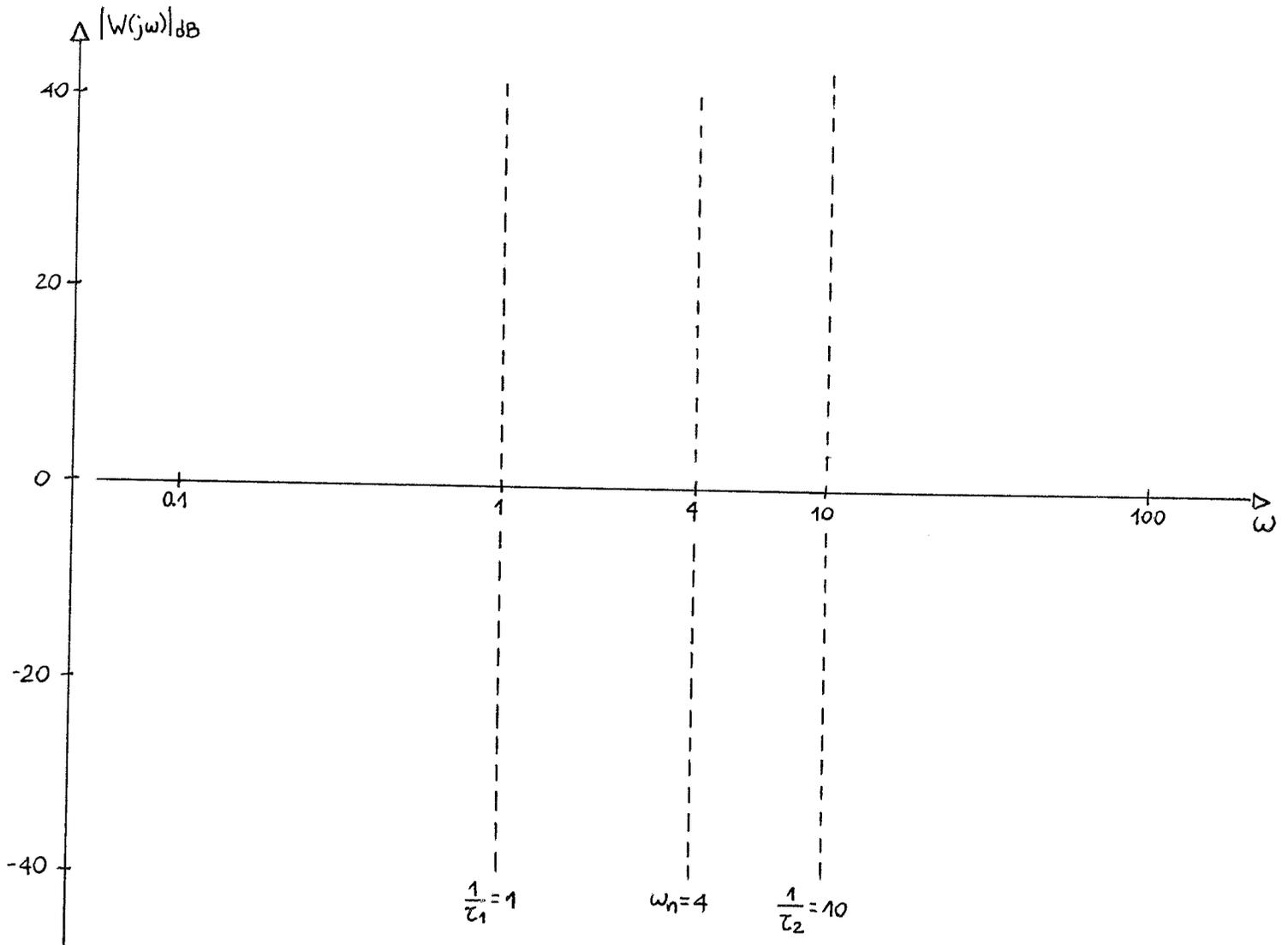
•  $\frac{1}{\tau_2} = 10$

~> TRACCIAMO IL DIAGRAMMA DI BODE DEL MODULO...

# 1. Dividiamo il diagramma in settori

2

I 3 punti di rottura dividono il diagramma in 4 settori...

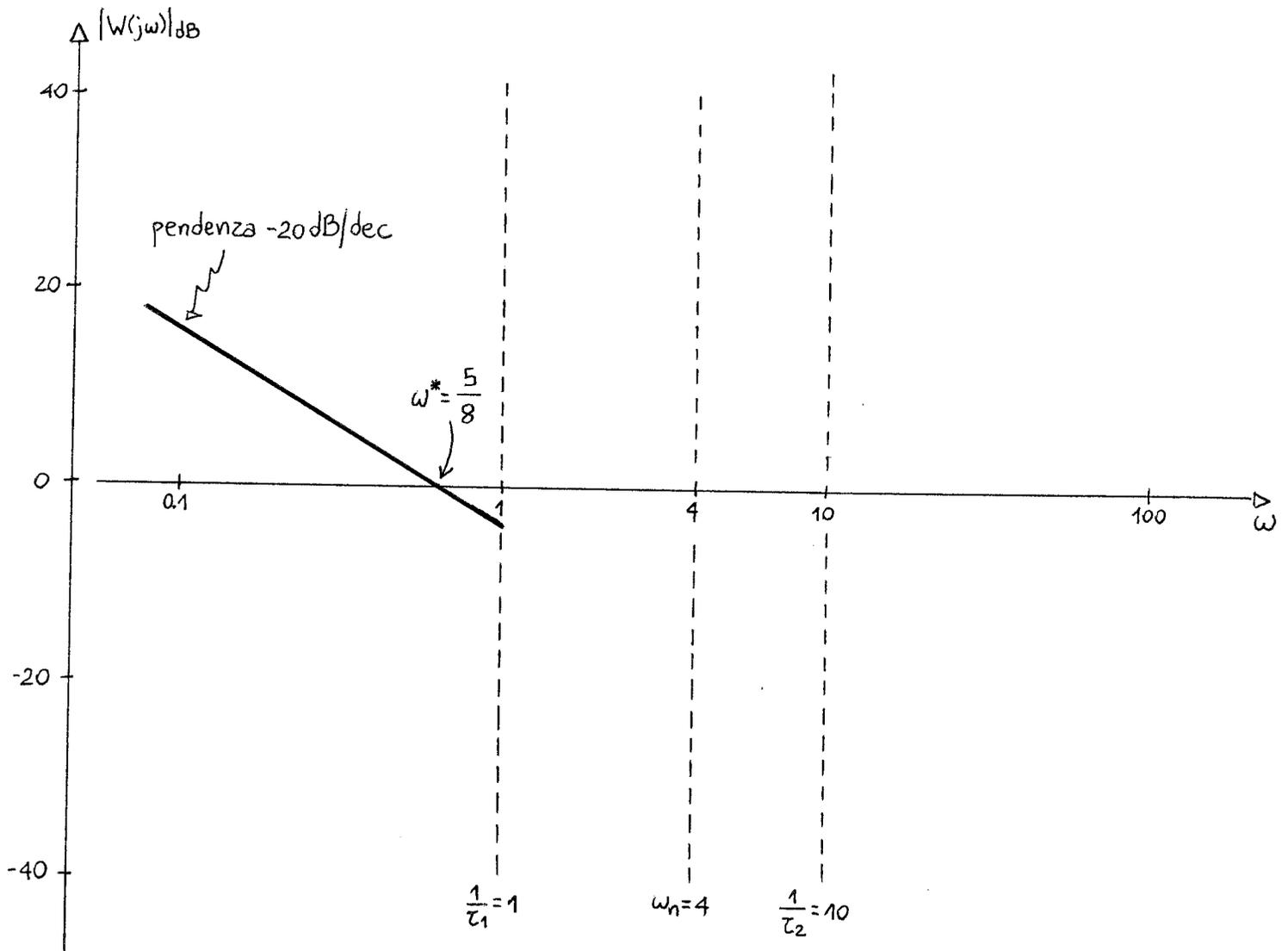


La regola è che ciascun termine in cui è stata scomposta la funzione di trasferimento  $W(s)$  entra in gioco solo dopo il corrispondente punto di rottura, quando si traccia il diagramma asintotico...

2. Se  $\omega < \frac{1}{\tau_1} = 1$ , l'unico contributo è quello di  $\frac{k_b}{s}$ .

(3)

"Facciamo finta" che in questo settore la f.d.t. sia  $W_1(s) = \frac{k_b}{s}$



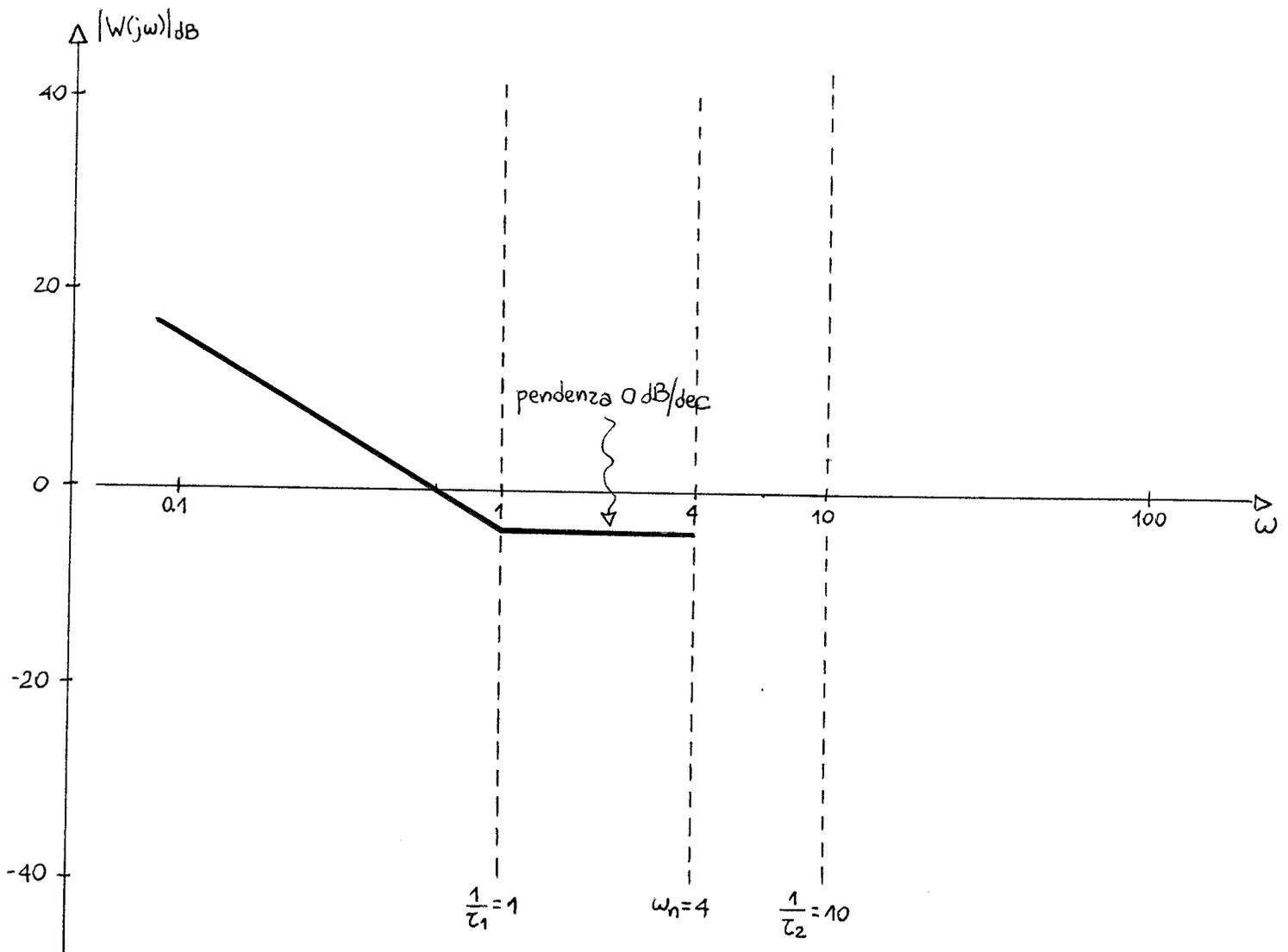
Il contributo al diagramma del termine  $\frac{k_b}{s}$  è una retta con pendenza  $-20\text{dB/dec}$ , di cui dobbiamo determinare l'intersezione con l'asse delle ascisse.

$$\left| \frac{k_b}{s} \right|_{s=j\omega} = 1 \Rightarrow \frac{|k_b|}{\omega} = 1 \Rightarrow \omega^* = |k_b| = \frac{5}{8}$$

per poterla posizionare correttamente sul grafico...

3. Se  $\frac{1}{\tau_1} \leq \omega < \omega_n$  ( $1 \leq \omega < 4$ ), i contributi "attivi" sono quelli di  $\frac{k_b}{s}$  e  $(1-\tau_1 s)$ . (4)

"Facciamo finta" che in questo settore la f.d.t. sia  $W_2(s) = W_1(s) \cdot (1-\tau_1 s)$ .



$$W_2(s) = \left(\frac{k_b}{s}\right) \cdot (1-\tau_1 s)$$

contributo  $-20 \text{ dB/dec}$       contributo  $+20 \text{ dB/dec}$

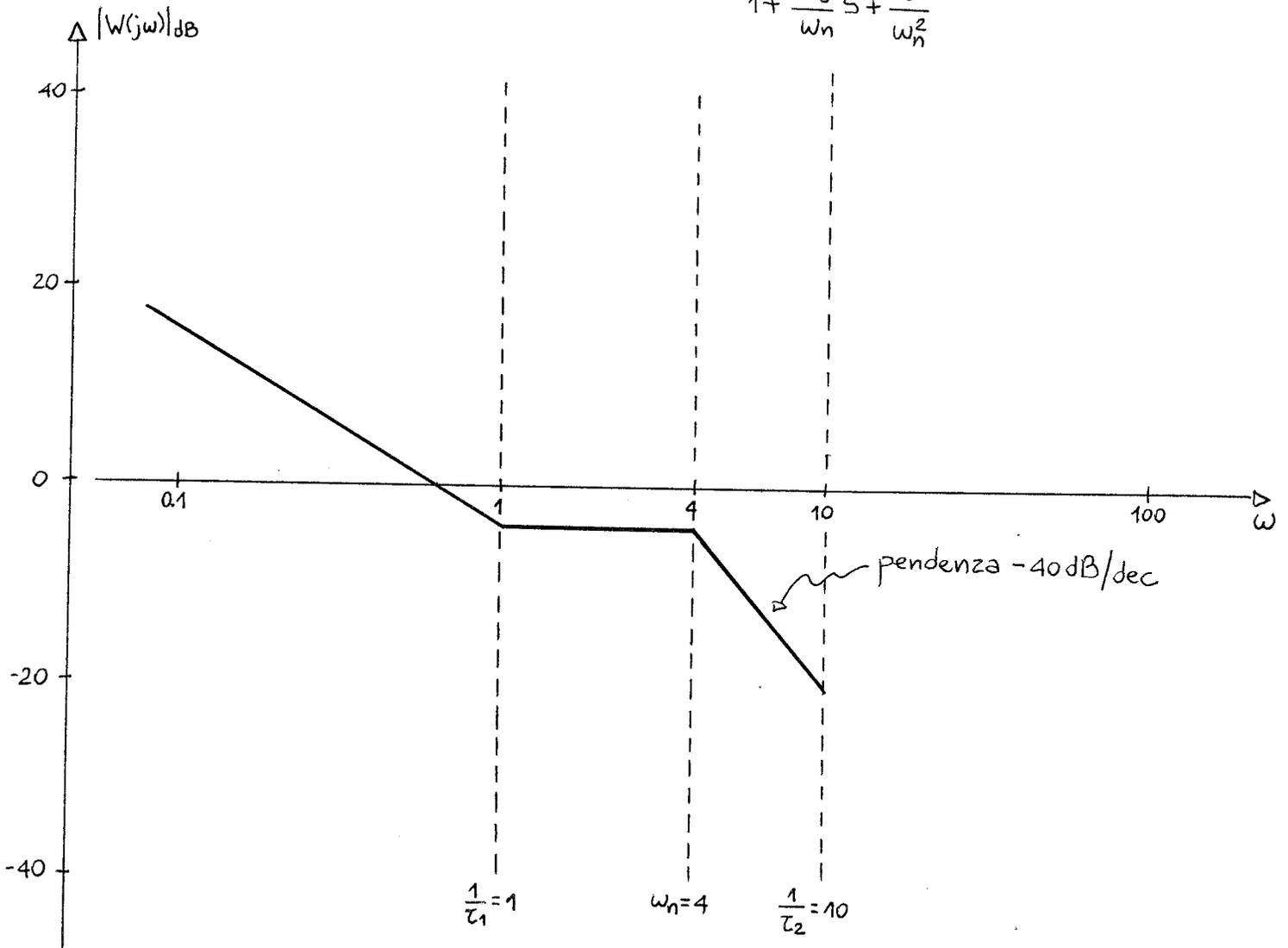
Il contributo complessivo è:  $-20 + 20 = 0 \text{ dB/dec}$

4. Se  $\omega_n \leq \omega < \frac{1}{\tau_2}$  ( $4 \leq \omega < 10$ ), i contributi "attivi" sono quelli di  $\frac{k_b}{s}$ ,  $(1-\tau_1 s)$

(5)

e  $\frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$ . "Facciamo finta" che in questo settore la f.d.t. sia

$$W_3(s) = W_2(s) \cdot \frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$$



$$W_3(s) = \frac{k_b}{s} \cdot (1 - \tau_1 s) \cdot \frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$$

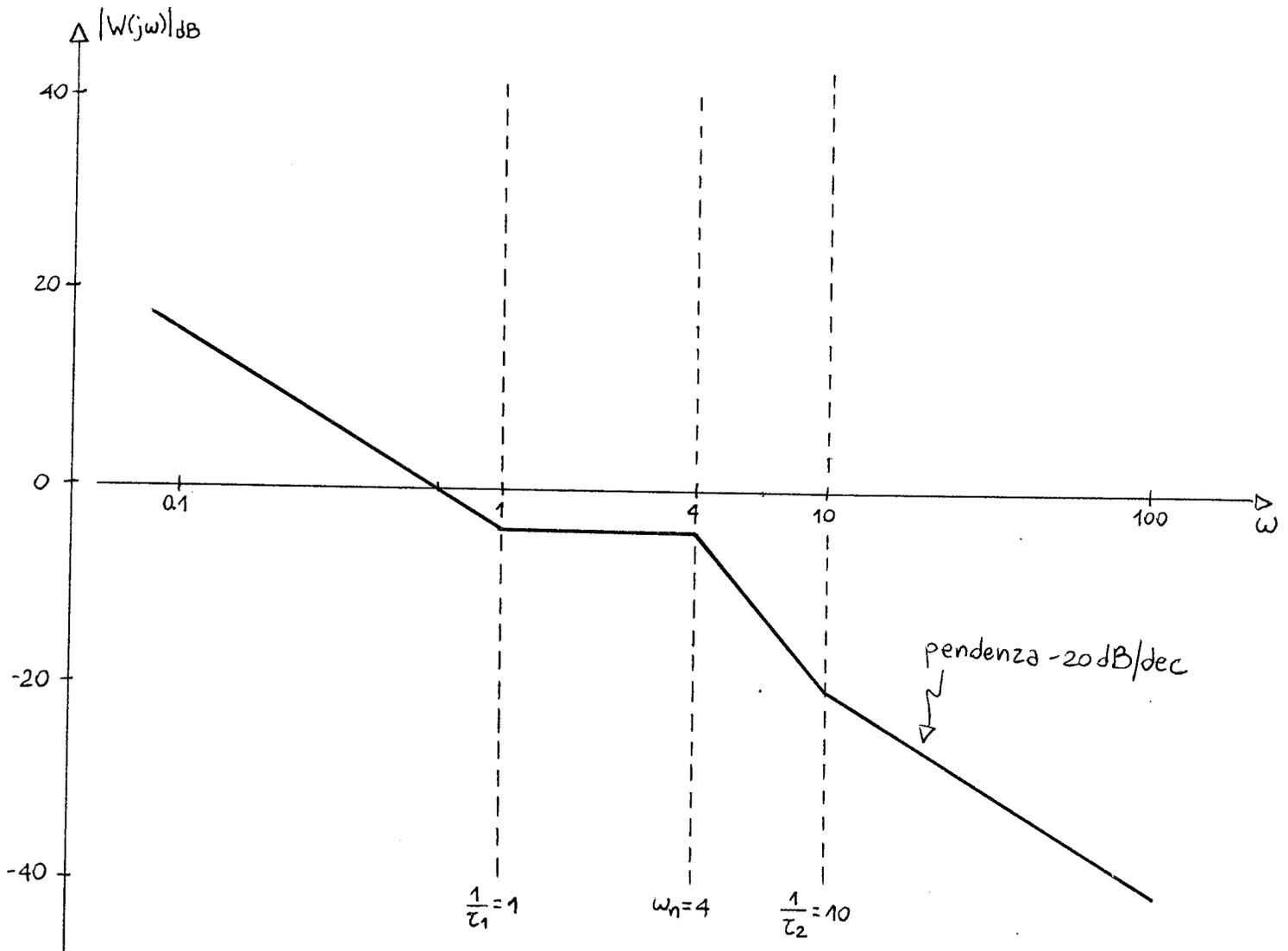
contributo  $-20 \text{ dB/dec}$       contributo  $+20 \text{ dB/dec}$       contributo  $-40 \text{ dB/dec}$

Il contributo complessivo è:  $-20 + 20 - 40 = -40 \text{ dB/dec}$ .

5. Se  $\omega \geq \frac{1}{\tau_2} = 10$ , tutti i termini danno contributo "attivo".

(6)

In questo settore la f.d.t. che consideriamo coincide con tutta  $W(s)$ .



$$W(s) = \frac{k_b}{s} \cdot (1 - \tau_1 s) \cdot \frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}} \cdot (1 + \tau_2 s)$$

Annotations for the components:
 

- $\frac{k_b}{s}$ : contributo  $-20 \text{ dB/dec}$
- $(1 - \tau_1 s)$ : contributo  $+20 \text{ dB/dec}$
- $\frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$ : contributo  $-40 \text{ dB/dec}$
- $(1 + \tau_2 s)$ : contributo  $+20 \text{ dB/dec}$

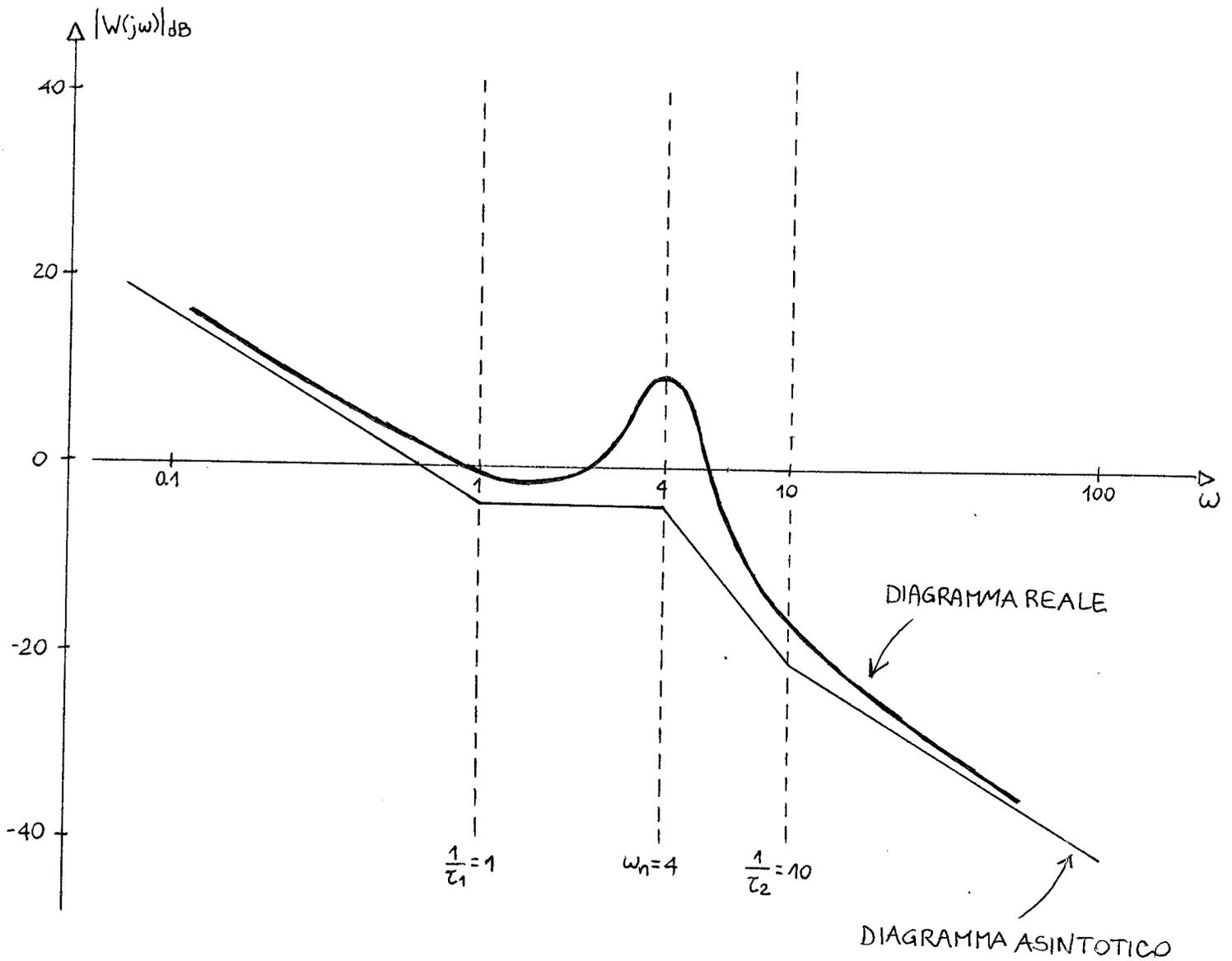
Il contributo complessivo è:  $-20 + 20 - 40 + 20 = -20 \text{ dB/dec}$ .

Abbiamo tracciato il DIAGRAMMA ASINTOTICO del modulo...

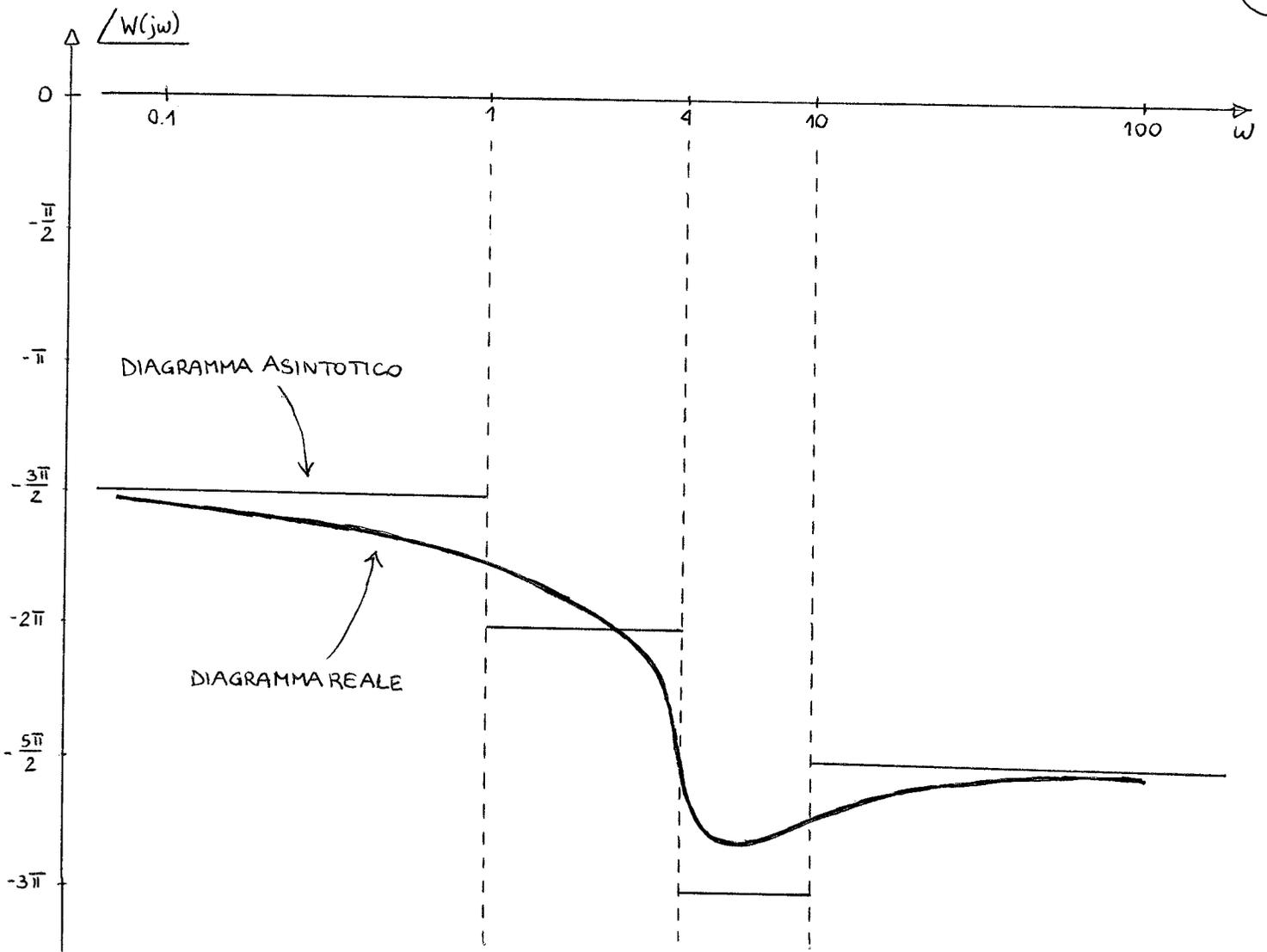
## 6. Correzione del diagramma

7

ATTENZIONE - In  $\omega = \omega_n$  dobbiamo considerare la "gobba" dovuta al coefficiente di smorzamento  $\zeta$ ...



~> TRACCIAMO ORA IL DIAGRAMMA DI BODE DELLA FASE,  
UTILIZZANDO LO STESSO METODO...



- Se  $w < \frac{1}{\tau_1} = 1$ ,

$$W_1(s) = \frac{k_b}{s}$$

$k_b < 0 \Rightarrow$  contributo  $-\pi$   
 contributo  $-\frac{\pi}{2}$

I) contributo complessivo  $e^-$ :  $-\pi - \frac{\pi}{2} = -\frac{3\pi}{2}$

- Se  $\frac{1}{\tau_1} \leq w < w_n$  ( $1 \leq w < 4$ ),

$$W_2(s) = \frac{k_b}{s} (1 - \tau_1 s)$$

contributo  $-\frac{3\pi}{2}$       zero instabile  $\Rightarrow$  contributo  $-\frac{\pi}{2}$

II) contributo complessivo  $e^-$ :  $-\frac{3\pi}{2} - \frac{\pi}{2} = -2\pi$

- Se  $\omega_n \leq \omega < \frac{1}{\tau_2}$  ( $4 \leq \omega < 10$ ),

$$W_3(s) = W_2(s) \cdot \frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$$

contributo  $-2\pi$

coppia di poli complessi coniugati stabili  $\Rightarrow$  contributo  $-\pi$

Il contributo complessivo  $e^-$ :  $-2\pi - \pi = -3\pi$ .

- Se  $\omega \geq \frac{1}{\tau_2} = 10$ ,

$$W(s) = W_3(s) \cdot (1 + \tau_2 s)$$

contributo  $-3\pi$

zero stabile  $\Rightarrow$  contributo  $+\frac{\pi}{2}$

Il contributo complessivo  $e^-$ :  $-3\pi + \frac{\pi}{2} = -\frac{5\pi}{2}$ .

# Esercizio 1

1

Data la funzione di trasferimento  $W(s) = \frac{100(s-0.2)}{(s+0.8)(s^2-2s+100)}$ ,

tracciare i diagrammi di Bode di modulo e fase della corrispondente funzione di risposta armonica  $W(i\omega)$ .

Innanzitutto, verifichiamo se  $s^2-2s+100$  ha radici reali.

$$\Delta = 4 - 400 = -396 < 0 \Rightarrow \text{radici complesse}$$

Quindi  $s^2-2s+100$  non può essere scomposto ulteriormente.

Portiamo  $W(s)$  in forma di Bode:

$$W(s) = \frac{100 \cdot (-0.2)}{0.8 \cdot 100} \frac{1 - \frac{s}{0.2}}{\left(1 + \frac{s}{0.8}\right) \left(1 - \frac{s}{50} + \frac{s^2}{100}\right)} = k_b \frac{1 + \tau_1 s}{(1 + \tau_2 s) \left(1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}\right)}$$

-0.25

dove:

$$k_b = -0.25, \quad \tau_1 = -\frac{1}{0.2} = -5, \quad \tau_2 = \frac{1}{0.8} = 1.25, \quad \omega_n^2 = 100 \Rightarrow \omega_n = 10$$

$$\frac{2\zeta}{\omega_n} = -\frac{1}{50} \Rightarrow \zeta = -\frac{\omega_n}{100} = -\frac{10}{100} = -0.1$$

I punti di rottura dei grafici sono, in ordine crescente:

$$\frac{1}{|\tau_1|} = 0.2, \quad \frac{1}{\tau_2} = 0.8, \quad \omega_n = 10.$$

Essi dividono i grafici in quattro settori:

1° settore:  $\omega \leq \frac{1}{|\tau_1|}$

L'unico contributo è quello di  $k_b$ .

modulo: costante al valore  $20 \log_{10} |k_b| = 20 \log_{10} (0.25) \approx -12.04$

fase:  $-\pi$   
↑ contributo di  $k_b < 0$

2° settore:  $\frac{1}{|\tau_1|} < \omega \leq \frac{1}{\tau_2}$

Si aggiunge il contributo di  $1 + \tau_1 s$

modulo: pendenza +20dB/decade

fase:  $-\pi - \frac{\pi}{2} = -\frac{3\pi}{2}$   
↑ contributo di  $k_b$       ↑ contributo di  $1 + \tau_1 s$  con  $\tau_1 < 0$

3° settore:  $\frac{1}{\tau_2} < \omega \leq \omega_n$

Si aggiunge il contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_2 s}$

modulo: pendenza +20 - 20 = 0 dB/decade

↑ contributo di  $k_b(1 + \tau_1 s)$       ↑ contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_2 s}$

fase:  $-\frac{3}{2}\pi - \frac{\pi}{2} = -2\pi$   
↑ contributo di  $k_b(1 + \tau_1 s)$       ↑ contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_2 s}$  con  $\tau_2 > 0$

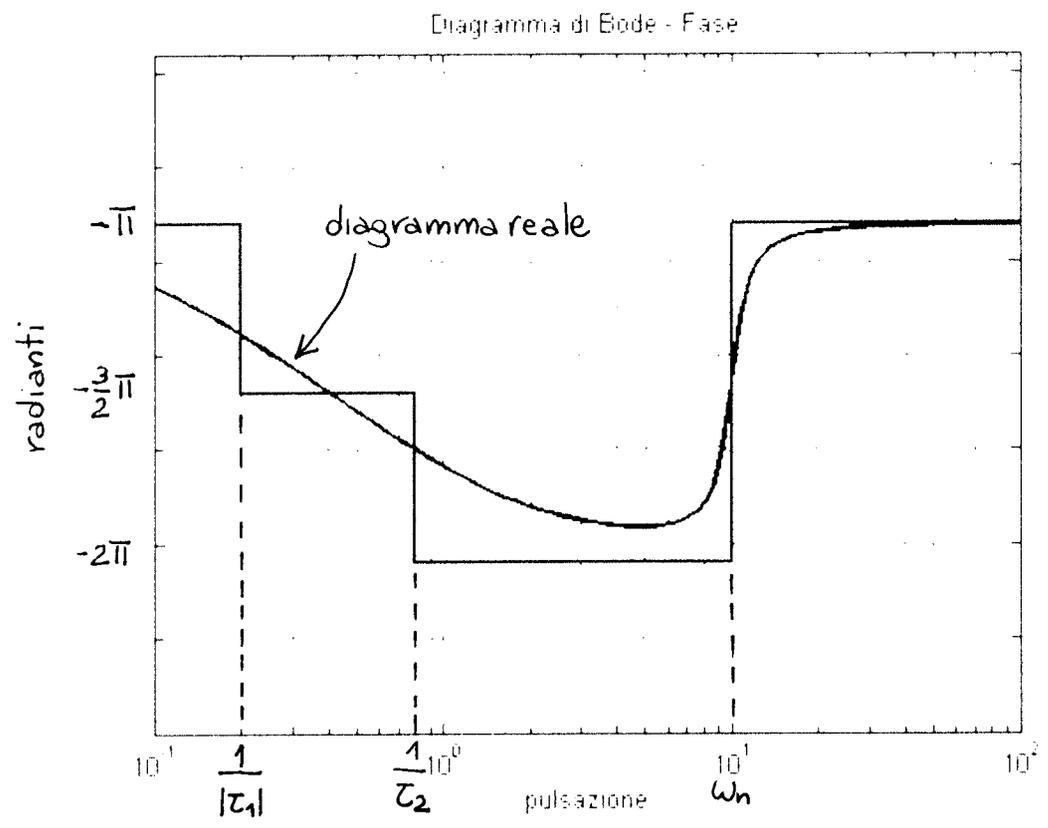
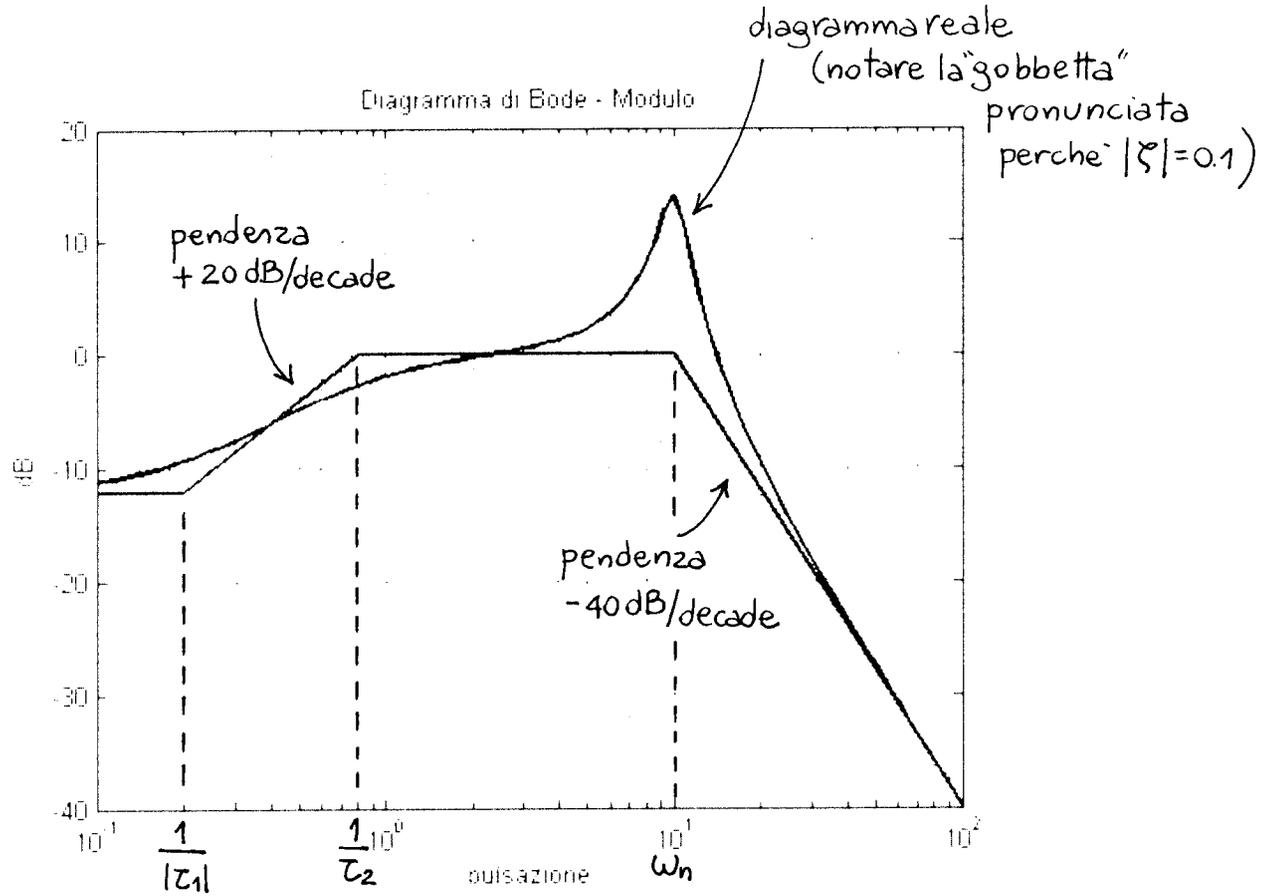
4° settore:  $\omega > \omega_n$

Si aggiunge il contributo di  $\frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n}s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$

modulo: pendenza 0 - 40 = -40 dB/decade

↑ contributo di  $\frac{k_b(1 + \tau_1 s)}{1 + \tau_2 s}$       ↑ contributo di  $\frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n}s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$

fase:  $-2\pi + \pi = -\pi$   
↑ contributo di  $\frac{k_b(1 + \tau_1 s)}{1 + \tau_2 s}$       ↑ contributo di  $\frac{1}{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n}s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}$  con  $-1 < \zeta < 0$



## Esercizio 2

4

Data la funzione di trasferimento  $W(s) = \frac{s^2 + 3.2s + 16}{s^2(s - 40)}$ ,

tracciare i diagrammi di Bode di modulo e fase della corrispondente funzione di risposta armonica  $W(i\omega)$ .

Innanzitutto, verifichiamo se  $s^2 + 3.2s + 16$  ha radici reali:

$$\Delta = 10.24 - 64 = -53.76 < 0 \Rightarrow \text{radici complesse}$$

Quindi  $s^2 + 3.2s + 16$  non può essere scomposto ulteriormente.

Portiamo  $W(s)$  in forma di Bode:

$$W(s) = \frac{\frac{16}{-40} \cdot \frac{1 + \frac{s}{5} + \frac{s^2}{16}}{s^2 \left(1 - \frac{s}{40}\right)}}{s^2} = \frac{k_b}{s^2} \frac{1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}}{1 + \tau s}$$

-0.4

dove:

$$k_b = -0.4, \quad \tau = -\frac{1}{40} = -0.025, \quad \omega_n^2 = 16 \Rightarrow \omega_n = 4,$$

$$\frac{2\zeta}{\omega_n} = \frac{1}{5} \Rightarrow \zeta = \frac{\omega_n}{10} = \frac{4}{10} = 0.4$$

I punti di rottura dei grafici sono, in ordine crescente:

$$\omega_n = 4, \quad \frac{1}{|\tau|} = 40$$

Essi dividono i grafici in tre settori:

1° settore:  $\omega \leq \omega_n$

L'unico contributo è quello di  $\frac{k_b}{s^2}$

modulo: la pendenza è  $-40 \text{ dB/decade}$ . Tuttavia, per posizionare correttamente l'asintoto, ci occorre anche l'intersezione con l'asse delle ascisse (0 dB). Abbiamo:

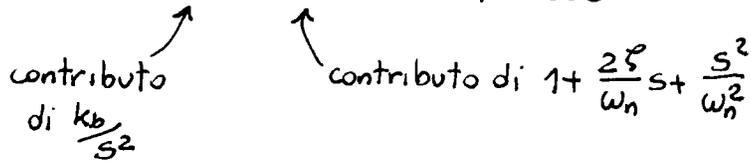
$$\left| \frac{k_b}{(i\omega)^2} \right| = 1 \Leftrightarrow \frac{|k_b|}{\omega^2} = 1 \Leftrightarrow \omega = \sqrt{|k_b|} = 0.63 \triangleq \omega^*$$

fase: dato che  $k_b < 0$  e  $h=2$ , dalla tabella dei contributi asintotici otteniamo il valore  $-\pi - 2 \cdot \frac{\pi}{2} = -2\pi$ .

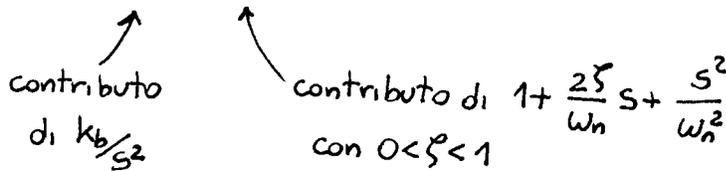
2° settore:  $\omega_n < \omega \leq \frac{1}{|\tau|}$

Si aggiunge il contributo di  $1 + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + \frac{s^2}{\omega_n^2}$

modulo: pendenza  $-40 + 40 = 0$  dB/decade



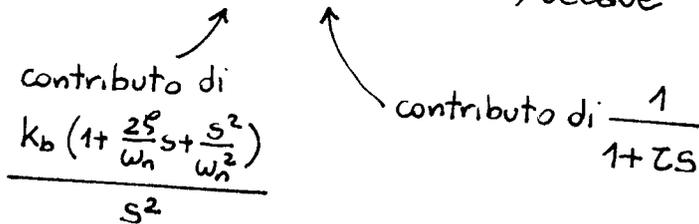
fase:  $-2\pi + \pi = -\pi$



3° settore:  $\omega > \frac{1}{|\tau|}$

Si aggiunge il contributo di  $\frac{1}{1+\tau s}$

modulo: pendenza  $0 - 20 = -20$  dB/decade



fase:  $-\pi + \frac{\pi}{2} = -\frac{\pi}{2}$

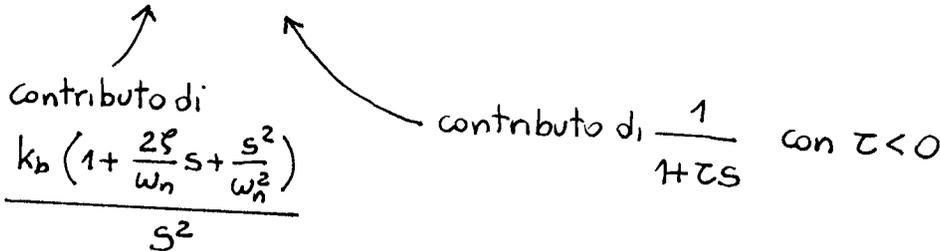


Diagramma di Bode - Modulo

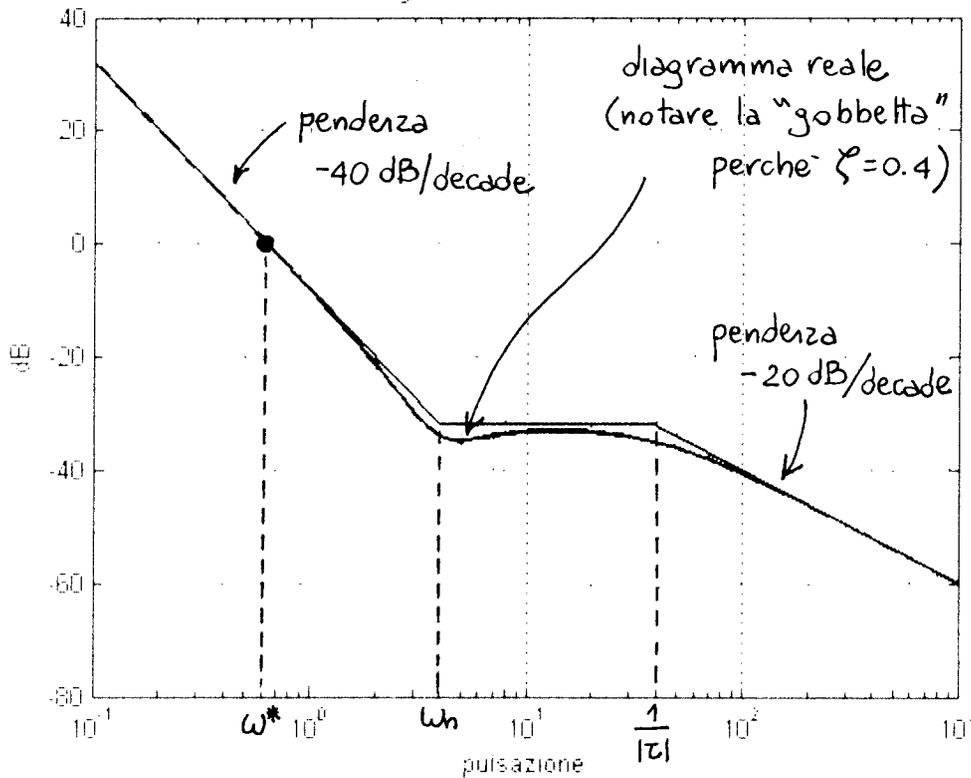
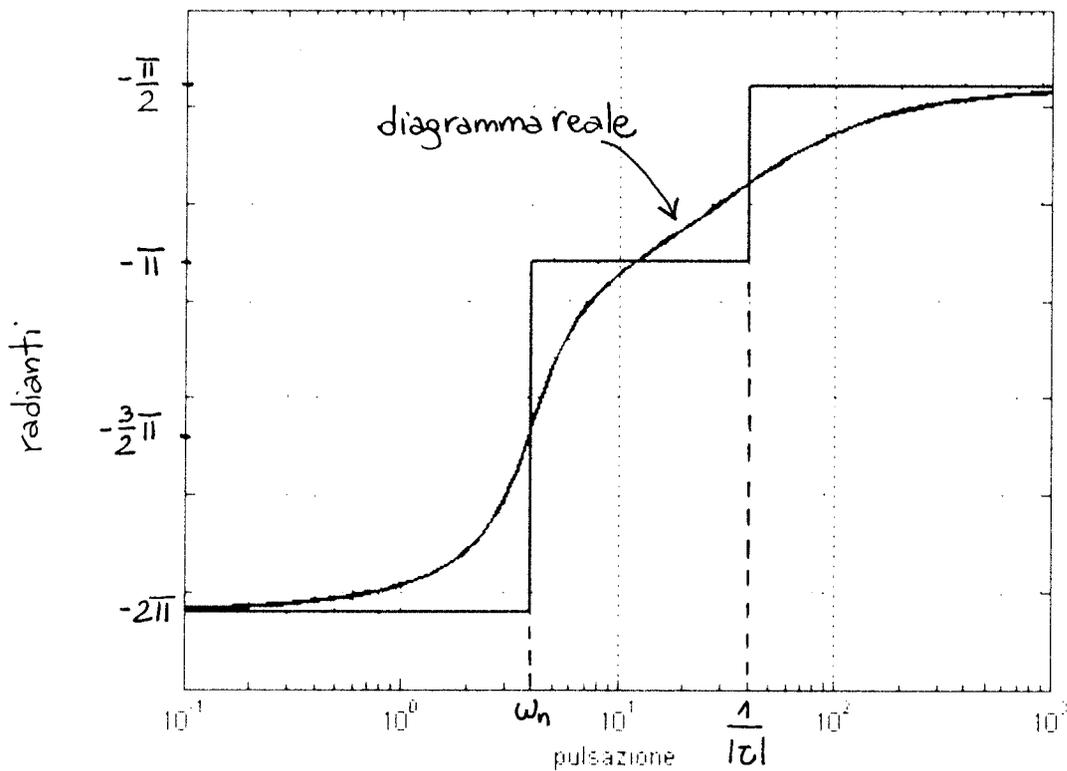


Diagramma di Bode - Fase

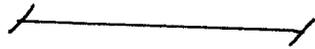


### Esercizio 3

7

Data la funzione di trasferimento  $W(s) = \frac{1000 \cdot s (s^2 + 0.04)}{(s+1)(s+8)^2}$ ,

tracciare i diagrammi di Bode di modulo e fase della corrispondente funzione di risposta armonica  $W(i\omega)$ .



Il fattore  $s^2 + 0.04$  ha radici immaginarie pure, e non può essere scomposto ulteriormente.

Portiamo  $W(s)$  in forma di Bode:

$$W(s) = \frac{1000 \cdot 0.04}{8^2} \frac{s \left(1 + \frac{s^2}{0.04}\right)}{(1+s) \left(1 + \frac{s}{8}\right)^2} = k_b \frac{s \left(1 + \frac{s^2}{\omega_n^2}\right)}{(1+\tau_1 s) (1+\tau_2 s)^2}$$

$\swarrow$   
0.625

dove:

$$k_b = 0.625, \tau_1 = 1, \tau_2 = \frac{1}{8} = 0.125, \omega_n^2 = 0.04 \Rightarrow \omega_n = 0.2, \zeta = 0.$$

I punti di rottura dei grafici sono, in ordine crescente:

$$\omega_n = 0.2, \frac{1}{\tau_1} = 1, \frac{1}{\tau_2} = 8$$

Essi dividono i grafici in quattro settori:

1° settore:  $\omega \leq \omega_n$

L'unico contributo è quello di  $k_b s$ .

modulo: la pendenza è  $+20$  dB/decade. Tuttavia, per posizionare correttamente l'asintoto, ci occorre anche l'intersezione con l'asse delle ascisse (0 dB). Abbiamo:

$$|k_b(i\omega)| = 1 \Leftrightarrow |k_b| \omega = 1 \Leftrightarrow \omega = \frac{1}{|k_b|} = 1.6 \triangleq \omega^*$$

fase: dato che  $k_b > 0$  e  $h=1$ , dalla tabella dei contributi asintotici otteniamo il valore  $+\frac{\pi}{2}$ .

2° settore:  $\omega_n < \omega \leq \frac{1}{\tau_1}$

Si aggiunge il contributo di  $1 + \frac{s^2}{\omega_n^2}$ .

modulo: pendenza  $+20 + 40 = +60$  dB/decade

contributo di  $k_b s$

contributo di  $1 + \frac{s^2}{\omega_n^2}$

fase:  $+\frac{\pi}{2} - \pi = -\frac{\pi}{2}$

contributo di  $k_b s$

contributo di  $1 + \frac{s^2}{\omega_n^2}$

3° settore:  $\frac{1}{\tau_1} < \omega \leq \frac{1}{\tau_2}$

Si aggiunge il contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_1 s}$

modulo: pendenza  $+60 - 20 = +40$  dB/decade

contributo di  $k_b s (1 + \frac{s^2}{\omega_n^2})$

contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_1 s}$

fase:  $-\frac{\pi}{2} - \frac{\pi}{2} = -\pi$

contributo di  $k_b s (1 + \frac{s^2}{\omega_n^2})$

contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_1 s}$  con  $\tau_1 > 0$

4° settore:  $\omega > \frac{1}{\tau_2}$

Si aggiunge il contributo di  $\frac{1}{(1 + \tau_2 s)^2}$  → si "raddoppia" il contributo!

modulo:  $+40 - 20 - 20 = 0$  dB/decade

2 volte il contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_2 s}$

fase:  $-\pi - \frac{\pi}{2} - \frac{\pi}{2} = -2\pi$

2 volte il contributo di  $\frac{1}{1 + \tau_2 s}$  con  $\tau_2 > 0$ .

Diagramma di Bode - Modulo

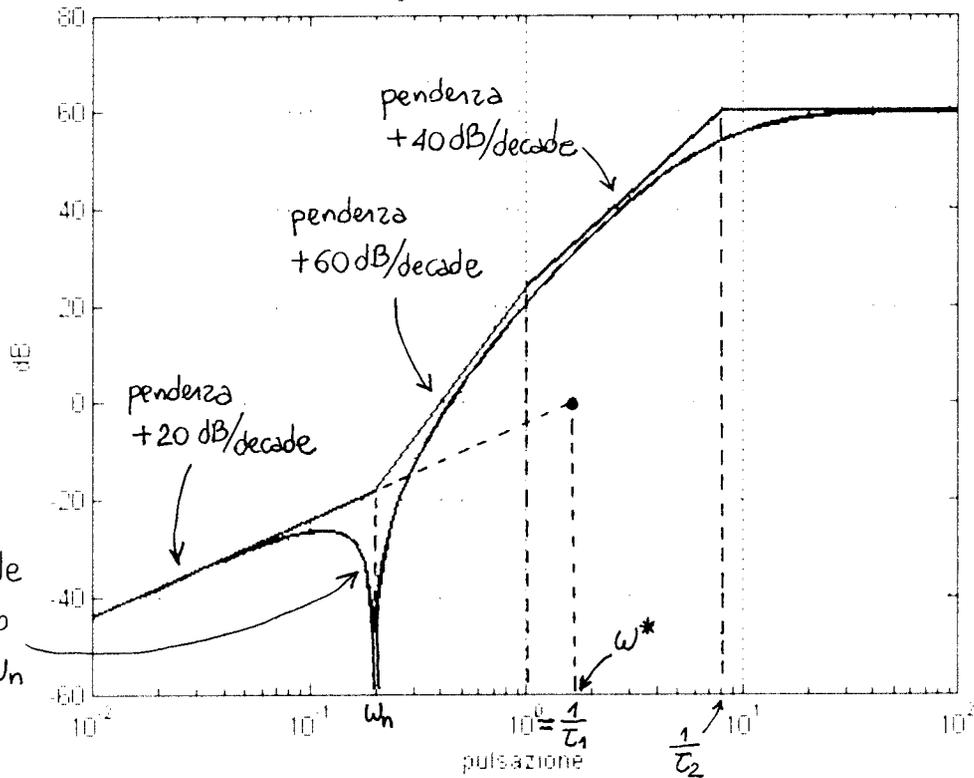
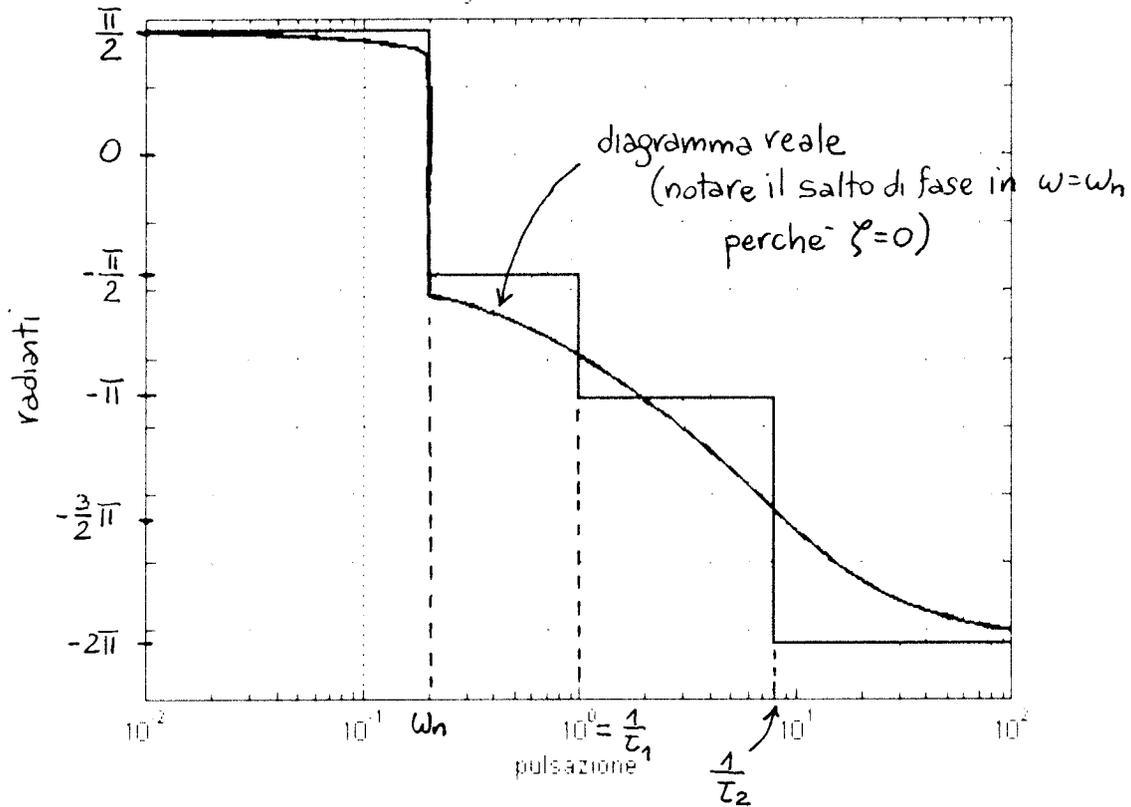
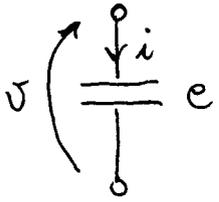


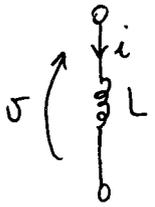
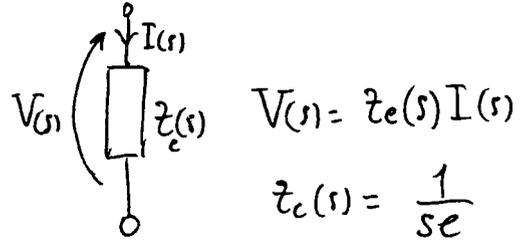
Diagramma di Bode - Fase



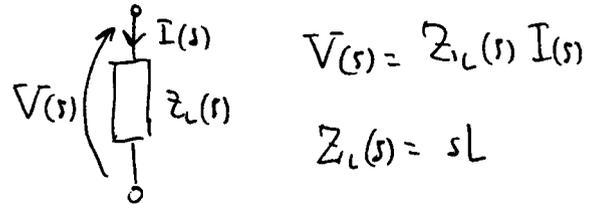
# IMPEDENZA EQUIVALENTE IN S



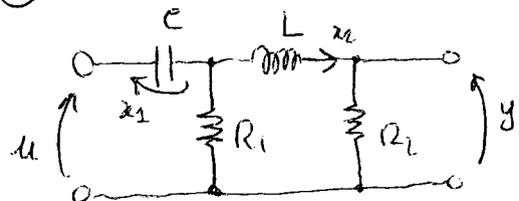
$$i = \frac{d}{dt}(e v) = \underset{\substack{\uparrow \\ e \text{ cost.}}}{e} \dot{v} \xrightarrow{\mathcal{L}} I(s) = e s \bar{V}(s) \Rightarrow V(s) = \frac{1}{s e} I(s)$$



$$v = \frac{d}{dt}(L i) = \underset{\substack{\uparrow \\ L \text{ cost.}}}{L} \dot{i} \xrightarrow{\mathcal{L}} V(s) = L s I(s)$$



(4)



$$u = x_1 + L \dot{x}_2 + R_2 x_2$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{1}{L} x_1 - \frac{R_2}{L} x_2 + \frac{1}{L} u$$

$$u = x_1 + R_1 (c \dot{x}_1 - x_2)$$

$$\dot{x}_1 = -\frac{1}{R_1 c} x_1 + \frac{1}{c} x_2 + \frac{1}{R_1 c} u$$

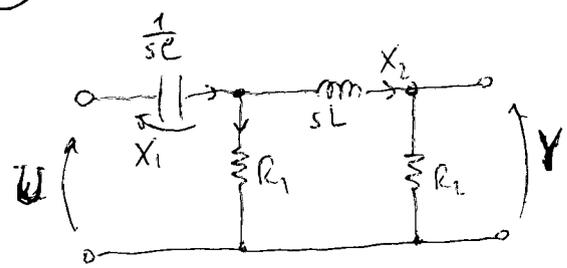
$$y = R_2 x_2$$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -\frac{1}{R_1 c} & \frac{1}{c} \\ -\frac{1}{L} & -\frac{R_2}{L} \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1/R_1 c \\ 1/L \end{pmatrix} u \\ y = (0 \quad R_2) x \end{cases}$$

$$R_1 = R_2 = L = c = 1 \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ -1 & -1 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} u \\ y = (0 \quad 1) x \end{cases}$$

$$W(s) = c(sI - A)^{-1} B + D = (0 \quad 1) \begin{pmatrix} s+1 & -1 \\ 1 & s+1 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} = \frac{(0 \quad 1) \begin{pmatrix} s+1 & 1 \\ -1 & s+1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix}}{(s+1)^2 + 1} = \frac{s}{s^2 + 2s + 2}$$

(5)



$$U = X_1 + sL X_2 + Y$$

$$Y = R_2 X_2$$

$$U = X_1 + R_2 (s c X_1 - X_2) = X_1 + R_2 s c X_1 - Y R_1 / R_2$$

$$U = X_1 + \frac{sL}{R_2} Y + Y$$

$$U = (1 + R_2 s c) X_1 - \frac{R_1}{R_2} Y \Rightarrow X_1 = \frac{1}{1 + s R_2 c} (U + \frac{R_1}{R_2} Y)$$

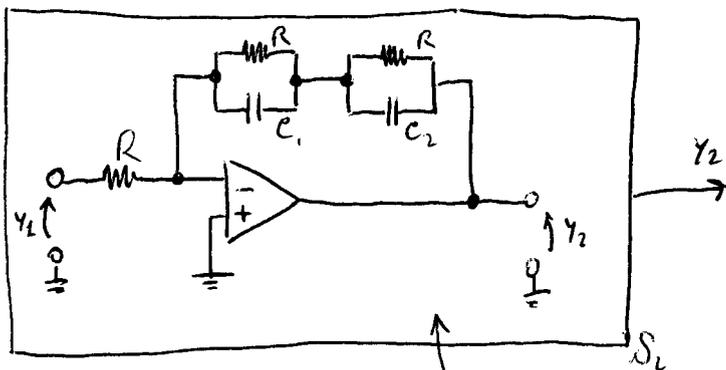
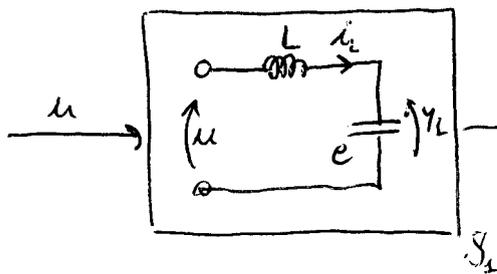
$$U = \frac{1}{1 + s R_2 c} (U + \frac{R_1}{R_2} Y) + (1 + s \frac{L}{R_2}) Y$$

$$R_1 = R_2 = c = L = 1 \Rightarrow U = \frac{1}{1+s} (U + Y) + (1+s) Y = \frac{1}{1+s} U + \frac{1}{1+s} Y + (1+s) Y$$

$$(1+s)U - U = Y + (1+s)^2 Y \Rightarrow sU = (s^2 + 2s + 2) Y$$

$$Y = \frac{s}{s^2 + 2s + 2} U \Rightarrow W(s) = \frac{s}{s^2 + 2s + 2}$$

IMPEDENZA EQUIVALENTE IN S

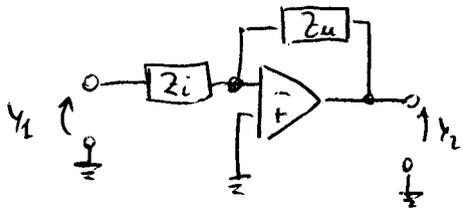


$R=L=e=1$   
 $e_1=e_2=e$

- 1) I-S-U
- 2) RISPOSTA  $u(t) = 10 \delta(t)$
- 3) STADIALE STAT., RAGG. E OSS. DI  $S_2$

(!) SISTEMA NON RAGGIUNGIBILE  
E NON CONTROLLABILE  
SE  $x_1 = v_{e1}$ ,  $x_2 = v_{e2}$ .  
FORMA MINIMA SE  $x' = x_1 + x_2$

1)  $u = L \frac{d}{dt}(e \dot{y}_1) + \dots = LC \ddot{y}_1 + \dots \Rightarrow G_1(s) = \frac{Y_1(s)}{U(s)} = \frac{1}{1+s^2}$



$G_2(s) = \frac{Y_2(s)}{Y_1(s)} = - \frac{Z_u(s)}{Z_i(s)} = - \frac{2 \frac{R \cdot \frac{1}{sC}}{R + \frac{1}{sC}}}{R} = - \frac{2R}{1+sRC} = - \frac{2}{1+s}$

(!) DENOMINATORE GRADO 1  
↓  
CANCELLAZIONI SE SI SCEGLIONO LE TENSIONI SULLE C CONE VAR. DI STATO

$G(s) = G_1(s) G_2(s) = \frac{1}{s^2+1} \left( - \frac{2}{s+1} \right) = - \frac{2}{(s^2+1)(s+1)} = \frac{-2}{s^3+s^2+s+1}$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 0 & -1 \\ 1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & -1 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} -2 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} u \\ y = (0 \ 0 \ 1) x \end{cases}$$

FORMA CANONICA DI OSSERVAZIONE

2)  $u(t) = 10 \delta(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} U(s) = 10 \Rightarrow Y(s) = G(s)U(s) = \frac{-20}{(s^2+1)(s+1)} = \frac{10}{s^2+1} + \frac{-10}{s+1}$

$Y(s) = 10 \left( \frac{s}{s^2+1} - \frac{1}{s^2+1} - \frac{1}{s+1} \right) \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} y(t) = 10 (\cos(t) - \sin(t) - e^{-t}) \delta_{-1}(t)$

3) PER COSTRUIRE LA ISU DI  $S_2$  PROVATO A SCEGLIERE COME VAR. DI STATO LE TENSIONI AI CAPI DELLE DUE CAPACITA'

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = \frac{1}{RC} (-x_1 + u) \\ \dot{x}_2 = \frac{1}{RC} (-x_2 + u) \\ y = -x_1 - x_2 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{\tilde{x}} = \begin{pmatrix} -\frac{1}{RC} & 0 \\ 0 & -\frac{1}{RC} \end{pmatrix} \tilde{x} + \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} u \\ y = (-1 \quad -1) \tilde{x} \end{cases}$$

$$W(s) = (-1 \quad -1) \begin{pmatrix} s + \frac{1}{RC} & 0 \\ 0 & s + \frac{1}{RC} \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} = (-1 \quad -1) \begin{pmatrix} \frac{1}{s + \frac{1}{RC}} & 0 \\ 0 & \frac{1}{s + \frac{1}{RC}} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \stackrel{\text{CANCELLAZIONI!}}{\downarrow} = \frac{-2}{s + \frac{1}{RC}}$$

• VERIFICHIAMO LA RAGGIUNGIBILITA' E CONTROLLABILITA':

$$M_R = (B \quad AB) = \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ 1 & -1 \end{pmatrix} \Rightarrow \rho(M_R) = 1 < 2 \Rightarrow \text{SISTEMA NON COMPLETAMENTE RAGGIUNGIBILE}$$

$$M_O = (e^T \quad A^T e^T) = \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \Rightarrow \rho(M_O) = 1 < 2 \Rightarrow \text{SISTEMA NON COMPLETAMENTE OSSERVABILE}$$

• EVIDENTE ERRORE DI MODELLAZIONE  $\Rightarrow$  CAMBIAMO SCELTA VAR. DI STATO:

$$x = v_{c1} + v_{c2} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = \tilde{x}_1 + \tilde{x}_2 = \frac{1}{RC} (-x + 2u) \\ y = -x \end{cases} \leftarrow \text{SISTEMA IN FORMA MINIMA}$$

• IL SISTEMA  $S_2$  E' ASINTOTICAMENTE STABILE

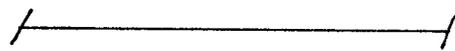
## Esercizio

①

Studiare la stabilità del sistema  $\dot{x}(t) = Ax(t)$ , dove

$$A = \begin{bmatrix} -\frac{3}{2} & 0 & -\frac{1}{2} \\ -\frac{1}{2}a^2 & a^2-1 & \frac{1}{2}a^2 \\ -\frac{1}{2} & 0 & -\frac{3}{2} \end{bmatrix}$$

e  $a \in \mathbb{R}$  è un parametro.



Calcoliamo gli autovalori della matrice  $A$ .

$$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A) = [\lambda - (a^2 - 1)] \det \begin{pmatrix} \lambda + \frac{3}{2} & \frac{1}{2} \\ \frac{1}{2} & \lambda + \frac{3}{2} \end{pmatrix} =$$

↑  
sviluppando il  
calcolo del determinante  
rispetto alla seconda colonna

$$= [\lambda - (a^2 - 1)] \left[ \left(\lambda + \frac{3}{2}\right)^2 - \frac{1}{4} \right] = [\lambda - (a^2 - 1)] (\lambda^2 + 3\lambda + 2) =$$

$$= [\lambda - (a^2 - 1)] (\lambda + 1)(\lambda + 2)$$

$$\Delta = 9 - 8 = 1$$
$$\lambda = \frac{-3 \pm 1}{2} = \begin{cases} -2 \\ -1 \end{cases}$$

Gli autovalori della matrice  $A$  sono:

$$\lambda_1 = a^2 - 1$$

$$\lambda_2 = -1 \quad \Rightarrow \quad \lambda_2 < 0$$

$$\lambda_3 = -2 \quad \Rightarrow \quad \lambda_3 < 0$$

Procediamo ora allo studio della stabilità del sistema al variare del parametro  $a$ , ricordando che il sistema è a tempo continuo, e quindi ci interessa il segno [della parte reale] degli autovalori.

Abbiamo tre casi:

2

$$1) \quad \underline{\lambda_1 < 0 \Leftrightarrow a^2 - 1 < 0 \Leftrightarrow -1 < a < 1}$$

Dato che  $\lambda_1 < 0, \lambda_2 < 0, \lambda_3 < 0$ , il sistema è asintoticamente stabile.

$$2) \quad \underline{\lambda_1 > 0 \Leftrightarrow a^2 - 1 > 0 \Leftrightarrow a < -1 \text{ oppure } a > 1}$$

Dato che  $\lambda_1 > 0$ , il sistema è instabile.

$$3) \quad \underline{\lambda_1 = 0 \Leftrightarrow a^2 - 1 = 0 \Leftrightarrow a = \pm 1}$$

In questo caso,  $\lambda_1 = 0$  e  $\lambda_2 < 0, \lambda_3 < 0$ .



Per questo autovalore, verifichiamo se vale  $\mu_1 = \nu_1$ .

In effetti,  $\mu_1 = 1$  implica  $\nu_1 = 1$ , e quindi  $\mu_1 = \nu_1$ .

Dunque, il sistema è semplicemente stabile.

# STABILITA' CONDIZIONATA

$$P(s) = \alpha s^3 + \beta s^2 + \gamma s + \delta \quad , \quad \alpha \in [3, 4] \quad , \quad \beta \in [2, 3] \quad , \quad \gamma \in [1, 2]$$

## • KHARITONOV

$$P_a = \alpha^+ s^3 + \beta^+ s^2 + \gamma s + \delta^- = 4s^3 + 3s^2 + 6s + 1 \quad \rightarrow \text{OK}$$

$$P_b = \alpha^- s^3 + \beta^- s^2 + \gamma s + \delta^+ = 3s^3 + 2s^2 + 6s + 2 \quad \rightarrow \text{OK}$$

$$P_c = \alpha^+ s^3 + \beta^- s^2 + \gamma s + \delta^- = 4s^3 + 2s^2 + 6s + 1 \quad \rightarrow \text{OK}$$

$$P_d = \alpha^- s^3 + \beta^+ s^2 + \gamma s + \delta^+ = 3s^3 + 3s^2 + 6s + 2 \quad \rightarrow \text{OK}$$

$$\begin{array}{c|cc} (P_a) & 3 & 4 & 6 \\ & 2 & 3 & 1 \\ \hline & 1 & 14/3 & \\ & 0 & 1 & \end{array}$$

$$\begin{array}{c|cc} (P_b) & 3 & 3 & 6 \\ & 2 & 2 & 2 \\ \hline & 1 & 3 & \\ & 0 & 2 & \end{array}$$

$$\begin{array}{c|cc} (P_c) & 3 & 4 & 6 \\ & 2 & 2 & 1 \\ \hline & 1 & 4 & \\ & 0 & 1 & \end{array}$$

$$\begin{array}{c|cc} (P_d) & 3 & 3 & 6 \\ & 2 & 3 & 2 \\ \hline & 1 & 4 & \\ & 0 & 2 & \end{array}$$

## • ROUTH

$$\begin{array}{c|cc} & 3 & \alpha & 6 \\ & 2 & \beta & \gamma \\ \hline & 1 & l_1 & \\ & 0 & \gamma & \end{array}$$

$$l_1 = -\frac{1}{\beta} \begin{vmatrix} \alpha & 6 \\ \beta & \gamma \end{vmatrix} = -\frac{1}{\beta} (\alpha\gamma - 6\beta)$$

$$\begin{cases} \alpha > 0 & \rightarrow \text{OK} \\ \beta > 0 & \rightarrow \text{OK} \\ l_1 > 0 & \longrightarrow \alpha\gamma - 6\beta < 0 \\ \gamma > 0 & \rightarrow \text{OK} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \alpha\gamma - 6\beta \geq \alpha^- \gamma^- - 6\beta^+ = 3 - 18 = -15 \\ \alpha\gamma - 6\beta \leq \alpha^+ \gamma^+ - 6\beta^- = 8 - 12 = -4 \end{cases}$$

$$-15 \leq \alpha\gamma - 6\beta \leq -4$$

↓

OK

# CONTROLLABILITÀ e OSSERVABILITÀ

$$\dot{x} = \begin{pmatrix} -1 & 0 & k \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 2 \end{pmatrix} u$$

Per quali valori di  $k$  il sistema è completamente controllabile?

$$C = (b \quad Ab \quad A^2b) = \begin{pmatrix} 0 & 2k & -4k \\ 1 & -1 & 1 \\ 2 & -2 & 2 \end{pmatrix}$$

$\rho(C) \leq 2$  perché due righe di prodotti  
 $\Rightarrow$  MAI completamente controllabile

$$\dot{x} = \begin{pmatrix} 3 & k \\ 0 & 3 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} h \\ 1 \end{pmatrix} u$$

Per quali  $k$  e  $h$  il sistema è completamente controllabile?

$$C = (b \quad Ab) = \begin{pmatrix} h & 3kh \\ 1 & 3 \end{pmatrix}$$

$\det(C) = -k \Rightarrow$  completamente controllabile  
 $\forall h \text{ e } \forall k \neq 0$

$$\dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 1 \\ -1 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix} u$$

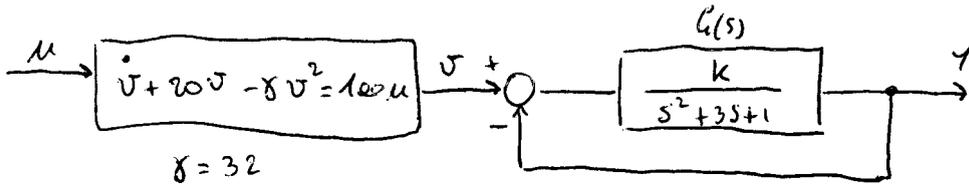
$$y = (1 \quad 0 \quad 0)x$$

Discutere le proprietà strutturali (stabilità, controllabilità, osservabilità)

1) Poli del sistema:  $sI - A = \begin{pmatrix} s & -1 & -1 \\ 1 & s+2 & 0 \\ 0 & 0 & s+1 \end{pmatrix} \Rightarrow \det(sI - A) = (s+1)^3 \Rightarrow$  3 poli reali coincidenti in  $-1 \Rightarrow$  A.S.

2) Controllabilità:  $C = (b \quad Ab \quad A^2b) = \begin{pmatrix} 0 & 1 & -2 \\ 1 & -2 & 3 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \Rightarrow \rho(C) = 2 \Rightarrow$  N.e.c.

3) Osservabilità:  $O = \begin{pmatrix} c^T \\ c^T A \\ c^T A^2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 1 \\ -1 & -2 & -1 \end{pmatrix} \Rightarrow \rho(O) = 3 \Rightarrow$  e.o.



- 1) i-s-u
- 2) Punti di equilibrio per  $u = \text{cost}$
- 3) Modello linearizzato per  $u = 0$
- 4) Valori di  $k$  per cui sist. stabile e  $W(s)$
- 5) Diagrammi di Bode; sintonia  $\omega_3$  [con  $k=32$ ]
- 6) Controllabilità e osservabilità mod. linearizzato

1)

$$W_1(s) = \frac{V(s)}{U(s)} \quad W_2(s) = \frac{Y(s)}{V(s)} = \frac{G(s)}{1 + G(s)} = \frac{k}{s^2 + 35s + 1 + k}$$

$$\begin{cases} \ddot{y} + 3\dot{y} + (1+k)y = kv & (i-u)_2 \\ \ddot{v} + 20\dot{v} - 32v = 100u & (i-u)_1 \end{cases} \quad \begin{cases} \dot{x}_1 = -20x_1 + 32x_2 + 100u \\ \dot{x}_2 = x_3 \\ \dot{x}_3 = -3x_3 - (1+k)x_2 + kx_1 \\ y = x_2 \end{cases} \quad (i-s-u)$$

$x_1 = v, \quad x_2 = y, \quad x_3 = \dot{y}$

2)

$$\begin{cases} 0 = -20x_1 + 32x_2 + 100u \\ 0 = x_3 \\ 0 = kx_1 - (1+k)x_2 - 3x_3 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} 8x_2^2 - 5x_2 + 25u = \phi \\ x_1 = \frac{5 \pm \sqrt{25 - 800u}}{16} = \frac{5 \pm 5\sqrt{1 - 32u}}{16} \\ x_2 = \frac{k}{k+1} \cdot \frac{5 \pm 5\sqrt{1 - 32u}}{16} \\ x_3 = \phi \end{cases}$$

$u = \phi \Rightarrow x_1 = 0, 5/8; \quad x_2 = \frac{k}{k+1} x_1; \quad x_3 = 0$

$x_{e1} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}, \quad x_{e2} = \begin{pmatrix} 5/8 \\ \frac{5}{8} \frac{k}{k+1} \\ \phi \end{pmatrix}$

3) Punto di equil. nel

$$\begin{cases} \delta \dot{x} = A \delta x + b \delta u \\ \delta y = c^T \delta x + d \delta u \end{cases} \quad A = \left. \frac{\partial f}{\partial x} \right|_{x=x_{e1}, u=\phi} = \begin{pmatrix} -20 + 64x_2 & \phi & \phi \\ \phi & \phi & 1 \\ k & -1-k & -3 \end{pmatrix} \Big|_{x=x_{e1}}$$

$$b = \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{x=x_{e1}, u=\phi} = \begin{pmatrix} 100 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}; \quad c^T = \left. \frac{\partial y}{\partial x} \right|_{x=x_{e1}, u=\phi} = (0 \quad 1 \quad 0); \quad d = \left. \frac{\partial y}{\partial u} \right|_{x=x_{e1}, u=\phi} = \phi$$

$$u = \overset{0}{\hat{u}} + \delta u = \delta u, \quad x = \overset{0}{\hat{x}} + \delta x = \delta x, \quad y = \overset{0}{\hat{y}} + \delta y = \delta y$$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ k & -1-k & -3 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 100 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} u \\ y = (0 \quad 1 \quad 0) x \end{cases}$$

$$4) W(s) = e^T (sI - A)^{-1} b + d = (0 \quad 1 \quad 0) \begin{pmatrix} s+2 & 0 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ -k & k+1 & s+3 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 100 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} = \frac{(0 \quad 1 \quad 0) \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 100 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}}{(s+2)(s^2+3s+k+1)}$$

$$W(s) = \frac{100 \overset{k}{0} \overset{1}{1}}{(s+2)(s^2+3s+k+1)} = \frac{100 k}{(s+2)(s^2+3s+k+1)}$$

Stabile  $\Leftrightarrow k+1 > 0 \Leftrightarrow k > -1$

$$5) k=22 \Rightarrow W(s) = \frac{3200}{(s+2)(s^2+3s+33)} \rightarrow W(j\omega) = W(s)|_{s=j\omega} = \frac{3200}{2(1+0.05j\omega) \sqrt{33} \left(1 + \frac{1}{11}j\omega - \frac{\omega^2}{33}\right)}$$

$$\frac{1}{\tau_1} = 2 \text{ rad/s}, \quad \omega_n = 5.24 \text{ rad/s}$$

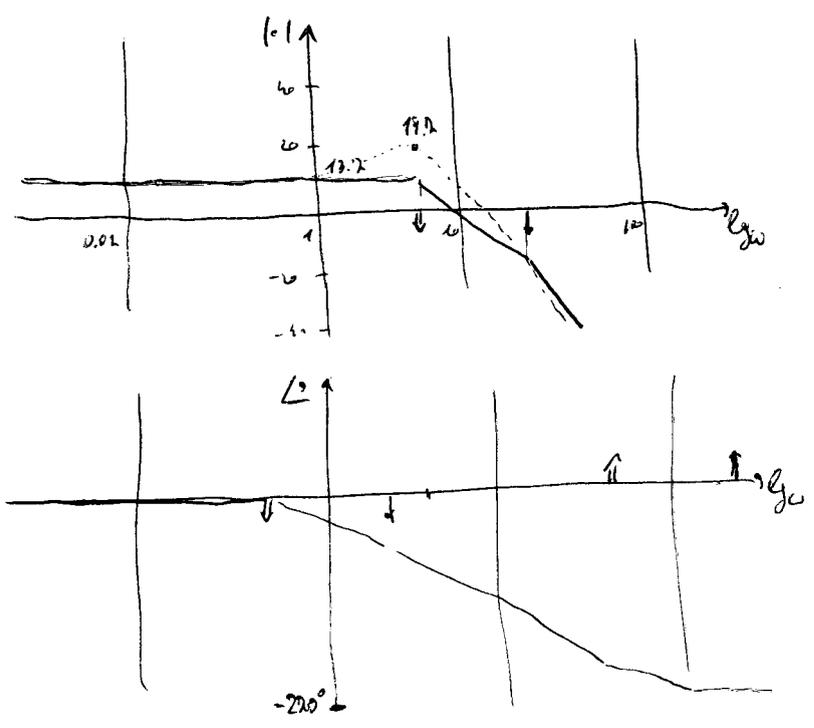
$$[4.85]_{dB} = 19.2 = [M]_{dB}$$

$$\begin{cases} \zeta_1 = 0.05 \\ \omega_n = \sqrt{33} \approx 5.24 \\ \frac{2\zeta}{\omega_n} = \frac{1}{11} \Rightarrow \zeta = 0.26 \end{cases}$$

$$\omega_2 = \omega_n \sqrt{1-\zeta^2} \approx 5.34 \text{ rad/s} \quad [M]_{dB} \\ \eta_2 = (2\zeta \sqrt{1-\zeta^2})^{-1} \approx 5.98 \rightarrow |W(j\omega_2)|_{dB} = 19.2 + 5.98 = 25.18 \text{ dB}$$

$$W(\sqrt{33}) = -2.46 - j0.58 = 8.92 e^{-j105^\circ}$$

$$[W(5.24)]_{dB} = -19 \text{ dB}$$



**CONTROLLABILITÀ ED OSSERVABILITÀ**

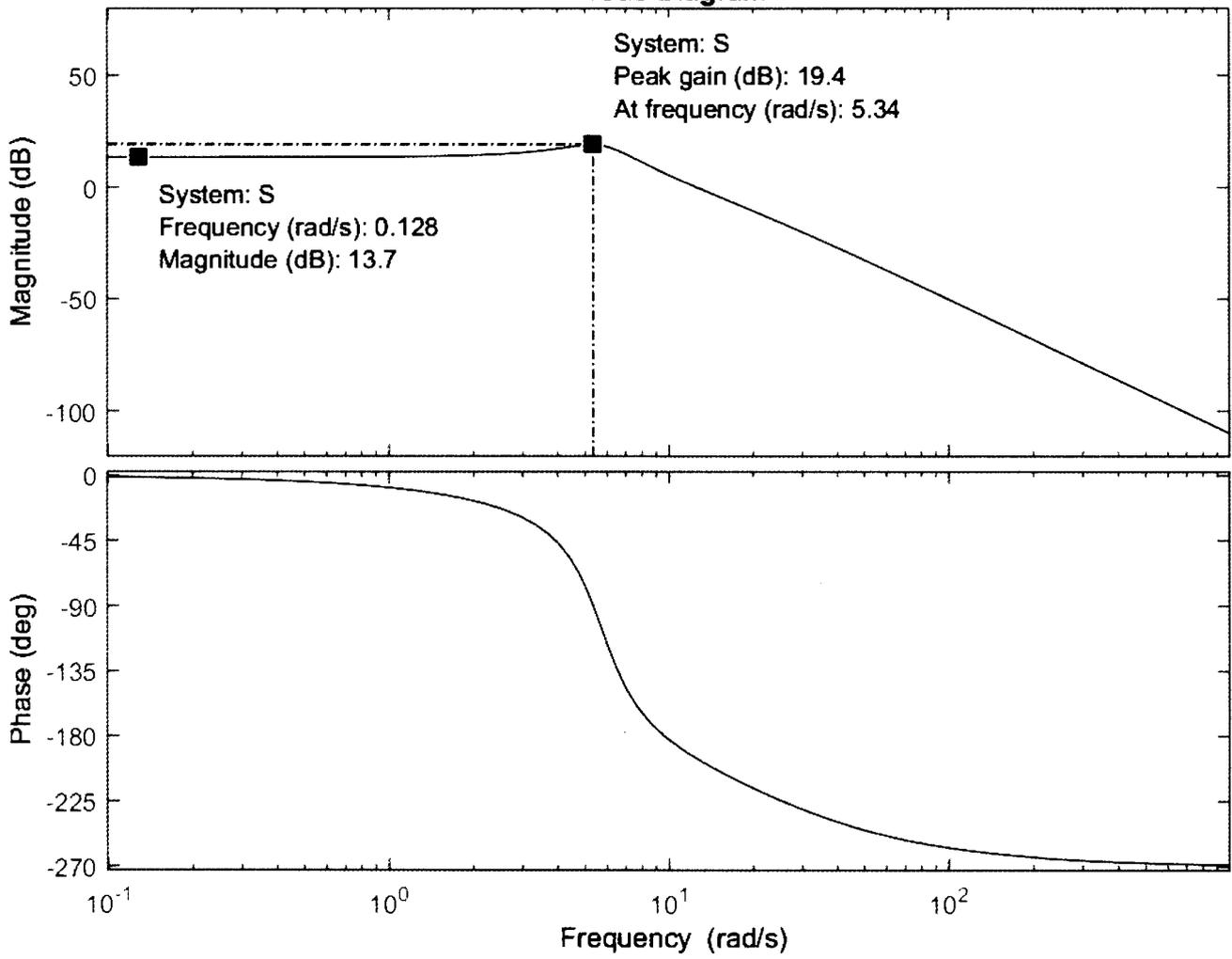
$$C = (b \quad Ab \quad A^2b) = 100 \begin{pmatrix} 1 & -2 & 400 \\ 0 & 0 & 22 \\ 0 & 22 & -216 \end{pmatrix}$$

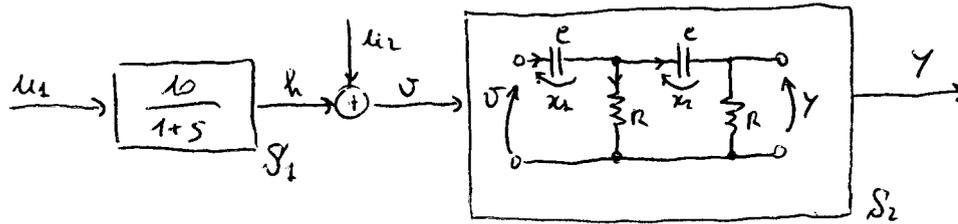
$$\rho(C) = 3 \Rightarrow \text{Completamente Controllabile}$$

$$O = \begin{pmatrix} e^T \\ e^T A \\ e^T A^2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 22 & -33 & -1 \end{pmatrix}$$

$$\rho(O) = 3 \Rightarrow \text{Completamente Osservabile}$$

### Bode Diagram

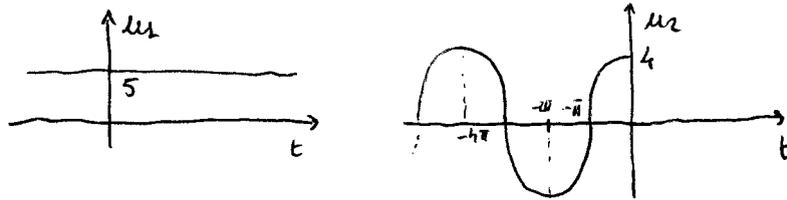




$R=C=1$

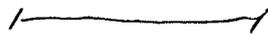
1) i-s-u

2) Risposta al segnale:



3) Diagrammi di Bode e bande passante per  $Y/U_1$ .

4) Omnidirezionalità e controllabilità.



1)

$$S_1: W_1 = \frac{10}{1+s} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_3 + x_3 = 10 u_1 \\ h = x_3 \end{cases}$$

$$S_2: \begin{cases} \dot{v} = x_1 + x_2 + R e \dot{x}_2 \\ C R (\dot{x}_1 - \dot{x}_2) = x_2 + R e \dot{x}_2 \end{cases} \quad \begin{cases} \dot{x}_2 = -x_1 - x_2 + v \\ \dot{x}_1 = 2\dot{x}_2 + x_2 = -2x_1 - 2x_2 + 2v + x_2 = -2x_1 - x_2 + 2v \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = -2x_1 - x_2 + 2v \\ \dot{x}_2 = -x_1 - x_2 + v \\ Y = -x_1 - x_2 + v \end{cases} \quad v = \overset{x_3}{h} + u_2 \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = -2x_1 - x_2 + 2x_3 + 2u_2 \\ \dot{x}_2 = -x_1 - x_2 + x_3 + u_2 \\ \dot{x}_3 = -x_3 + 10 u_1 \\ Y = -x_1 - x_2 + x_3 + u_2 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -2 & -1 & 2 \\ -1 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & -1 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 & 2 \\ 0 & 1 \\ 10 & 0 \end{pmatrix} u \\ Y = (-1 \quad -1 \quad 1) x + (0 \quad 1) u \end{cases} \quad u = \begin{pmatrix} u_1 \\ u_2 \end{pmatrix}$$

2) Principio di sovrapposizione degli effetti:  $Y = Y_1 + Y_2$

$$S_2: \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -2 & -1 \\ -1 & -1 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \end{pmatrix} v \\ Y = (-1 \quad -1) x + (1) v \end{cases} \quad W_2(s) = c^T (sI - A)^{-1} b + d = \frac{(-1 \quad -1) \begin{pmatrix} s+1 & -1 \\ -1 & s+2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \end{pmatrix}}{(s+2)(s+1) - 1} + 1$$

$$= \frac{(-s-1-s) \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \end{pmatrix}}{s^2 + 3s + 1} + 1 = \frac{1-3s}{s^2 + 3s + 1} + 1 = \frac{s^2}{s^2 + 3s + 1}$$

$$= \frac{s^2}{(s+2.62)(s+0.382)} \Rightarrow \text{Poli } \text{Re} < 0!$$

2

$$u_2(t) = 4 \cos\left(\frac{1}{2}t\right) - 4 \cos\left(\frac{1}{2}t\right) \delta_{-1}(t) = u_{21}(t) - u_{22}(t)$$

$$W_2(j0.5) = -0.0662 + 0.133j = 0.15 e^{j2.03} \Rightarrow Y_{21}(t) = 0.60 \cdot \cos(0.5t + 2.03)$$

$$u_{22}(t) = 4 \cos(0.5t) \delta_{-1}(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} U_{22}(s) = 4 \frac{s}{s^2 + 1/4} \Rightarrow Y_{22}(s) = \frac{4s^3}{(s+2.62)(s+0.382)(s^2+0.25)}$$

$$Y_{22}(s) = \frac{r_1''}{s+2.62} + \frac{r_2''}{s+0.382} + \frac{r_3''}{s-j0.5} + \frac{r_3^*}{s+j0.5} \quad ; \quad r_3 = 0.30 e^{+j2.03}$$

$$j_{22}(t) = \left( 4.52 e^{-2.62t} - 0.252 e^{-0.382t} + 0.60 \cos(0.5t + 2.03) \right) \delta_{-1}(t)$$

$$W_{u_2}(s) = W_{u_1}(s) \cdot W_2(s) = \frac{10 s^2}{(s+1)(s^2+s+2)} \Rightarrow W_{u_2}(0) = \emptyset \Rightarrow \gamma_2(t) = \emptyset$$

↑  
GUAARDANO STATICO

$$3) W_{u_1}(j\omega) = \frac{10 (j\omega)^2}{(1+j\omega)(2.62+j\omega)(0.382+j\omega)} = 10 \frac{(j\omega)^2}{(1+j\omega)(1+j\omega 2.62)(1+j\omega 0.382)}$$

[→ VEDI DIAGRAMMI ALLEGATI]

4) Matrice di controllabilità:

$$C = [B \ AB \ A^2B] = \begin{pmatrix} 0 & 2 & 20 & -5 & -70 & 13 \\ 0 & 1 & 10 & -3 & -20 & 8 \\ 10 & 0 & 10 & 0 & 10 & 0 \end{pmatrix}, \quad p(C) = 3 \Rightarrow S. e. e.$$

Matrice di osservabilità:

$$O = \begin{bmatrix} c \\ cA \\ cA^2 \end{bmatrix} = \begin{pmatrix} -1 & -1 & 1 \\ 3 & 2 & -2 \\ -8 & -5 & 6 \end{pmatrix}, \quad p(O) = 3 \Rightarrow S. e. o.$$

$$W(s) = \begin{bmatrix} W_{11}(s) & W_{12}(s) \\ W_{21}(s) & W_{22}(s) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} W_1(s) & W_2(s) \\ W_2(s) & W_2(s) \end{bmatrix}$$

$\uparrow$                        $\uparrow$   
 $\mu_1 \rightarrow \gamma$                $\mu_2 \rightarrow \gamma$

$$= \begin{bmatrix} \frac{10s^2}{(s+1)(s+2.62)(s+0.382)} & \frac{s^2}{(s+2.62)(s+0.382)} \end{bmatrix}$$

$$u(t) = \begin{bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5 \\ 4 \cos(\frac{1}{2}t) - 4 \cos(\frac{1}{2}t) \delta_{-1}(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5 \\ 0 \end{bmatrix} + 4 \begin{bmatrix} 0 \\ \cos(\frac{1}{2}t) \end{bmatrix} - 4 \begin{bmatrix} 0 \\ \cos(\frac{1}{2}t) \delta_{-1}(t) \end{bmatrix}$$

$$y(t) = y' + 4y'' - 4y'''$$

$u'$   
↓  
 $y'$

$u''$   
↓  
 $y''$

$u'''$   
↓  
 $y'''$

①  $u' = \cos t$ , S. e' A.S.  $\Rightarrow$  QUADAGNO STATICO

$$y' = W(0) u' = \begin{bmatrix} W_{11}(0) & W_{12}(0) \\ W_{21}(0) & W_{22}(0) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 5 \\ 0 \end{bmatrix} = 5 W_{11}(0) = \emptyset$$

②  $u''$  SEGNALE PERIODICO, S. e' A.S.  $\Rightarrow$  TH. RISPOSTA ARMONICA

$$y'' = |W_{12}(j\frac{1}{2})| \cos(\frac{1}{2}t + \angle W_{12}(j\frac{1}{2})) = 0.15 \cos(\frac{1}{2}t + 2.03)$$

$\uparrow$   
 $W(j\frac{1}{2}) = 0.15 e^{j2.03}$

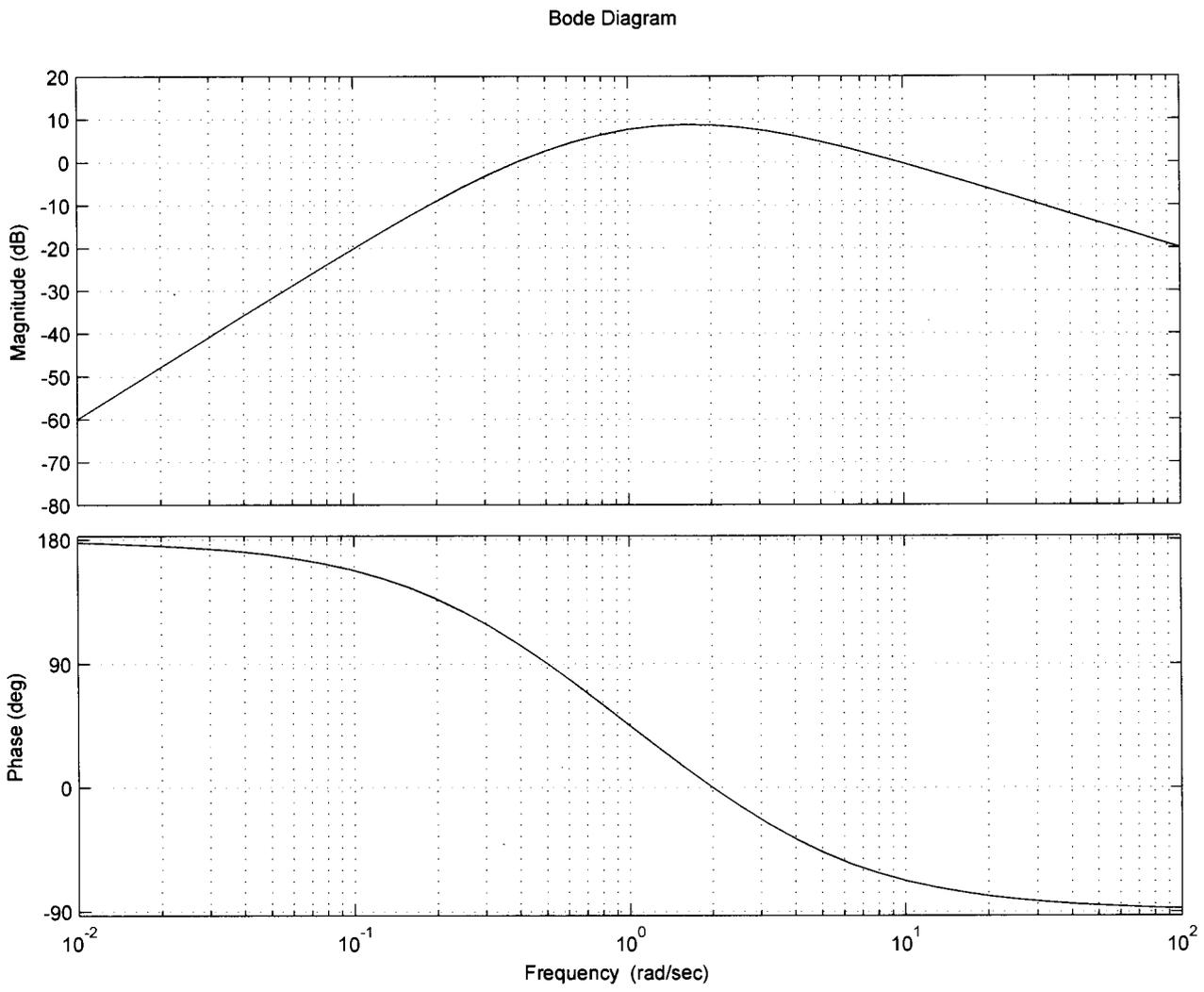
③  $u'''$  SEGNALE NULLO PER  $t < 0 \Rightarrow$  TRASF. DI LAPLACE

$$y''' = \mathcal{L}^{-1} \left[ W(s) \mathcal{L}\{u''(t)\} \right] = \mathcal{L}^{-1} \left[ \frac{s^3}{(s+2.62)(s+0.382)(s^2+0.25)} \right] =$$

$$\left[ \frac{R_1''}{s+2.62} + \frac{R_2''}{s+0.382} + \frac{R_3''}{s-j0.5} + \frac{R_3''}{s+j0.5} \right] =$$

$$= \left( 1.13 e^{-2.62t} - 0.063 e^{-0.382t} + 0.15 \cos\left(\frac{1}{2}t + 2.03\right) \right) \delta_{-1}(t)$$

### 3) DIAGRAMMI DI BODE



# ESERCIZIO

1

Dato un sistema lineare stazionario a tempo discreto descritto dalla funzione di trasferimento da  $u(k)$  a  $y(k)$ :

$$W(z) = \frac{1 - \frac{5}{2} z^{-1}}{1 - \frac{1}{2} z^{-1}}$$

- 1) scrivere l'equazione alle differenze che descrive il sistema
- 2) studiare la stabilità ILUL del sistema
- 3) calcolare la risposta forzata  $y(k)$  corrispondente all'ingresso  $u(k) = \mathbb{1}(k)$



gradino unitario

1) Essendo  $Y(z) = W(z)U(z)$ , abbiamo:

$$Y(z) = \frac{1 - \frac{5}{2} z^{-1}}{1 - \frac{1}{2} z^{-1}} U(z)$$

Da cui:

$$\left(1 - \frac{1}{2} z^{-1}\right) Y(z) = \left(1 - \frac{5}{2} z^{-1}\right) U(z)$$

$$\Rightarrow Y(z) - \frac{1}{2} z^{-1} Y(z) = U(z) - \frac{5}{2} z^{-1} U(z)$$

(\*) Sfruttiamo la seguente proprietà delle trasformate  $\mathcal{Z}$ :  
 $\mathcal{Z}[f(k-h)] = z^{-h} F(z)$

Antitrasformando: (\*)

$$y(k) - \frac{1}{2} y(k-1) = u(k) - \frac{5}{2} u(k-1) \Rightarrow \underline{\text{equazione alle differenze}}$$

2) La funzione di trasferimento  $W(z)$  ha un unico polo  $p_1 = \frac{1}{2}$

radice del denominatore

$$1 - \frac{1}{2} z^{-1} = 0 \Leftrightarrow \frac{1}{2z} = 1 \Leftrightarrow z = \frac{1}{2}$$

Dato che  $|p_1| < 1$ , il sistema è ILUL stabile.

3) Dalla tabella delle trasformate  $\mathcal{Z}$  notevoli, osserviamo che

2

$$\mathcal{Z}[\mathbb{1}(k)] = \frac{z}{z-1} = \frac{1}{1-z^{-1}}$$

$$\text{Dunque } U(z) = \frac{1}{1-z^{-1}}$$

Ricaviamo  $Y(z)$ :

$$Y(z) = W(z)U(z) = \frac{1 - \frac{5}{2}z^{-1}}{1 - \frac{1}{2}z^{-1}} \cdot \frac{1}{1 - z^{-1}} = \frac{1 - \frac{5}{2}z^{-1}}{\left(1 - \frac{1}{2}z^{-1}\right)\left(1 - z^{-1}\right)}$$

Scomponiamo  $Y(z)$  in fratti semplici:

$$Y(z) = \frac{A}{1 - \frac{1}{2}z^{-1}} + \frac{B}{1 - z^{-1}}$$

dove:

$$A = \lim_{z \rightarrow \frac{1}{2}} Y(z) \left(1 - \frac{1}{2}z^{-1}\right) = \lim_{z \rightarrow \frac{1}{2}} \frac{1 - \frac{5}{2}z^{-1}}{1 - z^{-1}} = \frac{1 - 5}{1 - 2} = 4$$

$\frac{1}{2}$  è la radice del binomio  $1 - \frac{1}{2}z^{-1}$

$$B = \lim_{z \rightarrow 1} Y(z) \left(1 - z^{-1}\right) = \lim_{z \rightarrow 1} \frac{1 - \frac{5}{2}z^{-1}}{1 - \frac{1}{2}z^{-1}} = \frac{1 - \frac{5}{2}}{1 - \frac{1}{2}} = -3$$

1 è la radice del binomio  $1 - z^{-1}$

Dunque:

$$Y(z) = 4 \cdot \frac{1}{1 - \frac{1}{2}z^{-1}} - 3 \cdot \frac{1}{1 - z^{-1}} = 4 \cdot \frac{z}{z - \frac{1}{2}} - 3 \cdot \frac{z}{z - 1}$$

Anti trasformando utilizzando la tabella delle trasformate  $\mathcal{Z}$  notevoli:

$$y(k) = \left[ 4 \left(\frac{1}{2}\right)^k - 3 \right] \mathbb{1}(k).$$

## Esercizio di modellistica a tempo discreto

Si consideri un corso di laurea triennale, e si indichi con  $k = 0, 1, 2, \dots$  l'anno accademico dall'attivazione del corso. Si indichi con  $x_i(k)$  il numero di studenti frequentanti l' $i$ -esimo anno di corso,  $i = 1, 2, 3$ , durante l'anno accademico  $k$ . Sia  $y(k)$  il numero di laureati nell'anno accademico  $k$ , e  $u(k)$  il numero di nuovi iscritti al primo anno di corso nell'anno accademico successivo.

Sia  $\alpha_i$ ,  $i = 1, 2$ , la frazione di studenti che passa dall' $i$ -esimo all' $(i + 1)$ -esimo anno di corso, e  $\alpha_3$  la frazione di laureati. Infine sia  $\beta_i$ ,  $i = 1, 2, 3$ , la frazione di abbandoni durante l' $i$ -esimo anno di corso.

1. Scrivere un modello del sistema, evidenziandone gli ingressi, lo stato, e le uscite.

2. Posto  $\alpha_1 = \alpha_2 = \frac{3}{4}$ ,  $\alpha_3 = \frac{5}{6}$ ,  $\beta_1 = \frac{1}{8}$ ,  $\beta_2 = \frac{1}{12}$  e  $\beta_3 = \frac{1}{24}$ :

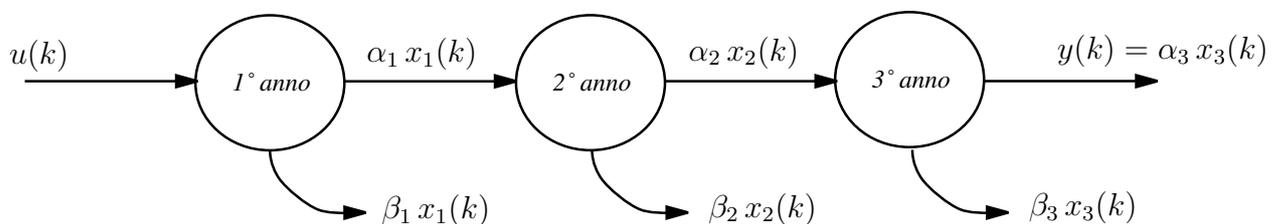
(a) Studiare la stabilità e i modi del sistema.

(b) Calcolare l'evoluzione del numero di laureati con condizioni iniziali  $x_1(0) = 0$ ,  $x_2(0) = 20$ ,  $x_3(0) = 10$ , e assumendo non ci siano nuovi iscritti.

(c) Quali modi sono eccitati dalle condizioni iniziali?

(d) Quali modi sono osservabili nell'uscita?

**Soluzioni.** Il flusso di studenti tra i diversi anni di corso è illustrato dal seguente grafo:



dal quale si ricavano le equazioni del sistema:

$$\begin{aligned} x_1(k+1) &= x_1(k) - \alpha_1 x_1(k) - \beta_1 x_1(k) + u(k) \\ &= \underbrace{(1 - \alpha_1 - \beta_1)}_{\substack{\text{frazione di studenti} \\ \text{che rimangono} \\ \text{al 1° anno di corso}}} x_1(k) + u(k) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} x_2(k+1) &= x_2(k) - \alpha_2 x_2(k) - \beta_2 x_2(k) + \alpha_1 x_1(k) \\ &= \alpha_1 x_1(k) + \underbrace{(1 - \alpha_2 - \beta_2)}_{\substack{\text{frazione di studenti} \\ \text{che rimangono} \\ \text{al 2° anno di corso}}} x_2(k) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
x_3(k+1) &= x_3(k) - \alpha_3 x_3(k) - \beta_3 x_3(k) + \alpha_2 x_2(k) \\
&= \alpha_2 x_2(k) + \underbrace{(1 - \alpha_3 - \beta_3)}_{\substack{\text{frazione di studenti} \\ \text{che rimangono} \\ \text{al 3° anno di corso}}} x_3(k) \\
y(k) &= \alpha_3 x_3(k)
\end{aligned}$$

Ricapitolando:

$$\begin{aligned}
x_1(k+1) &= (1 - \alpha_1 - \beta_1) x_1(k) + u(k) \\
x_2(k+1) &= \alpha_1 x_1(k) + (1 - \alpha_2 - \beta_2) x_2(k) \\
x_3(k+1) &= \alpha_2 x_2(k) + (1 - \alpha_3 - \beta_3) x_3(k) \\
y(k) &= \alpha_3 x_3(k)
\end{aligned}$$

che sono le equazioni di un sistema lineare stazionario a tempo discreto in forma di spazio di stato. L'ingresso è  $u(k)$ , l'uscita è  $y(k)$ , mentre lo stato è  $x(k) = [x_1(k) \ x_2(k) \ x_3(k)]'$ . Per scrivere il sistema nella forma matriciale

$$\begin{aligned}
x(k+1) &= A x(k) + B u(k) \\
y(k) &= C x(k) + D u(k)
\end{aligned}$$

osserviamo che:

$$\begin{aligned}
x(k+1) &= \begin{bmatrix} x_1(k+1) \\ x_2(k+1) \\ x_3(k+1) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} (1 - \alpha_1 - \beta_1) x_1(k) + u(k) \\ \alpha_1 x_1(k) + (1 - \alpha_2 - \beta_2) x_2(k) \\ \alpha_2 x_2(k) + (1 - \alpha_3 - \beta_3) x_3(k) \end{bmatrix} \\
&= \underbrace{\begin{bmatrix} 1 - \alpha_1 - \beta_1 & 0 & 0 \\ \alpha_1 & 1 - \alpha_2 - \beta_2 & 0 \\ 0 & \alpha_2 & 1 - \alpha_3 - \beta_3 \end{bmatrix}}_A \begin{bmatrix} x_1(k) \\ x_2(k) \\ x_3(k) \end{bmatrix} + \underbrace{\begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}}_B u(k) \\
&= A x(k) + B u(k) \\
y(k) &= \alpha_3 x_3(k) \\
&= \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 0 & \alpha_3 \end{bmatrix}}_C \begin{bmatrix} x_1(k) \\ x_2(k) \\ x_3(k) \end{bmatrix} + \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}}_D u(k) \\
&= C x(k) + D u(k)
\end{aligned}$$

Posto  $\alpha_1 = \alpha_2 = \frac{3}{4}$ ,  $\alpha_3 = \frac{5}{6}$ ,  $\beta_1 = \frac{1}{8}$ ,  $\beta_2 = \frac{1}{12}$  e  $\beta_3 = \frac{1}{24}$ , le matrici  $A$  e  $C$  del sistema diventano

$$A = \begin{bmatrix} 1 - \alpha_1 - \beta_1 & 0 & 0 \\ \alpha_1 & 1 - \alpha_2 - \beta_2 & 0 \\ 0 & \alpha_2 & 1 - \alpha_3 - \beta_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{8} & 0 & 0 \\ \frac{3}{4} & \frac{1}{6} & 0 \\ 0 & \frac{3}{4} & \frac{1}{8} \end{bmatrix}$$

$$C = [0 \ 0 \ \alpha_3] = [0 \ 0 \ \frac{5}{6}]$$

### Calcolo degli autovalori di $A$

La matrice  $A$  è in forma triangolare inferiore. Dunque, i suoi autovalori coincidono con gli elementi sulla diagonale:

- $\lambda_1 = \frac{1}{6}$  con molteplicità algebrica  $\mu_1 = 1$
- $\lambda_2 = \frac{1}{8}$  con molteplicità algebrica  $\mu_2 = 2$

### Stabilità

Dato che  $|\lambda_1| < 1$  e  $|\lambda_2| < 1$ , il sistema è *asintoticamente stabile*.

### Modi del sistema

- per  $\lambda_1$ :

$$0 < \nu_1 \leq \mu_1 = 1 \quad \Rightarrow \quad \nu_1 = \mu_1 = 1$$

- per  $\lambda_2$ :

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ \frac{3}{4} & \frac{1}{24} & 0 \\ 0 & \frac{3}{4} & 0 \end{bmatrix} \quad \Rightarrow \quad \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 2 \quad (\text{perché ci sono due righe lin. indep.})$$

$$\nu_2 = \dim(\ker(A - \lambda_2 I)) = n - \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 3 - 2 = 1 \quad \Rightarrow \quad \nu_2 = 1 < 2 = \mu_2$$

La matrice  $A$  non è dunque diagonalizzabile, ma solo jordanizzabile. Dalla teoria si conosce l'esistenza di una matrice  $T$  non singolare (che non è ancora necessario calcolare) tale che

$$\tilde{A} = T^{-1} A T = \left[ \begin{array}{c|cc} \lambda_1 & 0 & 0 \\ \hline 0 & \lambda_2 & 1 \\ 0 & 0 & \lambda_2 \end{array} \right]$$

e quindi

$$\tilde{A}^k = \left[ \begin{array}{c|cc} \lambda_1^k & 0 & 0 \\ \hline 0 & \lambda_2^k & k\lambda_2^{k-1} \\ 0 & 0 & \lambda_2^k \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{ccc} \left(\frac{1}{6}\right)^k & 0 & 0 \\ 0 & \left(\frac{1}{8}\right)^k & k\left(\frac{1}{8}\right)^{k-1} \\ 0 & 0 & \left(\frac{1}{8}\right)^k \end{array} \right]$$

I modi del sistema sono  $\left(\frac{1}{6}\right)^k$ ,  $\left(\frac{1}{8}\right)^k$  e  $k\left(\frac{1}{8}\right)^{k-1}$ .

### Calcolo della risposta

Non essendoci nuovi iscritti, risulta  $u(k) = 0 \forall k$ , e quindi la dinamica del sistema si riduce a quella di un sistema autonomo (cioè senza ingressi):

$$\begin{aligned}x(k+1) &= Ax(k) \\ y(k) &= Cx(k)\end{aligned}$$

L'evoluzione del numero di laureati coincide dunque con la *risposta libera* in  $y(k)$  del sistema, data dall'espressione  $y(k) = CA^k x_0$ . La condizione iniziale  $x_0$  si ricava dai dati dell'esercizio, essendo

$$x_0 = x(0) = \begin{bmatrix} x_1(0) \\ x_2(0) \\ x_3(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 20 \\ 10 \end{bmatrix}.$$

Ricordando che  $A^k = T \tilde{A}^k T^{-1}$ , abbiamo:

$$y(k) = (CT) \tilde{A}^k \underbrace{(T^{-1}x_0)}_{z_0} = (CT) \tilde{A}^k z_0$$

Occorre calcolare la matrice non singolare  $T$ .

- Autovettore  $v_1$  relativo a  $\lambda_1$

Dobbiamo determinare una soluzione non nulla  $v$  del sistema omogeneo  $(A - \lambda_1 I)v = 0$ . Essendo

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} -\frac{1}{24} & 0 & 0 \\ \frac{3}{4} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{4} & -\frac{1}{24} \end{bmatrix}$$

si ha

$$\left. \begin{aligned} -\frac{1}{24}v_1 &= 0 \\ \frac{3}{4}v_1 &= 0 \end{aligned} \right\} v_1 = 0$$

$$\left. \begin{aligned} \frac{3}{4}v_2 - \frac{1}{24}v_3 &= 0 \end{aligned} \right\} v_2 = \frac{1}{18}v_3$$

Posto arbitrariamente  $v_3 = 1$ , risulta  $v_2 = \frac{1}{18}$ . Quindi,

$$v_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{18} \\ 1 \end{bmatrix}$$

- Autovettore  $v_2$  relativo a  $\lambda_2$

Dobbiamo determinare una soluzione non nulla  $v$  del sistema omogeneo  $(A - \lambda_2 I)v = 0$ . Essendo

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ \frac{3}{4} & \frac{1}{24} & 0 \\ 0 & \frac{3}{4} & 0 \end{bmatrix}$$

si ha

$$\left. \begin{array}{l} 0 = 0 \\ \frac{3}{4}v_1 + \frac{1}{24}v_2 = 0 \\ \frac{3}{4}v_2 = 0 \end{array} \right\} \begin{array}{l} \text{sempre verificata} \\ v_1 = -\frac{1}{18}v_2 = 0 \\ v_2 = 0 \end{array}$$

Posto arbitrariamente  $v_3 = 1$  (il sistema è in tre incognite, anche se  $v_3$  non compare nelle equazioni), abbiamo

$$v_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

- Autovettore generalizzato  $v_3$  relativo a  $\lambda_2$

Dobbiamo determinare una soluzione  $v$  del sistema non omogeneo  $(A - \lambda_2 I)v = v_2$ . Si ha

$$\left. \begin{array}{l} 0 = 0 \\ \frac{3}{4}v_1 + \frac{1}{24}v_2 = 0 \\ \frac{3}{4}v_2 = 1 \end{array} \right\} \begin{array}{l} \text{sempre verificata} \\ v_1 = -\frac{1}{18}v_2 = -\frac{2}{27} \\ v_2 = \frac{4}{3} \end{array}$$

Posto arbitrariamente  $v_3 = 0$  (il sistema è in tre incognite, anche se  $v_3$  non compare nelle equazioni), abbiamo

$$v_3 = \begin{bmatrix} -\frac{2}{27} \\ \frac{4}{3} \\ 0 \end{bmatrix}$$

La matrice  $T$  si costruisce nel seguente modo:

$$T = [v_1 \mid v_2 \mid v_3] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -\frac{2}{27} \\ \frac{1}{18} & 0 & \frac{4}{3} \\ 1 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

Per evitare di invertire  $T$ , il vettore  $z_0 = T^{-1}x_0$  si ricava risolvendo il sistema lineare  $T z_0 = x_0$ . Si ha

$$\left. \begin{array}{l} -\frac{2}{27} z_3 = 0 \\ \frac{1}{18} z_1 + \frac{4}{3} z_3 = 20 \\ z_1 + z_2 = 10 \end{array} \right\} \begin{array}{l} z_3 = 0 \\ z_1 = 360 \\ z_2 = 10 - z_1 = -350 \end{array}$$

Quindi,

$$z_0 = \begin{bmatrix} 360 \\ -350 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Ritornando al calcolo di  $y(k)$ :

$$\begin{aligned} y(k) &= (CT) \tilde{A}^k z_0 \\ &= \begin{bmatrix} 0 & 0 & \frac{5}{6} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} * & * & * \\ * & * & * \\ 1 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \left(\frac{1}{6}\right)^k & 0 & * \\ 0 & \left(\frac{1}{8}\right)^k & * \\ 0 & 0 & * \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 360 \\ -350 \\ 0 \end{bmatrix} \\ &= \begin{bmatrix} \frac{5}{6} & \frac{5}{6} & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 360 \left(\frac{1}{6}\right)^k \\ -350 \left(\frac{1}{8}\right)^k \\ 0 \end{bmatrix} \\ &= 300 \left(\frac{1}{6}\right)^k - \frac{875}{3} \left(\frac{1}{8}\right)^k \end{aligned}$$

Sono stati indicati con \* alcuni elementi non necessari per il calcolo, viste le strutture di  $C$  e  $z_0$ .

#### Modi eccitati da $x_0$

Dall'espressione dell'evoluzione libera dello stato si ottiene

$$\begin{aligned} x(k) &= A^k x_0 = T \tilde{A}^k T^{-1} x_0 = T \tilde{A}^k z_0 \\ &= \begin{bmatrix} v_1 & v_2 & v_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \lambda_1^k & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2^k & k\lambda_2^{k-1} \\ 0 & 0 & \lambda_2^k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} z_1 \\ z_2 \\ z_3 \end{bmatrix} \\ &= z_1 \lambda_1^k v_1 + (z_2 \lambda_2^k + z_3 k \lambda_2^{k-1}) v_2 + z_3 \lambda_2^k v_3 \end{aligned}$$

Nel caso della  $x_0$  considerata, risulta  $z_1 = 360 \neq 0$ ,  $z_2 = -350 \neq 0$  e  $z_3 = 0$ . Dunque

$$x(k) = z_1 \lambda_1^k v_1 + z_2 \lambda_2^k v_2 = 360 \left(\frac{1}{6}\right)^k - 350 \left(\frac{1}{8}\right)^k$$

I modi  $\left(\frac{1}{6}\right)^k$  e  $\left(\frac{1}{8}\right)^k$  sono eccitati da  $x_0$ . Il modo  $k \left(\frac{1}{8}\right)^{k-1}$  non è eccitato da  $x_0$ .

### Modi osservabili nell'uscita

Dall'espressione dell'uscita si ottiene

$$\begin{aligned}y(k) &= C x(k) \\ &= C [z_1 \lambda_1^k v_1 + (z_2 \lambda_2^k + z_3 k \lambda_2^{k-1}) v_2 + z_3 \lambda_2^k v_3] \\ &= z_1 \lambda_1^k C v_1 + (z_2 \lambda_2^k + z_3 k \lambda_2^{k-1}) C v_2 + z_3 \lambda_2^k C v_3\end{aligned}$$

Nel caso del sistema considerato risulta  $C v_1 = \frac{5}{6} \neq 0$ ,  $C v_2 = \frac{5}{6} \neq 0$  e  $C v_3 = 0$ . Dunque

$$\begin{aligned}y(k) &= z_1 \lambda_1^k C v_1 + (z_2 \lambda_2^k + z_3 k \lambda_2^{k-1}) C v_2 \\ &= \frac{5}{6} \left[ z_1 \left(\frac{1}{6}\right)^k + z_2 \left(\frac{1}{8}\right)^k + z_3 k \left(\frac{1}{8}\right)^{k-1} \right]\end{aligned}$$

e tutti i modi del sistema sono osservabili nell'uscita al variare dei coefficienti  $z_1$ ,  $z_2$  e  $z_3$ .

**Nota.** Nel caso della condizione iniziale  $x_0$  considerata, risulta  $z_3 = 0$ , ed il modo  $k \left(\frac{1}{8}\right)^{k-1}$  non compare nell'espressione dell'uscita. Tuttavia, il modo compare nell'espressione dell'uscita se si sceglie una differente condizione iniziale  $x_0$  per la quale risulti  $z_3 \neq 0$ , ed è quindi osservabile.

• PASSAGGIO  $p(z) \rightarrow p'(s)$  ONEROSO MEDIANTE CAMBIO DI VARIABILE

• MATRICE DI TRASFORMAZIONE :

$$p(z) = a_0 z^v + a_1 z^{v-1} + \dots + a_v \xrightarrow{T_z^s} p'(s) = a_0 s^v + a_{v-1} z^{v-1} + \dots + a_0$$

$$T_z^s = \begin{pmatrix} \binom{v}{0} & \dots & 1 & 1 & \dots & \binom{v}{0} \\ \vdots & \ddots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \binom{v}{i} & \dots & x_1 & x_2 & \dots & (-1)^i \binom{v}{i} \\ \binom{v}{i-1} & \dots & x_3 & x_4 & \dots & (-1)^{i-1} \binom{v}{i-1} \\ \vdots & \ddots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \binom{v}{v} & \dots & \dots & \dots & \dots & \binom{v}{v} \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} x_0 \\ \vdots \\ x_v \end{pmatrix} = T_z^s \begin{pmatrix} a_0 \\ \vdots \\ a_v \end{pmatrix}$$

— RIEMPIA MEDIANTE PROCEDURA RICORSIVA

$$x_4 = x_3 - (x_1 + x_2)$$

A PARTIRE DAGLI ELEMENTI DELLA PRIMA RIGA E COLONNA

— GLI ELEMENTI DELLA PRIMA RIGA SONO TUTTI 1, MENTRE LA PRIMA COLONNA

$$\binom{v}{i} = \frac{v!}{i!(v-i)!}$$

COINCIDONO CON LA v-MA RIGA DEL TRIANGOLO DI PASCALIA

• ESEMPIO  $v=4$

— TRIANGOLO DI PASCALIA DI ORDINE 4

$$\begin{array}{cccccc} & & & & & 1 \\ & & & & 1 & & \\ & & & 1 & & 1 & \\ & & 1 & & 2 & & 1 \\ & 1 & & 3 & & 3 & & 1 \\ \hline 1 & & 4 & & 6 & & 4 & & 1 \end{array}$$

$$\Rightarrow T_z^s = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 4 & x_{22} & & & \\ 6 & x_{32} & & \dots & \\ 4 & x_{42} & & & \\ 1 & x_{52} & & & \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned} x_{22} &= 4 - (1+1) = 2 \\ x_{32} &= 6 - (4+2) = 0 \\ x_{42} &= 4 - (6+0) = -2 \\ x_{52} &= 1 - (4-2) = -1 \end{aligned}$$

$$\Rightarrow T_z^s = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 4 & 2 & x_{23} & & \\ 6 & 0 & x_{33} & \dots & \\ 4 & -2 & x_{43} & & \\ 1 & -1 & x_{53} & & \end{pmatrix} = \dots = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 4 & 2 & 0 & -2 & -4 \\ 6 & 0 & -2 & 0 & 6 \\ 4 & -2 & 0 & 2 & -4 \\ 1 & -1 & 1 & -1 & 1 \end{pmatrix}$$

ES. #1

$g_y(t) = e^{-t} + e^{-5t}$  : VIENE ASSEGNATA LA RISPOSTA ALL'IMPULSO

SAPIAMO CHE LA F.d.T. CORISPONDENTE SARÀ  $G(s) = \frac{1}{s+1} + \frac{1}{s+5}$

METODO 1: IPPOSIAMO CHE LA MATRICE A SIA DIAGONALE ( $\exists \infty$  i-s-u!)

$A = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -5 \end{pmatrix}$  DA QUI IPPOSIAMO CHE  $G(s) = e^T (sI - A)^{-1} b + d$  "d=0 KHE' S. E' STRUTT. PROP."

$G(s) = (e_1 \ e_2) \frac{\begin{pmatrix} s+5 & 0 \\ 0 & s+1 \end{pmatrix}}{\begin{pmatrix} s+1 & 0 \\ 0 & s+5 \end{pmatrix}} \begin{pmatrix} b_1 \\ b_2 \end{pmatrix} = \frac{e_1 b_1}{s+1} + \frac{e_2 b_2}{s+5} \Rightarrow e_1 b_1 = e_2 b_2 = 1$

SCALANDO  $e_1 = e_2 = b_1 = b_2 = 1 \Rightarrow \delta: \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -5 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} u \\ y = (1 \ 1) x \end{cases}$

SISTEMI A DATI CAMPIONATI:  $\delta_d: \begin{cases} x(k+1) = A_d x(k) + b_d u(k) \\ y(k) = c x(k) \end{cases}$

$T \ll \tau_1, \tau_2$   
ES. T = 0.02 s

$A_d = e^{AT} = \begin{pmatrix} e^{-0.02} & 0 \\ 0 & e^{-0.1} \end{pmatrix} \approx \begin{pmatrix} 0.98 & 0 \\ 0 & 0.90 \end{pmatrix}$

$b_d = A^{-1} (e^{AT} - I) b = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -1/5 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} -0.02 & 0 \\ 0 & -0.1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \approx \begin{pmatrix} -1.98 \\ -1.70 \end{pmatrix} \frac{1}{100}$

METODO 2: DIAGONALIZZO LA MATRICE A OTTENUTA CON LE FORME CANONICHE

CALCOLO GLI AUTOVETTORI:  $\lambda_1 = -1, \lambda_2 = -5 \leftarrow G(s) = \frac{2s+6}{s^2+6s+5}$

F.E. RICH. :  $\begin{cases} A = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -5 & -6 \end{pmatrix} & b = \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} \\ c^T = (6 \ 2) & d = \emptyset \end{cases}$

$\exists \infty$  SOLUTIONS!

$v_1: (\lambda_1 I - A) v_1 = 0 \Rightarrow \left( \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -1 \end{pmatrix} - \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -5 & -6 \end{pmatrix} \right) \begin{pmatrix} v_{11} \\ v_{12} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \Rightarrow \begin{cases} v_{11} + v_{12} = 0 \\ 5(v_{11} + v_{12}) = 0 \end{cases} \Rightarrow v_1 = \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix}$

$v_2: (\lambda_2 I - A) v_2 = 0 \Rightarrow \left( \begin{pmatrix} -5 & 0 \\ 0 & -5 \end{pmatrix} - \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -5 & -6 \end{pmatrix} \right) \begin{pmatrix} v_{21} \\ v_{22} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \Rightarrow \begin{cases} 5v_{21} + v_{22} = 0 \\ 5v_{21} + v_{22} = 0 \end{cases} \Rightarrow v_2 = \begin{pmatrix} 1 \\ -5 \end{pmatrix}$

DA QUI  $T_0^{-1} = [v_1 \ v_2] = \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & -5 \end{pmatrix}, T_0 = \begin{pmatrix} 5 & 1 \\ -1 & -1 \end{pmatrix} \frac{1}{4}$

$A = T_0^{-1} A_0 T_0$  DA QUI  $A_0 = T_0 A T_0^{-1} = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} 5 & 1 \\ -1 & -1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -5 & -6 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & -5 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -5 \end{pmatrix} \Rightarrow A_d = T_0^{-1} A_0 T_0 \approx \begin{pmatrix} 0.997 & 0.003 \\ 0.003 & 0.997 \end{pmatrix}$

● METODO 3: SOLUZIONE DI  $\Phi(t) = e^{At}$  MEDIANTE LAPLACE

(2)

$$\Phi(t) = e^{At} \xrightarrow{\mathcal{L}} \bar{\Phi}(s) = (sI - A)^{-1} = \begin{pmatrix} s & -1 \\ 5 & s+6 \end{pmatrix}^{-1} = \frac{\begin{pmatrix} s+6 & 1 \\ -5 & s \end{pmatrix}}{s^2 + 6s + 5} = \frac{\begin{pmatrix} s+6 & 1 \\ -5 & s \end{pmatrix}}{(s+5)(s+1)}$$

$$= \begin{pmatrix} \frac{s+6}{(s+5)(s+1)} & \frac{1}{(s+5)(s+1)} \\ \frac{-5}{(s+5)(s+1)} & \frac{s}{(s+5)(s+1)} \end{pmatrix} = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} \frac{-1}{(s+5)} + \frac{5}{(s+1)} & \frac{-1}{(s+5)} + \frac{1}{(s+1)} \\ \frac{5}{(s+5)} + \frac{-1}{(s+1)} & \frac{5}{(s+5)} + \frac{-1}{(s+1)} \end{pmatrix}$$

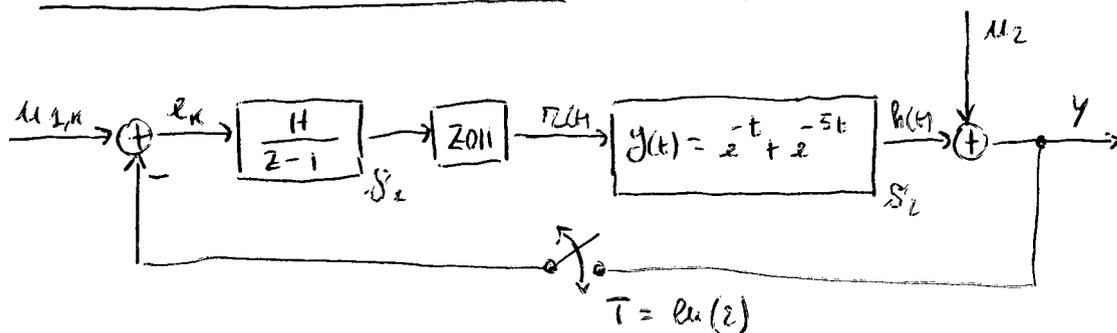
DA CUI

$$\xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \bar{\Phi}(t) = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} -e^{-5t} + 5e^{-t} & -e^{-5t} + e^{-t} \\ 5e^{-5t} - e^{-t} & 5e^{-5t} - e^{-t} \end{pmatrix}$$

$$A_d = e^{AT} = \bar{\Phi}(T) = \begin{pmatrix} 0.977 & 0.0188 \\ -0.0942 & 0.886 \end{pmatrix}$$

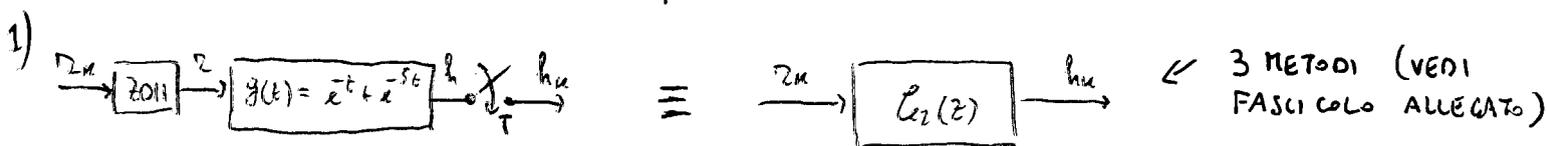
# SISTEMI A DATI CAMPIONATI

(1)



- 1) ISU
- 2) H PER ASINTOTICA STABILITA'
- 3) RISPOSTA  $u_1 = u_2 = 5$
- 4) RISPOSTA FREQUENZIALE PER  $f = 2 \text{ Hz}$

NOTA:  $T = Lu(z)$   
NON È CONFORTE  
AL VINCOLO SUL  $T_{max}$



$$G_2(s) = \frac{1}{s+1} + \frac{1}{s+5} = e^{-sT} (sI - A)^{-1} B$$

SCEGLIAMO  $A = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -5 \end{pmatrix}$

$$G_2(s) = (e_1 \ e_2) \begin{pmatrix} s+1 & 0 \\ 0 & s+5 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} b_1 \\ b_2 \end{pmatrix} = (e_1 \ e_2) \frac{\begin{pmatrix} s+5 & 0 \\ 0 & s+1 \end{pmatrix}}{(s+1)(s+5)} \begin{pmatrix} b_1 \\ b_2 \end{pmatrix} = \frac{c_1 b_1}{s+1} + \frac{c_2 b_2}{s+5}$$

SCEGLIAMO  $e_1 = b_1 = e_2 = b_2 = 1$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -5 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} z \\ h = (1 \ 1) x \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} x(k+1) = A_0 x(k) + B_0 z(k) \\ h(k) = c_0 x(k) \end{cases} \quad \begin{cases} A_0 = e^{-AT} \\ B_0 = A^{-1}(e^{-AT} - I)B \\ c_0 = e \end{cases}$$

$$A_0 = e^{-AT} = \begin{pmatrix} e^{-T} & 0 \\ 0 & e^{-5T} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1/2 & 0 \\ 0 & 1/32 \end{pmatrix}; \quad B_0 = \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -1/5 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} -1/2 & 0 \\ 0 & -31/32 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} 1 \\ 31/32 \end{pmatrix}$$

DA cui

$$\begin{cases} x(k+1) = \begin{pmatrix} 1/2 & 0 \\ 0 & 1/32 \end{pmatrix} x(k) + \begin{pmatrix} 1/2 \\ 31/160 \end{pmatrix} z(k) \\ h(k) = (1 \ 1) x(k) \end{cases}$$

LA fdt:  $G_2(z) = c_0 (zI - A_0)^{-1} B_0 = (1 \ 1) \begin{pmatrix} z - 1/2 & 0 \\ 0 & z - 1/32 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 1/2 \\ 31/160 \end{pmatrix} = \frac{111z - 18}{160(z - 1/2)(z - 1/32)}$

LA fdt complessiva:  $G(z) = (G_{u1}(z) \ G_{u2}(z))$

$$G_{11}(z) = \frac{G_{u1}(z) G_{u2}(z)}{1 + G_{u1}(z) G_{u2}(z)} = \dots = \frac{0.594z - 0.11}{z^3 - 1.53z^2 + (0.55 + 0.594)z + (-0.015 - 0.114)}$$

$P(z)$

$$G_{12}(z) = \frac{1}{1 + G_1(z)G_2(z)} = \dots = \frac{z^3 - 1.53z^2 + 0.55z - 0.16}{f(z)}$$

LA ISO COMPLESSIVA DALLA FORMA CANONICA DI OSSERVAZIONE:

$$x(k+1) = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0.16 + 0.41H \\ 1 & 0 & -0.55 - 0.69H \\ 0 & 1 & 1.53 \end{pmatrix} x(k) + \begin{pmatrix} -0.4 & 0.11H \\ 0.69 & -0.69H \\ 0 & 0 \end{pmatrix} u(k)$$

$$y(k) = (0 \quad 0 \quad 1) x(k) + (0 \quad 1) u(k)$$

2)

$$P(z) = z^3 - 1.53z^2 + (0.55 + 0.69H)z - (0.16 + 0.41H)$$

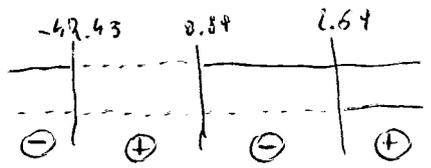
$$P(s) = \alpha_3 s^3 + \alpha_2 s^2 + \alpha_1 s + \alpha_0$$

$$\begin{pmatrix} \alpha_3 \\ \alpha_2 \\ \alpha_1 \\ \alpha_0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 \\ 3 & 1 & -1 & -3 \\ 3 & -1 & -1 & 3 \\ 1 & -1 & 1 & -1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ -1.53 \\ 0.55 + 0.69H \\ 0.16 + 0.41H \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -0.004 + 0.58H \\ 0.968 - 0.36H \\ 3.932 - 1.02H \\ 3.096 + 0.8H \end{pmatrix}$$

APPLICO ROUTH:

|   |                                                 |               |
|---|-------------------------------------------------|---------------|
| 3 | -0.004 + 0.58H                                  | 3.932 - 1.02H |
| 2 | 0.968 - 0.36H                                   | 3.096 + 0.8H  |
| 1 | $\frac{0.097H^2 + 4.19H - 3.81}{0.36H - 0.968}$ |               |
| 0 | 3.096 + 0.8H                                    |               |

$$\left\{ \begin{aligned} 0.58H > 0.004 &\Rightarrow H > \phi \\ 0.968 - 0.36H > 0 &\Rightarrow H < 2.69 \\ \frac{0.097H^2 + 4.19H - 3.81}{0.36H - 0.968} > \phi &\Rightarrow \begin{cases} 0.097H^2 + 4.19H - 3.81 > 0 &\Rightarrow H < -42.45, H > 0.89 \\ 0.36H - 0.968 > 0 &\Rightarrow H > 2.69 \end{cases} \\ 3.096 + 0.8H > 0 &\Rightarrow H > -3.82 \end{aligned} \right.$$



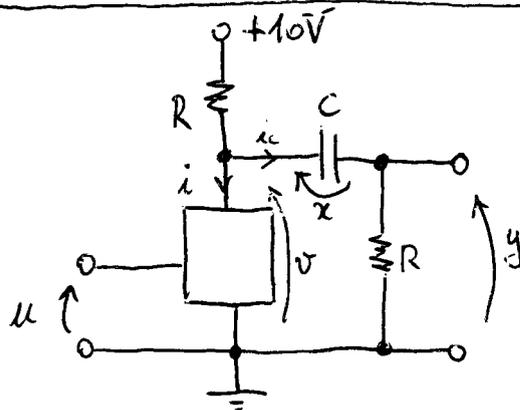
$$\left\{ \begin{aligned} H > \phi \\ H < 2.69 \\ H > 2.69 \cup -42.45 < H < 0.89 \\ H > -3.82 \end{aligned} \right. \Rightarrow \underline{0 < H < 0.89}$$

3) Risposta  $u_1 = u_2 = 5 \Rightarrow$  GUADAGNO STATICO  $K_{CH\bar{E}}$  S. ASIM. STABILE

$$y(k) = G(z) \Big|_{z=1} \bar{u} = \begin{pmatrix} G_{11}(1) & G_{12}(1) \\ G_{21}(1) & G_{22}(1) \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 5 \\ 5 \end{pmatrix} = \dots$$

4)  $f = 2 \Rightarrow \omega = 2\pi f = 4\pi \Rightarrow u_1 = u_2 = \sin \left( \underbrace{4\pi T \cdot k}_{8.71 = \bar{\omega}} \right)$  RISPOSTA ARMONICA

$$y(k) = \left| G_u(z) \right|_{z=e^{j\bar{\omega}}} \overset{1}{U_0} \sin \left( 4\pi T k + \angle G_{11}(z) \Big|_{z=e^{j\bar{\omega}}} \right) + \left| G_{12}(z) \right|_{z=e^{j\bar{\omega}}} \overset{1}{U_0} \sin \left( 4\pi T k + \angle G_{12}(z) \Big|_{z=e^{j\bar{\omega}}} \right)$$



$$i = \left(u + \frac{v}{10}\right)^2$$

$$R = C = 1$$

1)  $i-s-u$

2) MODELLO LINEARIZZATO PER  $u=1$

3) RISPOSTA AL SEGNALE

$$u(t) = 1 + 10^{-3}(\delta_1(t) - \delta_1(t+\frac{1}{10})) \text{ mV}$$

4) FREQUENZE DI TAGLIO

1)  $v = x + Re \dot{x}$

$$10 = v + R(i + i_c) = x + Re \dot{x} + R\left(u + \frac{v}{10}\right)^2 + Re \dot{x} =$$

$$= x + 2Re \dot{x} + R\left(u + \frac{x + Re \dot{x}}{10}\right)^2$$

POSTO  $R=C=1$  SI HA:

$$10 = x + 2\dot{x} + \frac{1}{100} (10u + x + \dot{x})^2 = x + 2\dot{x} + u^2 + \frac{1}{5}ux + \frac{1}{5}u\dot{x} + \frac{1}{50}x\dot{x} + \frac{x^2}{100} + \frac{\dot{x}^2}{100}$$

$$y = \dot{x}$$

DA CUI

$$\begin{cases} 100x + 200\dot{x} + 100u^2 + 20ux + 20u\dot{x} + 2x\dot{x} + x^2 + \dot{x}^2 = 1000 \\ y = \dot{x} \end{cases}$$

$\hookrightarrow F(x, \dot{x}, u) = \phi$  FORMA IMPLICITA!

2)  $u = \bar{u} = 1 \Rightarrow 10 = \bar{x} + \left(1 + \frac{\bar{x}}{10}\right)^2 \Rightarrow 1000 = 100\bar{x} + (10 + \bar{x})^2$

$$\bar{x}^2 + 120\bar{x} - 900 = 0 \Rightarrow \bar{x} = -60 \pm 30\sqrt{5} \begin{cases} -30(2+\sqrt{5}) \\ -30(2-\sqrt{5}) \end{cases}$$

CONSIDERIAMO  $\bar{x}$  POSITIVA :  $\bar{x} = -30(2-\sqrt{5}) = 12.082$  ,  $\bar{y} = \emptyset$

MODELLO LINEARIZZATO

$$\begin{cases} \delta \dot{x} = A \delta x + B \delta u \\ \delta y = C \delta x + D \delta u \end{cases}$$

$$A = C = \frac{\partial f}{\partial x} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}} = - \frac{\frac{\partial F}{\partial x}}{\frac{\partial F}{\partial \dot{x}}} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}} = - \frac{2x + 2\dot{x} + 20u + 10}{2\dot{x} + 2x + 20u + 20} \Big|_{\substack{\bar{x}=12.082 \\ \bar{u}=1}} = -0.57$$

$$B = D = \frac{\partial f}{\partial u} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}} = - \frac{\frac{\partial F}{\partial u}}{\frac{\partial F}{\partial \dot{x}}} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}} = - \frac{20u + 10x + 20\dot{x}}{2\dot{x} + 2x + 20u + 20} \Big|_{\substack{\bar{x}=12.082 \\ \bar{u}=1}} = -1.45$$

(\*)

QUINDI

(2)

$$\begin{cases} \delta \dot{x} = -0.52 \delta x - 1.45 \delta u \\ \delta y = -0.52 \delta x - 1.45 \delta u \end{cases}$$

con  $\begin{cases} x = \bar{x} + \delta x = 2 + \delta x \\ u = \bar{u} + \delta u = 1 + \delta u \\ y = \bar{y} + \delta y = \delta y \\ \ddot{0} \end{cases}$

3)  $u(t) = \bar{u} + \delta u(t) = 1 + \underbrace{10^{-3} (\delta_{11}(t) - \delta_{11}(t-4\pi)) \sin(10t)}_{\delta u(t)} \rightarrow y(t) = \bar{y} + \delta y(t)$

$$\delta Y(s) = G(s) \delta U(s) = \underbrace{(C(sI-A)^{-1}B + D)}_{G(s)} \cdot \left[ 10^{-3} \sin(10t) \delta_{11}(t) - 10^{-3} \sin(10(t-4\pi)) \delta_{11}(t-4\pi) \right]$$

$$- G(s) = -0.52 \frac{1}{s+0.52} (-1.45) + (-1.45) = \frac{0.822 - 1.45(s+0.52)}{s+0.52} = \frac{-1.45s}{s+0.52}$$

$$- \delta U(s) = 10^{-3} \frac{10}{s^2+100} - 10^{-3} \frac{10}{s^2+100} e^{-4\pi s} = 10^{-3} (1 - e^{-4\pi s}) \frac{10}{s^2+100}$$

DA CUI

$$\delta Y(s) = G(s) \delta U(s) = -1.45 \frac{s}{s+0.52} \cdot 10^{-3} (1 - e^{-4\pi s}) \frac{10}{s^2+100} =$$

$$= -1.45 \cdot 10^{-4} (1 - e^{-4\pi s}) \left( \frac{0.284 - 5j}{s - j10} + \frac{0.284 + 5j}{s + j10} + \frac{-0.52}{s + 0.52} \right)$$

$$\begin{cases} |0.284 + j5| = 5 \\ |0.284 - j5| = \pm 1.51 \end{cases}$$

INFINE

$$y(t) = \delta y(t) = -1.45 \cdot 10^{-4} \left[ \left( -0.52 e^{-0.52t} + 2.5 \cos(10t) \right) \delta_{11}(t) + \left( -0.52 e^{-0.52(t-4\pi)} + 2.5 \cos(10(t-4\pi)) \right) \delta_{11}(t-4\pi) \right]$$

4) POLI A PARTE REALE NEGATIVA  $\Rightarrow$  FUNZ. DI RESP. ANTENICA  $G(j\omega) = -1.45 \frac{j\omega}{j\omega + 0.52}$

IL SISTEMA E' PASSA ALTO :  $f_s = \frac{1}{2\pi \tau} = \frac{0.52}{2\pi} \hat{=} 0.09 \text{ Hz}$

(\*)  $F(\dot{x}, \bar{x}, \bar{u}) = \phi$   $\begin{cases} x = \bar{x} + \delta x \\ \dot{x} = \dot{\bar{x}} + \delta \dot{x} \\ u = \bar{u} + \delta u \end{cases}$   $\begin{matrix} \bar{x} = e^{at} \\ \downarrow \\ \dot{\bar{x}} = \phi \end{matrix}$   $\Rightarrow F(\dot{\bar{x}} + \delta \dot{x}, \bar{x} + \delta x, \bar{u} + \delta u) = \phi$

Sviluppo Serie di Taylor :  $F(\dot{\bar{x}}, \bar{x}, \bar{u}) + \frac{\partial F}{\partial \dot{x}}(\dot{\bar{x}}, \bar{x}, \bar{u}) \delta \dot{x} + \frac{\partial F}{\partial x}(\dot{\bar{x}}, \bar{x}, \bar{u}) \delta x + \frac{\partial F}{\partial u}(\dot{\bar{x}}, \bar{x}, \bar{u}) \delta u \approx \phi$

DA CUI  $\delta \dot{x} = \frac{-1}{\frac{\partial F}{\partial \dot{x}} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}}} \left( \frac{\partial F}{\partial x} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}} \delta x + \frac{\partial F}{\partial u} \Big|_{\substack{x=\bar{x} \\ u=\bar{u}}} \delta u \right) = A \delta x + B \delta u$

SIA DATO IL SISTEMA

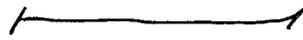
LINEARIZZAZIONE I-O T.I.

1/1

$$y(k+1) = -\frac{5}{9} y(k-1) + \text{sat}(y(k-1)) + u(k)$$

1) VERIFICARE STABILITA' ASINTOTICA LOCALE

2) RISPOSTA AL SEGNALE  $u(k) = 10^{-2} \delta_1(k-5)$



1) PER PICCOLI SEGNALI  $\text{sat}(x) \approx x$  DA CUI

$$y(k+1) = -\frac{5}{9} y(k-1) + y(k-1) + u(k) = \frac{4}{9} y(k-1) + u(k)$$

$$\xrightarrow{Z} z Y(z) = \frac{4}{9} \frac{1}{z} Y(z) + U(z) \Leftrightarrow \left(z^2 - \frac{4}{9}\right) Y(z) = z U(z)$$

$$G(z) = \frac{Y(z)}{U(z)} = \frac{z}{z^2 - 4/9} = \frac{z}{(z - 2/3)(z + 2/3)}$$

AUTOVALORI MODULO  $< 1 \Rightarrow$  SISTEMA LINEARIZZATO E' A.S.  $\Rightarrow$  S. NON LINEARE A.S. LOCALE

2) IPOTIZZANDO  $|y(k)| \ll 1$ ,  $u(k) = 10^{-2} \delta_1(k-5)$

$$Y(z) = G(z) U(z) = \frac{z}{z^2 - 4/9} z^{-5} \frac{10^{-2} z}{z-1} = z^{-5} z \frac{z \cdot 10^{-2}}{(z^2 - 4/9)(z-1)} =$$

$$= 10^{-2} z^{-5} z \left( \frac{-9/4}{z-2/3} + \frac{9/20}{z+2/3} + \frac{9/5}{z-1} \right) \xrightarrow{Z^{-1}} y(k) = 10^{-2} \frac{9}{20} \left( \left(-\frac{2}{3}\right)^{k-5} - 5 \left(\frac{2}{3}\right)^{k-5} + 4 \right) \delta_1(k-5)$$

k=5

## ESERCIZIO

1

Scrivere una rappresentazione in forma di spazio di stato per il sistema descritto dall'equazione differenziale nonlineare

$$Ml^2 \ddot{\theta}(t) + \beta \dot{\theta}(t) + Mlg \sin(\theta(t)) = 0$$

dove  $M, l, \beta$  e  $g$  sono parametri positivi.

Il sistema è autonomo, e cerchiamo una rappresentazione nella forma ← senza ingressi

$$\begin{cases} \dot{x}(t) = f(x(t)) & \text{equazione (dinamica) dello stato} \\ \theta(t) = g(x(t)) & \text{equazione (statica) dell'uscita} \end{cases}$$

↓  
è la nostra "y" in questo caso...

Definiamo lo stato

$$x(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix} \stackrel{\Delta}{=} \begin{bmatrix} \theta(t) \\ \dot{\theta}(t) \end{bmatrix}$$

↓  
uguale per definizione

Da cui:

$$\dot{x}_1(t) = \dot{\theta}(t) = x_2(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = \ddot{\theta}(t) = -\frac{1}{Ml^2} \left[ Mlg \sin(\theta(t)) + \beta \dot{\theta}(t) \right] =$$

$$= -\frac{1}{Ml^2} \left[ Mlg \sin(x_1(t)) + \beta x_2(t) \right]$$

Dunque

$$\dot{x}(t) = f(x(t)) \quad \text{con} \quad f(x) = f(x_1, x_2) = \begin{bmatrix} x_2 \\ -\frac{g}{l} \sin(x_1) - \frac{\beta}{Ml^2} x_2 \end{bmatrix}$$

Inoltre:

2

$$\theta(t) = x_1(t) = g(x(t)) \quad \text{con } g(x) = g(x_1, x_2) = x_1$$

Si noti che  $g(x)$  è una funzione lineare (mentre  $f(x)$  non lo è),  
e può quindi essere scritta nella forma

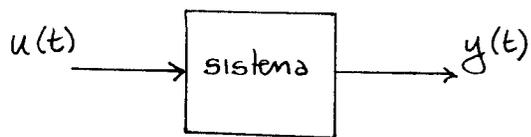
$$g(x) = Cx \quad \text{con } C = [1 \ 0]$$

$$\text{Infatti } Cx = [1 \ 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = x_1.$$

# ESERCIZIO

1

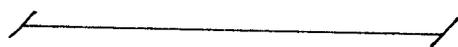
Dato il sistema



descritto dall'equazione differenziale

$$\ddot{y}(t) + 4\dot{y}(t) + y(t) - 6y(t) = 2u(t)$$

- 1) scrivere una rappresentazione del sistema in forma di spazio di stato;
- 2) calcolare la risposta libera nell'uscita con condizioni iniziali  
 $y(0)=0, \dot{y}(0)=3, \ddot{y}(0)=-3.$



1) Definiamo lo stato

$$x(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} \triangleq \begin{bmatrix} y(t) \\ \dot{y}(t) \\ \ddot{y}(t) \end{bmatrix}$$

Abbiamo:

$$\dot{x}_1(t) = \dot{y}(t) = x_2(t) \quad \begin{array}{l} \diagdown \\ \diagup \end{array} \text{dalla definizione di } x(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = \ddot{y}(t) = x_3(t)$$

$$\dot{x}_3(t) = \dddot{y}(t) = 6y(t) - \dot{y}(t) - 4\ddot{y}(t) + 2u(t)$$

$$= 6x_1(t) - x_2(t) - 4x_3(t) + 2u(t)$$

\ / dall'equazione differenziale  
del sistema

Dunque:

$$\dot{x}(t) = \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 6 & -1 & -4 \end{bmatrix}}_A x(t) + \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 2 \end{bmatrix}}_B u(t) \quad \text{equazione dello stato}$$

Per quanto riguarda l'uscita:

$$y(t) = x_1(t) \quad \text{--- dalla definizione di } x(t)$$

$$= \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}}_C x(t) + \underbrace{0}_D \cdot u(t) \quad \text{equazione dell'uscita}$$

2) Dobbiamo calcolare:

$$y_e(t) = C e^{At} x_0 \quad \text{risposta libera nell'uscita}$$

Innanzitutto, ricaviamo  $x_0$  dai dati del problema:

$$x_0 = x(0) = \begin{bmatrix} y(0) \\ \dot{y}(0) \\ \ddot{y}(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ -3 \end{bmatrix}$$

dalla definizione di  $x(t)$

Procediamo ora al calcolo di  $e^{At}$ , partendo dagli autovalori di  $A$ :

$$\lambda I - A = \begin{bmatrix} \lambda & -1 & 0 \\ 0 & \lambda & -1 \\ -6 & 1 & \lambda + 4 \end{bmatrix}$$

$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A) =$  — sviluppiamo il calcolo del determinante rispetto alla prima colonna

3

$$= \lambda \det \begin{pmatrix} \lambda & -1 \\ 1 & \lambda+4 \end{pmatrix} - 6 \det \begin{pmatrix} -1 & 0 \\ \lambda & -1 \end{pmatrix} =$$

$$= \lambda [\lambda(\lambda+4)+1] - 6 \cdot 1 =$$

$$= \lambda^3 + 4\lambda^2 + \lambda - 6$$

Per il calcolo delle radici di  $p_A(\lambda)$ , proviamo ad applicare il metodo di Ruffini, cercando le radici tra i divisori interi del termine noto  $-6$ , ossia  $\pm 1, \pm 2, \pm 3, \pm 6$ .

Proviamo con  $\lambda = 1$ :

$$p_A(1) = \lambda^3 + 4\lambda^2 + \lambda - 6 \Big|_{\lambda=1} = 1 + 4 + 1 - 6 = 0$$

Quindi  $\lambda = 1$  è radice di  $p_A(\lambda)$ . Per abbassare il polinomio di grado:

|                  |   |   |   |    |                              |
|------------------|---|---|---|----|------------------------------|
|                  | 1 | 4 | 1 | -6 | ← coefficienti del polinomio |
| radice<br>↙<br>1 |   | 1 | 5 | 6  |                              |
|                  | 1 | 5 | 6 | // |                              |

$$\Rightarrow p_A(\lambda) = (\lambda - 1)(\lambda^2 + 5\lambda + 6) = (\lambda - 1)(\lambda + 2)(\lambda + 3)$$

$$\Delta = 25 - 24 = 1$$

$$\lambda = \frac{-5 \pm 1}{2} = \begin{cases} -2 \\ -3 \end{cases}$$

La matrice  $A$  ha tre radici distinte:

$\lambda_1=1$  con  $\mu_1=1 \Rightarrow \nu_1=1$

$\lambda_2=-2$  con  $\mu_2=1 \Rightarrow \nu_2=1$

$\lambda_3=-3$  con  $\mu_3=1 \Rightarrow \nu_3=1$

ed e' quindi diagonalizzabile.

Procediamo al calcolo degli autovettori:

Per  $\lambda_1=1$ :

$$\lambda_1 I - A = \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ -6 & 1 & 5 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & -5 & 5 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} x_1 - x_2 = 0 \\ x_2 - x_3 = 0 \end{cases}$

Ponendo  $x_3 = \alpha$  (parametro libero), otteniamo:

$x_2 = x_3 = \alpha$   
 $x_1 = x_2 = \alpha \Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \alpha \\ \alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix}$

$\nu_1$ , autovettore relativo a  $\lambda_1$

Per  $\lambda_2=-2$ :

$$\lambda_2 I - A = \begin{bmatrix} -2 & -1 & 0 \\ 0 & -2 & -1 \\ -6 & 1 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 0 & 2 & 1 \\ 0 & 4 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 0 & 2 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} 2x_1 + x_2 = 0 \\ 2x_2 + x_3 = 0 \end{cases}$

Ponendo  $x_3 = \alpha$  (parametro libero), otteniamo:

$$x_2 = -\frac{1}{2}x_3 = -\frac{1}{2}\alpha$$

$$x_1 = -\frac{1}{2}x_2 = \frac{1}{4}\alpha$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{4}\alpha \\ -\frac{1}{2}\alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} \frac{1}{4} \\ -\frac{1}{2} \\ 1 \end{bmatrix}$$

↙  
 $v_2$ , autovettore relativo a  $\lambda_2$

Per  $\lambda_3 = -3$ :

$$\lambda_3 I - A = \begin{bmatrix} -3 & -1 & 0 \\ 0 & -3 & -1 \\ -6 & 1 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 3 & 1 & 0 \\ 0 & 3 & 1 \\ 0 & 3 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 3 & 1 & 0 \\ 0 & 3 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

sistema omogeneo:  $\begin{cases} 3x_1 + x_2 = 0 \\ 3x_2 + x_3 = 0 \end{cases}$

Ponendo  $x_3 = \alpha$  (parametro libero), otteniamo:

$$x_2 = -\frac{1}{3}x_3 = -\frac{1}{3}\alpha$$

$$x_1 = -\frac{1}{3}x_2 = \frac{1}{9}\alpha$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{9}\alpha \\ -\frac{1}{3}\alpha \\ \alpha \end{bmatrix} = \alpha \begin{bmatrix} \frac{1}{9} \\ -\frac{1}{3} \\ 1 \end{bmatrix}$$

↙  
 $v_3$ , autovettore relativo a  $\lambda_3$

Definiamo la matrice  $T$ :

$$T = [v_1 \ v_2 \ v_3] = \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{9} \\ 1 & -\frac{1}{2} & -\frac{1}{3} \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

tale che

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & -3 \end{bmatrix}$$

Da cui:

$$e^{\tilde{A}t} = \begin{bmatrix} e^t & 0 & 0 \\ 0 & e^{-2t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{-3t} \end{bmatrix}$$

Ricordiamo che  $e^{At} = T e^{\tilde{A}t} T^{-1}$ . Sostituendo in

$$y_e(t) = C e^{At} x_0$$

otteniamo:

$$y_e(t) = CT e^{\tilde{A}t} T^{-1} x_0$$

Per evitare di invertire  $T$ , definiamo  $\alpha = T^{-1} x_0$ , con  $\alpha = \begin{bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{bmatrix}$ .

$\alpha$  è soluzione del sistema lineare  $T\alpha = x_0$ .

Applicando il metodo della riduzione a scala per risolvere il sistema, abbiamo:

$$\underbrace{\begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 1 & -\frac{1}{2} & -\frac{1}{3} \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix}}_T \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ -3 \end{bmatrix}}_{x_0} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 0 & -\frac{3}{4} & -\frac{4}{3} \\ 0 & \frac{3}{4} & \frac{8}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ -3 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 0 & -\frac{3}{4} & -\frac{4}{3} \\ 0 & 0 & \frac{4}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \alpha_1 + \frac{1}{4}\alpha_2 + \frac{1}{3}\alpha_3 = 0 \\ -\frac{3}{4}\alpha_2 - \frac{4}{3}\alpha_3 = 3 \\ \frac{4}{3}\alpha_3 = 0 \end{cases} \Rightarrow \alpha_3 = 0 \Rightarrow -\frac{3}{4}\alpha_2 = 3 \Rightarrow \alpha_2 = -4 \Rightarrow \alpha_1 = 1$$

$$\Rightarrow \alpha = \begin{bmatrix} 1 \\ -4 \\ 0 \end{bmatrix}$$

In conclusion:

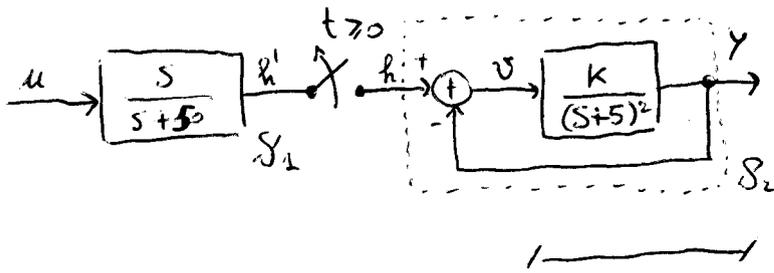
7

$$y_e(t) = CT e^{\tilde{A}t} \alpha =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \\ 1 & -\frac{1}{2} & -\frac{1}{3} \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^t & 0 & 0 \\ 0 & e^{-2t} & 0 \\ 0 & 0 & e^{-3t} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ -4 \\ 0 \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & \frac{1}{4} & \frac{1}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^t \\ -4e^{-2t} \\ 0 \end{bmatrix} = e^t - e^{-2t}$$

TEMP CONTINUO EN INTERACCIONE



- 1)  $K$ : sistema con modo pseudo periodico con  $\zeta \geq 0.1$
- 2) Risposta all'ingresso  $u(t) = \sin(2t)$
- 3) Diagrammi di Bode per  $t < \phi$ .
- 4) Controllabilita ed osservabilita <sup>tes</sup>

1)  $S_2$ :  $W_2(s) = \frac{k}{(s+5)^2 + k} = \frac{k}{s^2 + 10s + 25+k} = \frac{k}{P(s,k)}$  identica le radici

$\lambda_{1,2} = -5 \pm \sqrt{25 - 25 + k} = -5 \pm \sqrt{k} \Rightarrow k > 0$  per avere radici complesse coniugate.

posto  $\alpha = 5, \omega = \sqrt{k} \Rightarrow \lambda_{1,2} = \alpha \pm j\omega$  da cui  $\zeta = -\frac{\alpha}{\sqrt{\alpha^2 + \omega^2}} = \frac{5}{\sqrt{25+k}} \geq 0.1$

ovvero  $\sqrt{25+k} \leq 50 \Leftrightarrow 0 < k \leq 2425$

OPPURE

$P(s,k) = s^2 + 10s + 25+k \Rightarrow 1 + \frac{10}{25+k}s + \frac{s^2}{25+k} \Rightarrow \begin{cases} \omega_n = \sqrt{25+k} = \sqrt{\alpha^2 + \omega^2} \\ \zeta = \frac{\omega_n}{2} \cdot \frac{10}{25+k} = \frac{5}{\sqrt{25+k}} \end{cases}$

2) Scegliamo  $k = 75$ :  $W_2(s) = \frac{75}{s^2 + 10s + 100}$   $(\omega_n = 10, \zeta = \frac{5}{\sqrt{100}} = 0.5, \alpha = 5, \omega = \sqrt{75})$

$t < 0$   $W(s) = W_1(s) \cdot W_2(s) = \frac{25s}{(s+50)(s^2+10s+100)}$   $W(s)|_{s=j2} = 0.03 e^{j1.33}$

da cui  $y(t) = 0.03 \sin(2t + 1.33) \quad t < \phi$

$t \geq 0$  Sistema  $S_2$  in evoluzione libera  $\Rightarrow$  Decine lo stato iniziale a  $t = \phi$ :

$W_2(s) = \frac{75}{s^2 + 10s + 100} = \frac{Y(s)}{H(s)} \Rightarrow \ddot{y} + 10\dot{y} + 100y = 75h$ , posto  $y = x_1$

$x_2 = \dot{x}_1 = \dot{y}$

$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -10x_2 - 10x_1 + 75h \\ y = x_1 \end{cases}$

$\dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -10 & -10 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 \\ 75 \end{pmatrix} h$

$y = \begin{pmatrix} 1 & 0 \end{pmatrix} x$

$W_1(s) = \frac{s}{s+50} \Rightarrow \dot{h} + 50h = \dot{u}$ , per cui  $x_3 = h - u$

$\begin{cases} \dot{x}_3 = -50x_3 - 50u \\ h = x_3 + u \end{cases}$

da cui:  $\dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -10 & -10 & 75 \\ 0 & 0 & -50 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 \\ 75 \\ 50 \end{pmatrix} u$   $\Leftrightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -10x_1 - 10x_2 + 25x_3 + 25u \\ \dot{x}_3 = -50x_3 - 50u \\ y = x_1 \end{cases}$

Valutiamo la risposta nello stato:

$$H(s) = (SI - A)^{-1} b = \begin{pmatrix} s & -1 & 0 \\ 100 & s+10 & -25 \\ 0 & 0 & s+50 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 0 \\ 25 \\ -50 \end{pmatrix} = \frac{\begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix} \begin{pmatrix} s+50 & 25 \\ s(s+50) & 25s \\ 0 & s(s+10) \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 25 \\ -50 \end{pmatrix}}{(s+50)(s(s+10)+100)} = \frac{\begin{pmatrix} 25s \\ 25s^2 \\ -50(s^2+10s+100) \end{pmatrix}}{(s+50)(s^2+10s+100)}$$

$$H(s)|_{s=j\omega} = \begin{pmatrix} 0.031e^{j1.33} \\ 0.062e^{j2.70} \\ 1.00e^{j3.10} \end{pmatrix} \Rightarrow x(t) = \begin{pmatrix} 0.031 \sin(2t + 1.33) \\ 0.062 \sin(2t + 2.70) \\ 1.00 \sin(2t + 3.10) \end{pmatrix} \quad t \leq 0$$

$$x(0) = x_0 = \begin{pmatrix} 0.030 \\ 0.0148 \\ 0.040 \end{pmatrix}$$

$$x(t) = \sum |H(j\omega)| \sin(2t + \angle H(j\omega))$$

De cui l'evoluzione libera del sistema  $\delta_1$ :

$$Y_e(s) = \Psi_2(s) x_0 = e_2^T (SI - A)^{-1} x_0 = (1 \ 0) \begin{pmatrix} s & -1 \\ 100 & s+10 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 0.030 \\ 0.0148 \end{pmatrix} = \frac{(1 \ 0) \begin{pmatrix} s+10 & 1 \\ -100 & s \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0.030 \\ 0.0148 \end{pmatrix}}{s^2 + 10s + 100} = \frac{0.015 + 0.3 + 0.035s}{s^2 + 10s + 100} = \frac{0.315 + 0.035s}{s^2 + 10s + 100} = \frac{0.315 + 0.035s}{(s+5+j8.66)(s+5-j8.66)}$$

$$y_e(t) = \gamma(t)|_{t>0} = \mathcal{L}^{-1} \left[ \frac{0.315 + 0.035s}{(s+5)^2 + 8.66^2} \right] = \mathcal{L}^{-1} \left[ \frac{0.315 - 0.0075s}{(s+5) + 8.66j} + \frac{0.315 + 0.0075s}{(s+5) - 8.66j} \right] = 2 \cdot 0.018 \text{Re} \left[ (s+5 + 8.66j)^{-1} e^{-st} \right] \delta_1(t)$$

4) Matrice di controllabilita':

$$C_1 = [B \ AB \ A^2B] = \frac{1}{25} \begin{pmatrix} 0 & 3 & -180 \\ 3 & -180 & 9000 \\ -2 & 10 & -5000 \end{pmatrix}, \quad \rho(C) = 3 \Rightarrow \delta. \text{ completamente controllabile}$$

Matrice di osservabilita':

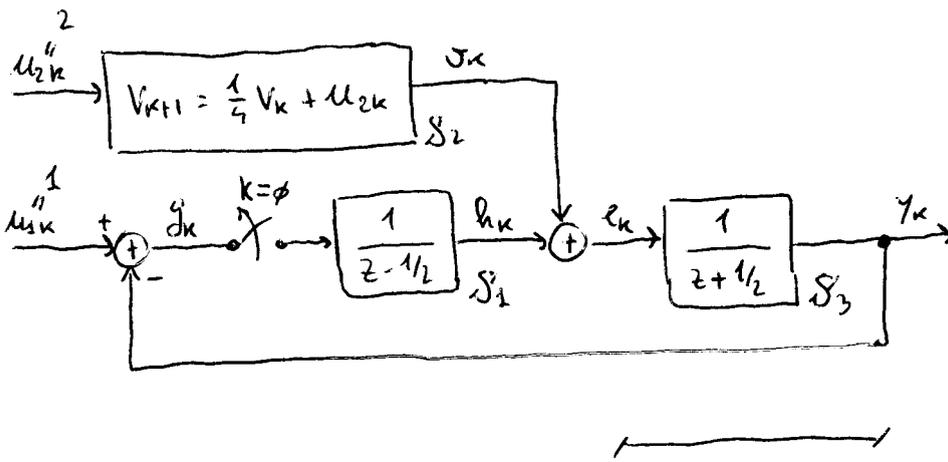
$$O = \begin{bmatrix} e \\ eA \\ eA^2 \end{bmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ -100 & -10 & 25 \end{pmatrix}, \quad \rho(O) = 3 \Rightarrow \delta. \text{ completamente osservabile}$$

NOTE: Calcolo  $h(t)$  in regime sinusoidale come:  $h(t) = |W_1(j\omega)| \sin(2t + \angle W_1(j\omega))$   
 Oppure da  $h(t) = h'(t) \delta_1(-t)$ , procedo con regime sinusoidale + Laplace per il sistema 2.

# TEMPO DISCRETO

①

1) Determina la risposta del sistema.



$$S_2: v_{k+1} = \frac{1}{4} v_k + u_{2k} \xrightarrow{Z} zV(z) = \frac{1}{4} V(z) + U_2(z) \Rightarrow W_2(z) = \frac{1}{z - 1/4}$$

$k < 0$  Sistema in regime con forzamenti costanti in ingresso.

Principio di sovrapposizione degli effetti:

$$W(z) = \begin{pmatrix} W_{u_1}(z) & W_{u_2}(z) \end{pmatrix} \Leftrightarrow Y(z) = W(z) \begin{pmatrix} U_1(z) \\ U_2(z) \end{pmatrix}$$

$$W_{u_1}(z) = \left. \frac{Y(z)}{U_1(z)} \right|_{u_2=\phi} = \frac{W_1(z)W_3(z)}{1 + W_1(z)W_3(z)} = \frac{1}{(z-1/2)(z+1/2)+1} = \frac{1}{z^2 + 3/4}$$

$$W_{u_2}(z) = \left. \frac{Y(z)}{U_2(z)} \right|_{u_1=\phi} = W_2(z) \cdot \frac{W_3(z)}{1 + W_1(z)W_3(z)} = \frac{z-1/2}{(z^2+3/4)(z-1/4)}$$

$$\text{da cui } W(z) = \frac{\begin{pmatrix} z-1/4 & z-1/2 \end{pmatrix}}{(z^2+3/4)(z-1/4)}$$

Risposta all'ingresso costante  $U = \begin{pmatrix} 1 \\ 2 \end{pmatrix}$ :  $Y(k)|_{k < 0} = W(z)|_{z=1} \cdot U =$

$$= \frac{\begin{pmatrix} 1-1/4 & 1-1/2 \end{pmatrix}}{(1+3/4)(1-1/4)} \begin{pmatrix} 1 \\ 2 \end{pmatrix} = \frac{\begin{pmatrix} 3/4 & 1/2 \end{pmatrix}}{7/4 \cdot 3/4} \begin{pmatrix} 1 \\ 2 \end{pmatrix} = \frac{3/4 + 1/4}{7/4 \cdot 3/4} = \frac{1}{21} \cdot 4 = 4/3$$

$k > \phi$  Calcoliamo la risposta del sistema  $S_2$  con intervento dell'intermittenza

$$v(k) = W_2(z)|_{z=1} \cdot u_{2k} = \frac{2}{1-1/4} = 8/3$$

Determiniamo le rappresentazioni i-s-u dei due sottosistemi  $S_1$  ed  $S_2$ :

$$h_{k+1} - \frac{1}{2} h_k = \delta_k, \quad \text{poich} \quad h_k = x_{1k} : \quad S_1 \begin{cases} x_1(k+1) = \frac{1}{2} x_1(k) + \delta(k) \\ h(k) = x_1(k) \end{cases}$$

$$y_{k+1} + \frac{1}{2} y_k = e_k, \quad \text{poich} \quad y_k = x_{2k} : \quad S_2 \begin{cases} x_2(k+1) = -\frac{1}{2} x_2(k) + e(k) \\ y(k) = x_2(k) \end{cases}$$

Per  $k \geq 0$  si ha 
$$\begin{cases} x_k = v_k + h_k = v_k + x_{1k} \\ \delta_k = x_{1k} - y_k = x_{1k} - x_{2k} \end{cases}$$

$$u(k) = \begin{pmatrix} x_1(k) \\ y(k) \end{pmatrix}$$

da cui si ricava 
$$\begin{cases} x_1(k+1) = \frac{1}{2} x_1(k) - x_2(k) + u_1(k) \\ x_2(k+1) = x_1(k) - \frac{1}{2} x_2(k) + v(k) \\ y(k) = x_2(k) \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} x(k+1) = \begin{pmatrix} 1/2 & -1 \\ 1 & -1/2 \end{pmatrix} x(k) + \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} u(k) \\ y(k) = (0 \ 1) x(k) \end{cases}$$

Osservo lo stato all'istante  $k=0$ :

$$H(z) = (zI - A)^{-1} B = \begin{pmatrix} z - 1/2 & 1 \\ -1 & z + 1/2 \end{pmatrix}^{-1} \cdot I = \frac{\begin{pmatrix} z + 1/2 & -1 \\ 1 & z - 1/2 \end{pmatrix}}{z^2 + 3/4}$$

Riparto sullo stato a regime per  $k < 0$  i:  $x(k)|_{k < 0} = H(z)|_{z=1} \cdot U =$

$$= \frac{4}{3} \begin{pmatrix} 3/2 & -1 \\ 1 & 1/2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 8/3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2/3 \\ 4/3 \end{pmatrix} \quad \text{da cui } x_0 = x(0) = \begin{pmatrix} x_{01} \\ x_{02} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2/3 \\ 4/3 \end{pmatrix}$$

Determiniamo le risposte per  $k \geq 0$  del sottosistema  $S_1$  che per  $k \geq 0$  è in evoluzione libera:

$$h(k)|_{k \geq 0} = e^{T A^k} x_{01} = 1 \cdot \left(\frac{1}{2}\right)^k \cdot \left(-\frac{2}{3}\right) = -\frac{2}{3} \left(\frac{1}{2}\right)^k \quad k \geq 0$$

da cui ricaviamo 
$$e(k)|_{k \geq 0} = v_k + h_k|_{k \geq 0} = \frac{8}{3} - \frac{2}{3} \left(\frac{1}{2}\right)^k$$

Il sistema  $S_2$  avrà una componente in evoluzione libera ed una in evoluzione forzata: 
$$y(k) = y_L(k) + y_R(k) \quad k \geq 0$$

libre:

$$Y_L(k) = e^T A^k x_{02} = 1 \cdot \left(-\frac{1}{2}\right)^k \cdot \frac{2}{3} = \frac{2}{3} \left(-\frac{1}{2}\right)^k \quad k \geq 0$$

(3)

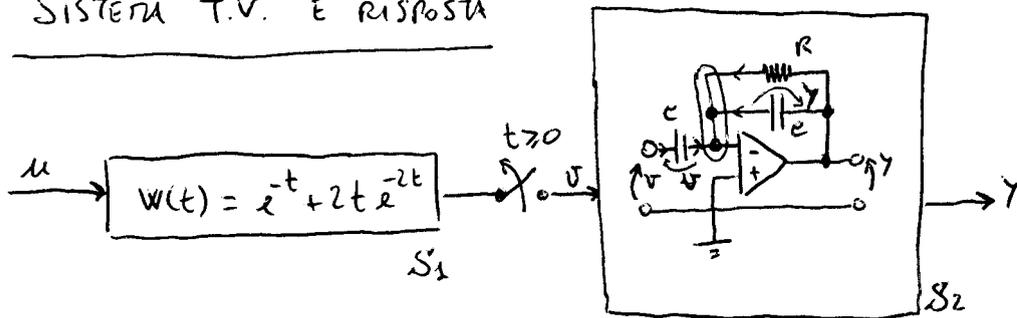
partiel:

$Y_L(k)$ : partial fraction decomposition in the domain  $\mathbb{Z}$ :  $Y_L(z) = W_3(z) \cdot E(z) = \frac{1}{z+1/2} \left( \frac{z}{z-1} \frac{8}{3} - \frac{2}{3} \frac{z}{z-1/2} \right) =$

$$= \frac{8}{3} \frac{z}{(z-1)(z+1/2)} - \frac{2}{3} \frac{z}{(z+1/2)(z-1/2)} = \frac{8z}{3} \left( \frac{-2/3}{z-1} + \frac{2/3}{z+1/2} \right) - \frac{2z}{3} \left( \frac{1}{z-1/2} - \frac{1}{z+1/2} \right) =$$

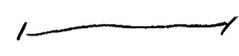
$$= -\frac{10}{9} \frac{z}{z+1/2} - \frac{2}{3} \frac{z}{z-1/2} + \frac{16}{9} \frac{z}{z-1} \Rightarrow Y_L(k) = -\frac{10}{9} \left(-\frac{1}{2}\right)^k - \frac{2}{3} \left(\frac{1}{2}\right)^k + \frac{16}{9}$$

inverse  $Y(k) = -\frac{2}{9} \left(-\frac{1}{2}\right)^k - \frac{2}{3} \left(\frac{1}{2}\right)^k + \frac{16}{9} = -\frac{1}{9} \left(-\frac{1}{2}\right)^{k-1} - \frac{1}{3} \left(\frac{1}{2}\right)^{k-1} + \frac{16}{9} \quad k \geq 0$



$C=R=1$

- 1) Risposta al segnale:  $u(t) = 2 \sin(2t)$
- 2) Trovare il diagramma di Bode dei moduli (asintotico)
- 3) Il diagramma delle fasi



S1:  $W_1(s) = \mathcal{L}[w(t)] = \mathcal{L}[e^{-t} + 2te^{-2t}] = \frac{1}{s+1} + 2 \frac{1}{(s+2)^2} = \frac{s^2 + 4s + 4 + 2s + 2}{(s+1)(s+2)^2} =$   
 $= \frac{s^2 + 6s + 6}{(s+1)(s+2)^2} = \frac{\overset{b_2}{s^2} + \overset{b_1}{6s} + \overset{b_0}{6}}{\underset{a_3}{s^3} + \underset{a_2}{5s^2} + \underset{a_1}{8s} + \underset{a_0}{4}}$

Forma canonica di osservazione:  $[a_3=1!]$

$$\dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 0 & -a_0 \\ 1 & 0 & -a_1 \\ 0 & 1 & -a_2 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} b_0 - b_3 a_0 \\ b_1 - b_3 a_1 \\ b_2 - b_3 a_2 \end{pmatrix} u = \begin{pmatrix} 0 & 0 & -4 \\ 1 & 0 & -8 \\ 0 & 1 & -5 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 6 \\ 6 \\ 1 \end{pmatrix} u$$

$y = (0 \quad 0 \quad 1) x$   $\lambda - s - u$

S2: Equazione al nodo:  $C\dot{v} = -e\dot{y} - y/R \Rightarrow \dot{y} = -\frac{1}{R}y - \dot{v} = -y - \dot{v}$   
 $\dot{y} + y = -\dot{v} \Rightarrow W_2(s) = \frac{-s}{s+1}$

$x = y + v \Rightarrow \dot{x} = \dot{y} + \dot{v} = -y = -x + v \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = -x + v \\ y = x - v \end{cases}$   $\lambda - s - u$

S1-S2:  $W(s) = W_1(s)W_2(s) = \frac{-s(s^2 + 6s + 6)}{(s+1)^2(s+2)^2}$  poli -1, -2  $\Rightarrow$  S. Anni. stabile

1) Per  $t < \infty$  il sistema è in regime sinusoidale con l'ingresso  $u(t) = 2 \sin(2t)$

$W(\omega) = W(s) \Big|_{s=j\omega=j2} = -0.42 + j0.44 = 0.608 e^{j2.33}$

$y(t) = 2 \cdot 0.608 \sin(2t + 2.33) = 1.22 \cdot \sin(2t + 2.33) \quad t < \infty$

Per  $t \geq 0$  l'interruttore si apre ed il sistema  $W_2$  evolve in modo libero a partire dalle condizioni iniziali raggiunte per  $t = \phi$ . (2)

Stabilitiamo l'espressione di  $v(t)$  per  $t < \phi$ :

$$W_1(j\omega) = 0.2 - j0.55 = 0.58 e^{-j1.22} \Rightarrow v(t) = 1.36 \sin(2t - 1.22) \quad t < \phi$$

Stabilitiamo le risposte e regime sinusoidale nello stato per  $t < \phi$ :

$$H_2(s) = (sI - A)^{-1} b = (s+1)^{-1} \cdot 1 = \frac{1}{s+1} \Rightarrow H_2(j\omega) = 0.2 - j0.4 = 0.45 e^{-j1.1}$$

$$x(t) = 0.45 \cdot 1.36 \sin(2t - 1.22 - 1.1) = 0.612 \sin(2t - 2.322) \quad t < \phi$$

$$x(0) = x_0 = -0.424$$

Stabilitiamo l'evoluzione libera nell'uscita del sistema per  $t \geq 0$ :

$$y_2(t) = \Psi(t) x_0, \quad Y_2(s) = \Psi(s) x_0 = e^{t(sI-A)^{-1}} x_0 = 1 \cdot (s+1)^{-1} (-0.424) = \frac{-0.424}{s+1}$$

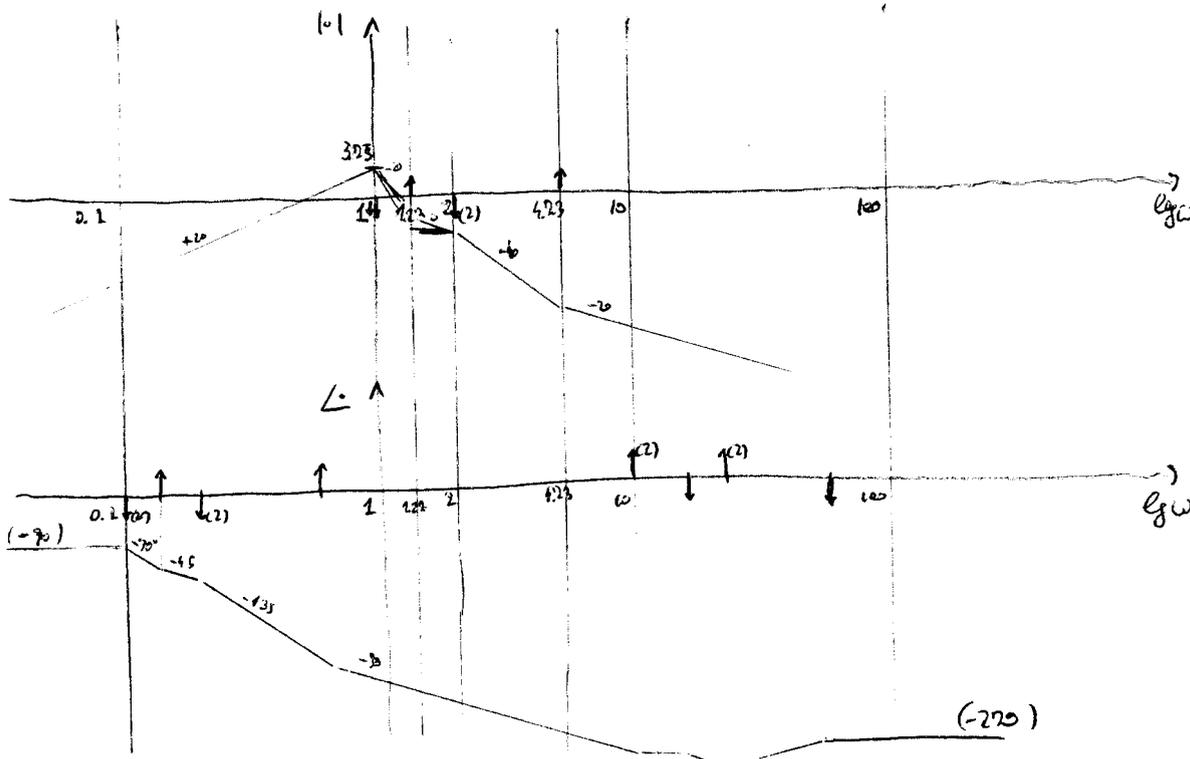
$$y_2(t) = -0.424 e^{-t} \quad t \geq \phi$$

Da cui

$$y(t) = \begin{cases} 1.22 \sin(2t + 2.33) & t < \phi \\ -0.424 e^{-t} & t \geq \phi \end{cases}$$

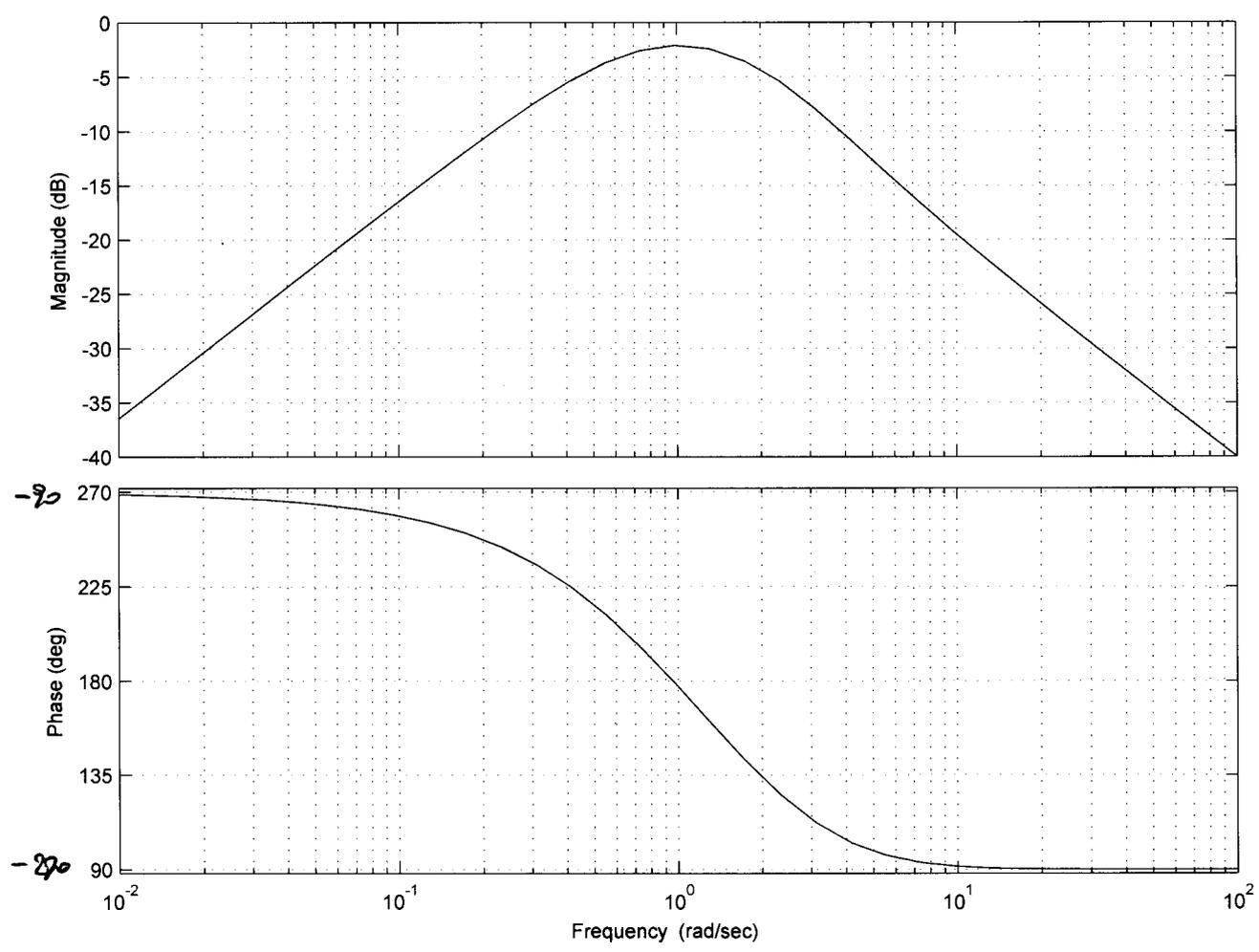
$$2) \quad W(\omega) = \frac{-j\omega(j\omega+4.23)(j\omega+1.22)}{(j\omega+2)^2(j\omega+1)^2} = \left(-\frac{3}{2}\right) \cdot \frac{(j\omega)^{z_{21}}(1+0.21j\omega)(1+0.29j\omega)}{(1+0.5j\omega)^{z_{p1}}(1+j\omega)^{z_{p2}}}$$

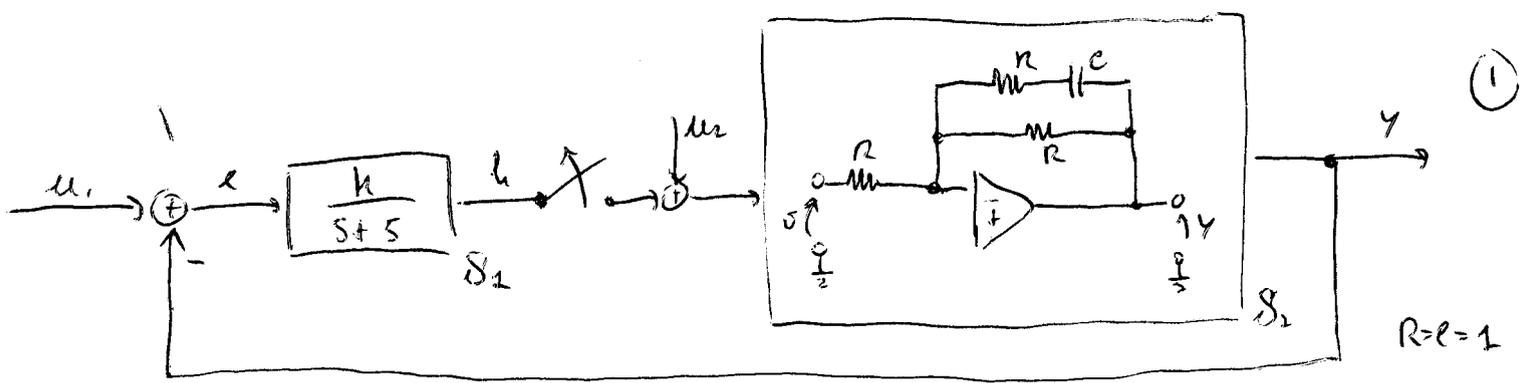
3.5dB



### 3) DIAGRAMMI DI BODE

Bode Diagram





1) ISU

2)  $k \times$  ASINTOTICA STAB.

3) RISPOSTA  $u_1(t) = 2 \sin(2t)$ ,  $u_2(t) = \delta_{-1}(t)$

1)

$$G_2(s) = - \frac{Z_u(s)}{Z_i(s)} \quad \Leftrightarrow \quad Z_u(s) = \frac{R \left( r + \frac{1}{sC} \right)}{2R + \frac{1}{sC}} = \frac{CR^2 s + R}{2Rcs + 1}, \quad Z_i(s) = R$$

DA cui  $G_2(s) = - \frac{s+1}{2s+1}$

$$S_2: \begin{cases} \dot{x}_2 = -\frac{x_2}{2} - \frac{v}{2} \\ y = \frac{x_2}{2} + \frac{v}{2} \end{cases}$$

PER IL PRIMO SOTTOSISTEMA:

$$S_1: \begin{cases} \dot{x}_1 = -5x_1 + u_1 \\ h = x_1 \end{cases}$$

POSTO  $e = u_1 - y$  e  $v = h + u_2$  SI PUÒ AVERE LA ISU COMPLESSIVA

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = \left( \frac{k}{2} - 5 \right) x_1 - \frac{k}{2} x_2 + k u_1 + \frac{k}{2} u_2 \\ \dot{x}_2 = -\frac{1}{2} x_1 - \frac{1}{2} x_2 - \frac{u_2}{2} \\ y = -\frac{1}{2} x_1 + \frac{1}{2} x_2 - \frac{u_2}{2} \end{cases} \quad \Leftrightarrow \quad \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} \frac{k}{2} - 5 & -\frac{k}{2} \\ -\frac{1}{2} & -\frac{1}{2} \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} k & \frac{k}{2} \\ 0 & -\frac{1}{2} \end{pmatrix} u \\ y = \begin{pmatrix} -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 & -\frac{1}{2} \end{pmatrix} u \end{cases}$$

2) POLINOMIO CARATTERISTICO

(2)

$$P(\lambda) = |\lambda I - A| = \lambda^2 - \frac{k-11}{2} \lambda + \frac{5-k}{2}$$

$$\Delta > 0 \Leftrightarrow \left(\frac{k-11}{2}\right)^2 - 4 \frac{5-k}{2} > 0 \Rightarrow k^2 - 14k + 81 > 0 \quad \text{VERO } \forall k!$$

INOLTRE  $-(k-11) \geq 0 \Rightarrow k \leq 11$  ;  $5-k > 0 \Rightarrow k < 5$

$$\boxed{k < 5}$$

SCEGLIAMO  $k=1$

$$\begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} -9/2 & -1/2 \\ -1/2 & -1/2 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 & 1/2 \\ 1 & -1/2 \end{pmatrix} u \\ y = \begin{pmatrix} -1/2 & 1/2 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 & -1/2 \end{pmatrix} u \end{cases}$$

$$\begin{aligned} G(s) &= C (sI - A)^{-1} B + D = \begin{pmatrix} -1/2 & 1/2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} s+9/2 & 1/2 \\ 1/2 & s+1/2 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 1 & 1/2 \\ 0 & -1/2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 & -1/2 \end{pmatrix} = \\ &= \dots = -\frac{1}{2} \frac{(s+1) \frac{(s+1)(s+5)}{s^2+5s+2}}{s^2+5s+2} = \begin{pmatrix} G_{11}(s) & G_{12}(s) \end{pmatrix} \end{aligned}$$

3)  $t \leq 0$

RISPOSTA APPROVATA  $x$   $x_1(t) = 2 \sin(2t)$

$$G_{11}(s) \Big|_{s=j2} \approx 0.11 e^{j2.48} \Rightarrow j(t) = 0.22 \sin(2t + 2.48) \quad t \leq 0$$

NELLE STRA:  $H(s) = \begin{pmatrix} H_{11}(s) & H_{12}(s) \end{pmatrix}$

$$H_{11}(s) = (sI - A)^{-1} B_1 = \begin{pmatrix} s+9/2 & 1/2 \\ 1/2 & s+1/2 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} k \\ 0 \end{pmatrix} = \frac{\begin{pmatrix} s+1/2 \\ -1/2 \end{pmatrix}}{s^2+5s+2}$$

$$H_{11}(s) \Big|_{s=j2} = \begin{pmatrix} 0.202 e^{-j2.442} \\ 0.0490 e^{j1.323} \end{pmatrix} \Rightarrow x(t) = \begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0.404 \sin(2t - 0.442) \\ 0.0981 \sin(2t + 1.323) \end{pmatrix}$$

PER  $t=0 \Rightarrow x_2(0) \approx 0.1$

$t \geq 0$

$$y(t) = \underbrace{y_e(t)}_{\uparrow} + \underbrace{y_f(t)}_{\uparrow}$$

$x_2(0)$        $u_2$

SOLO  $s_2$  DA CONTRIBUTO

③

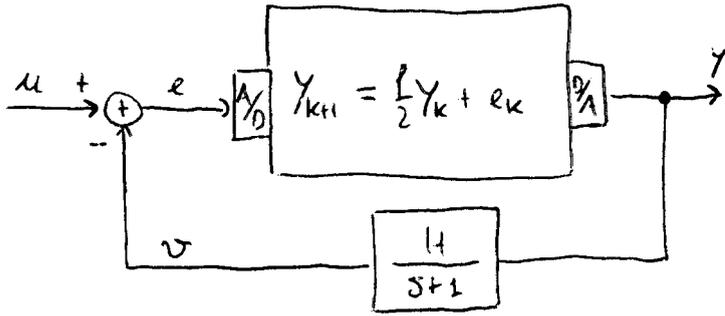
$$Y(s) = \underbrace{e_2 (sI - A_2)^{-1} x_2(0)}_{Y_e(s)} + \underbrace{e_2 (sI - A_2)^{-1} B_2 \frac{1}{s}}_{Y_f(s)} = \frac{1}{2} \frac{0.1}{s+1/2} - \frac{1}{2} \frac{s+1}{s+1/2} \cdot \frac{1}{s}$$

$$y(t) = \mathcal{L}^{-1} \left[ \frac{0.55}{s+1/2} - \frac{1}{s} \right] = 0.55 e^{-\frac{1}{2}t} - 1 \quad t \geq 0$$

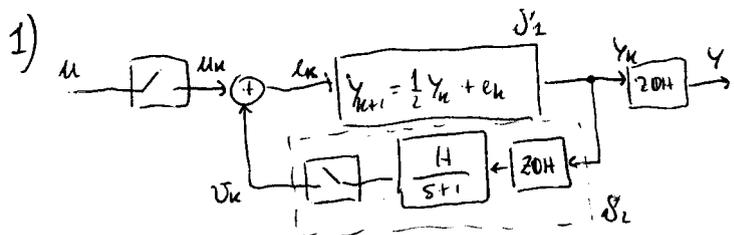
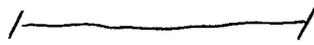
IN CONCLUSIONE

$$y(t) = \begin{cases} 0.22 \sin(2t + 2.48) & t < 0 \\ 0.55 e^{-\frac{1}{2}t} - 1 & t \geq 0 \end{cases}$$

$T = 0.1s$



- 1) Valori di H per onnistica stabilita.
- 2) Finito H (0.3), valutare le costanti di tempo del sistema e rapporto e T
- 3) Risposta al segnale  $u(t) = 5 \sin(5t + 5)$ .



S<sub>2</sub> sistema a dati campionati:

$$\begin{cases} x(k+1) = A_T x(k) + b_T y(k) \\ v(k) = c_T x(k) + d y(k) \end{cases}$$

$$S_2 \begin{cases} \dot{x} = -x + H y \\ v = x \end{cases} \quad \begin{cases} A_T = e^{AT} = e^{-0.1} = 0.905 \approx 0.9 \\ b_T = \int_0^T e^{As} ds b = A^{-1} (e^{AT} - I) b = (-1) (e^{-0.1} - 1) H \approx 0.1 H \end{cases}$$

$$S_{2,T} \begin{cases} x(k+1) = 0.9 x(k) + 0.1 H y(k) \\ v(k) = x(k) \end{cases} \Rightarrow W_2(z) = c^T (zI - A_T)^{-1} b_T + d = 1 \cdot (z - 0.9)^{-1} \cdot 0.1 H + \phi$$

$$W_2(z) = \frac{0.1 H}{z - 0.9}$$

$$S_1: W_1(z) = \frac{Y(z)}{E(z)} = \frac{1}{z - 0.5}$$

Sistema interconnesso:  $W(z) = \frac{W_1(z)}{1 + W_1(z) W_2(z)} = \frac{\frac{1}{z - 0.5}}{1 + \frac{1}{z - 0.5} \cdot \frac{0.1 H}{z - 0.9}} = \frac{z - 0.9}{(z - 0.5)(z - 0.9) + 0.1 H}$

$$W(z) = \frac{z - 0.9}{z^2 - 1.4z + 0.45 + 0.1H}$$

Polinomio caratteristico:  $P(z) = z^2 - 1.4z + 0.45 + 0.1H$

Cond. asintotica:  $\left| \frac{1}{0.45 + 0.1H} \right| < 1 \Rightarrow |0.45 + 0.1H| > 1 \Rightarrow \begin{cases} 0.45 + 0.1H > 1 \Rightarrow H > 4.5 \\ 0.45 + 0.1H < -1 \Rightarrow H < -14.5 \end{cases}$

$$\begin{cases} P(z)/(0.45 + 0.1H) > \phi \Rightarrow \frac{0.05 + 0.1H}{0.45 + 0.1H} > \phi \\ (-1)^2 P(-1)/(0.45 + 0.1H) > \phi \Rightarrow \frac{2.85}{0.45 + 0.1H} > \phi \end{cases}$$

Routh:  $p'(s) = (1-s)^2 p\left(\frac{1+s}{1-s}\right) = (1-s^2) \left( \left(\frac{1+s}{1-s}\right)^2 - 1.4 \left(\frac{1+s}{1-s}\right) + 0.45 + 0.1H \right) = (1+s)^2 - 1.4(1+s)(1-s) + 0.45 + 0.1H$

$p'(s) = 1 + 2s + s^2 - 1.4(1-s^2) + (0.45 + 0.1H)(1-s+s^2) = (0.05 + 0.1H) + (1.1 - 0.2H)s + (2.85 + 0.1H)s^2$

oppure:  $p'(s) = T_2^\Delta p(z)$   $T_2^\Delta = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 2 & 0 & -2 \\ 1 & -1 & 1 \end{pmatrix} \Rightarrow \begin{pmatrix} \alpha_0 \\ \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 2 & 0 & -2 \\ 1 & -1 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ -1.4 \\ 0.45 + 0.1H \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0.05 + 0.1H \\ 1.1 - 0.2H \\ 2.85 + 0.1H \end{pmatrix}$

$p'(s) = \alpha_0 z^2 + \dots + \alpha_0$   
 $p(z) = \alpha_0 z^2 + \dots + \alpha_0$   
 $\begin{pmatrix} \alpha_0 \\ \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{pmatrix} = T_2^\Delta \begin{pmatrix} \alpha_0 \\ \alpha_1 \\ \alpha_2 \end{pmatrix}$

$p'(s) = (2.85 + 0.1H)s^2 + (1.1 - 0.2H)s + (0.05 + 0.1H)$

Con Criterio:  $\begin{cases} 2.85 + 0.1H > 0 \\ 1.1 - 0.2H > 0 \\ 0.05 + 0.1H > 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} H > -28.5 \\ H < 5.5 \\ H > -0.5 \end{cases}$

|       |      |     |    |
|-------|------|-----|----|
| /     | /    | OK  | OK |
| OK    | OK   | OK  | /  |
| /     | OK   | OK  | OK |
| -28.5 | -0.5 | 5.5 |    |

$\Downarrow$   
 $-0.5 < H < 5.5$

2)  $H=0.3 \Rightarrow p(z) = z^2 - 1.4z + 0.48 \Rightarrow z_{1,2} = 0.7 \pm \sqrt{0.04 - 0.1H} = 0.7 \pm 0.1 < \begin{matrix} 0.6 \\ 0.8 \end{matrix}$

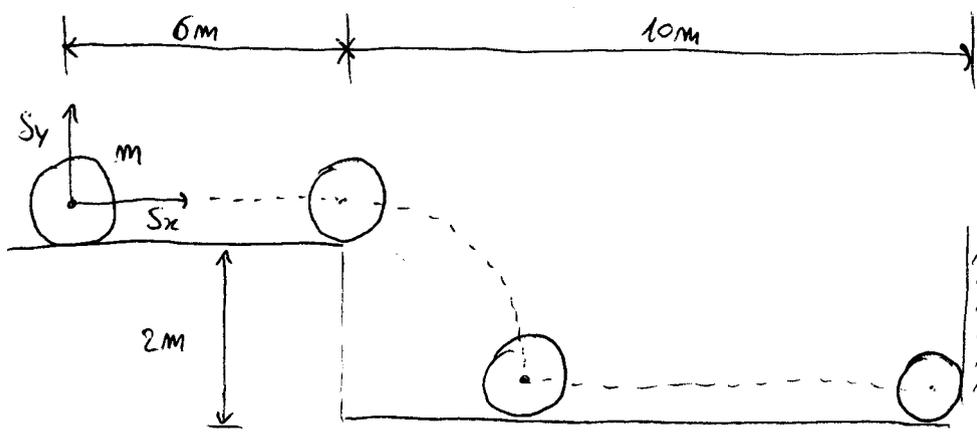
da cui  $\tau_1 = -\frac{1}{\ln(0.6)} = 1.46$ ,  $\tau_2 = -\frac{1}{\ln(0.8)} = 4.48$   $\tau_1, \tau_2 \gg T$  !

3)  $W(z) \Big|_{z=e^{j\frac{1}{2}k}} = \frac{z-0.9}{(z-0.8)(z-0.6)} \Big|_{z=e^{j\frac{1}{2}k}}$

$\begin{cases} u(k) = 5 \sin(5k + 5) & \text{lungo campione } T_0 \\ u(kT) = 5 \sin(5k + 5) = 5 \sin\left(\frac{1}{2}k + 5\right) & \text{lungo campione } T \\ & \text{0.1} \end{cases}$

$W(e^{j\frac{1}{2}k}) = 1.28 e^{-0.84j}$

$y(k) = 5 \cdot 1.28 \sin\left(\frac{1}{2}k - 0.84 + 5\right) = 8.4 \sin(0.5k + 4.16)$



$$m = 1 \text{ Kg}$$

$$b = 0.01 \text{ Ns/m}$$

$$g = 9.81 \text{ m/s}^2$$

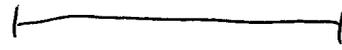
$$\begin{cases} \dot{s}_x = 1 \text{ m/s} \\ \dot{s}_y = \emptyset \end{cases}$$

1) i-s-u

2)  $s_x(t)$ ,  $s_y(t)$

(MOLTO FACILE GRAFICAMENTE)

3)  $t_a$ :  $s_x(t_a) = 6 \text{ m}$ ;  $t_b$ :  $s_y(t_b) = -2 \text{ m}$ ;  $t_c$ :  $s_x(t_c) = 16 \text{ m}$



1)'  $s_x$  indipendente da  $s_y$ ;  $s_y$  dipende da  $s_x$  per gli istanti di transizione.

$s_x$

$$m \ddot{s}_x + b \dot{s}_x = \emptyset \quad \forall t, \quad \begin{cases} x_1 = s_x \\ x_2 = \dot{s}_x \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -b/m x_2 \\ y = s_x = x_1 \end{cases} \quad \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -1/100 \end{pmatrix} x \\ y = (1 \quad 0) x \\ x_0 = (0 \quad 1)^T \end{cases}$$

2)'

$$y(s) = C (sI - A)^{-1} x_0 = (1 \quad 0) \frac{\begin{pmatrix} s+1/100 & 1 \\ 0 & s \end{pmatrix}}{s(s+1/100)} \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} = \frac{1}{s(s+1/100)} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+1/100}$$

$$y_e(t) = 100 (1 - e^{-t/100}) \delta_{-1}(t) = s_x(t)$$

3)'

$$t_a: s_x(t_a) = 6 = 100 (1 - e^{-t_a/100}) \rightarrow t_a = -100 \ln(0.94) \approx 6.2 \text{ s}$$

$$t_c: s_x(t_c) = 16 = 100 (1 - e^{-t_c/100}) \rightarrow t_c = -100 \ln(0.84) \approx 17.4 \text{ s}$$

1)''

$$s_{y//} \begin{cases} m \ddot{s}_y + b \dot{s}_y = mg & t_a \leq t \leq t_b \\ s_y = \emptyset & 0 \leq t \leq t_a \\ s_y = -2 & t_b \leq t \end{cases}$$

$$\begin{cases} x_1 = s y \\ x_2 = \dot{s} y \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -\frac{1}{100} \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} u \\ y = (1 \quad 0) x \end{cases} \quad \begin{matrix} s \\ u \\ \end{matrix} \quad x_0 = \emptyset$$

$$2)'' \quad Y(s) = Y_f(s) = C (sI - A)^{-1} B \cdot \frac{g}{s} = (1 \quad 0) \begin{pmatrix} s + \frac{1}{100} & 1 \\ 0 & s \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} \frac{g}{s} =$$

$$= - \frac{981}{s^2 (s + \frac{1}{100})} = \frac{98100}{s} + \frac{-981}{s^2} + \frac{-98100}{s + \frac{1}{100}}$$

$$\dot{y}(t) = 981 \left( 100 - t - 100 e^{-t/100} \right) \delta_1(t) \quad \leftarrow \text{TRASLAZIONE IN } t \Rightarrow t \rightarrow t - t_0$$

$$3)'' \quad t_b: \quad s y(t_b') = -2 = 981 \left( 100 - t_b' - 100 e^{-\frac{t_b'}{100}} \right)$$

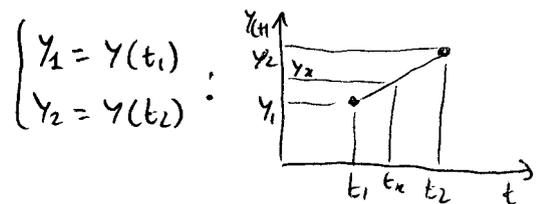
SOLUZIONE GRAFICA O NUMERICA:

METODO BISEZIONE

| t           | $s y(t)$ |
|-------------|----------|
| 0.5         | -1.22    |
| 1.0         | -4.89    |
| 0.25        | -2.25    |
| 0.65        | -2.02    |
| <u>0.64</u> | -2.00    |

RICERCA LINEARE CON INTERPOLAZIONE

| t          | $s y(t)$     |
|------------|--------------|
| 0.1        | -0.049       |
| 0.2        | -0.196       |
| 0.3        | -0.441       |
| 0.4        | -0.784       |
| 0.5        | -1.22        |
| <u>0.6</u> | <u>-1.26</u> |
| <u>0.2</u> | <u>-2.40</u> |



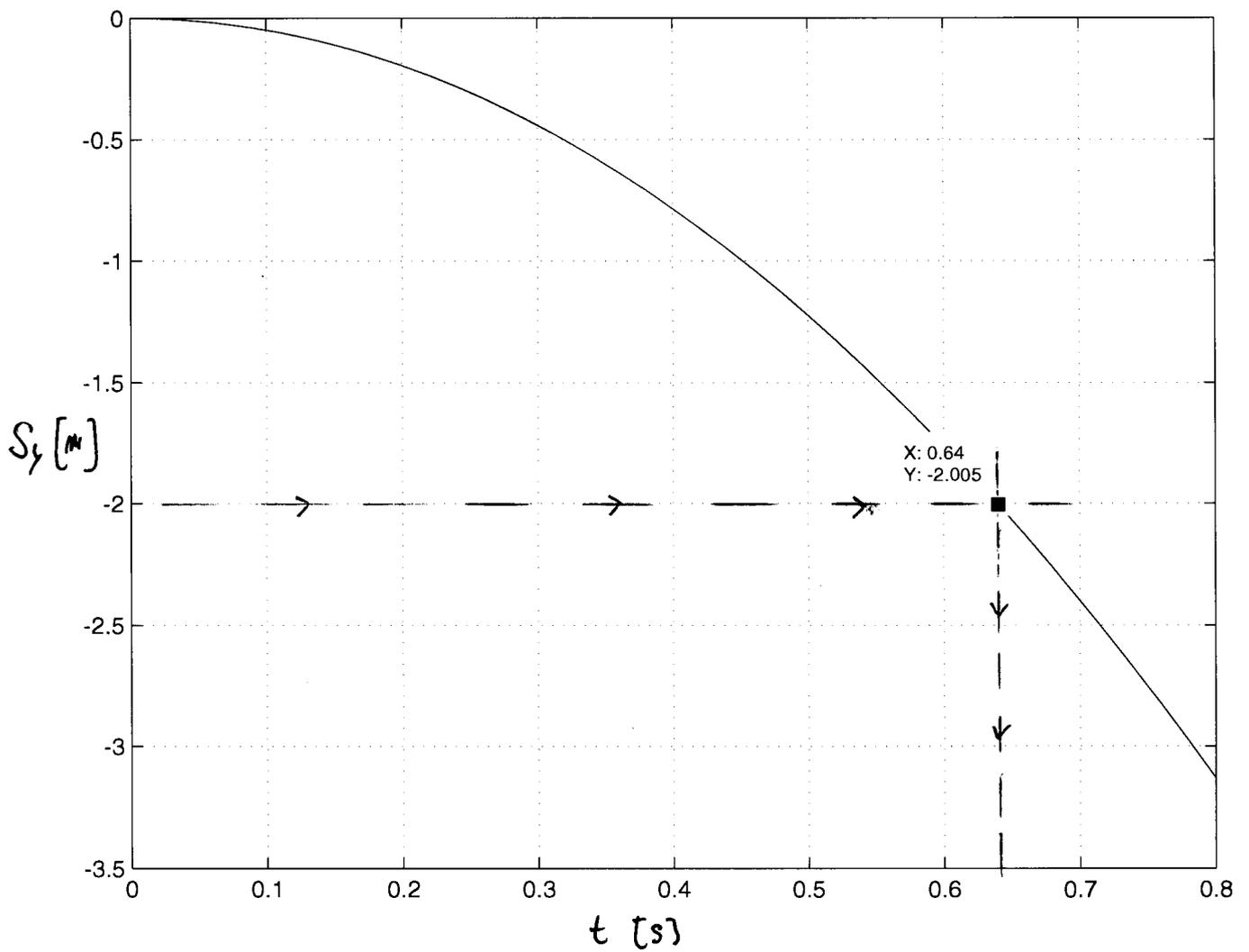
$$\begin{cases} y_1 = y(t_1) \\ y_2 = y(t_2) \end{cases} \quad \begin{cases} y_x = y_1 + \frac{y_2 - y_1}{t_2 - t_1} (t_x - t_1) \\ t_x = t_1 + \frac{t_2 - t_1}{y_2 - y_1} (y_x - y_1) \end{cases}$$

$$\begin{cases} t_1 = 0.6 \rightarrow y_1 = -1.26 \\ t_2 = 0.2 \rightarrow y_2 = -2.40 \end{cases}$$

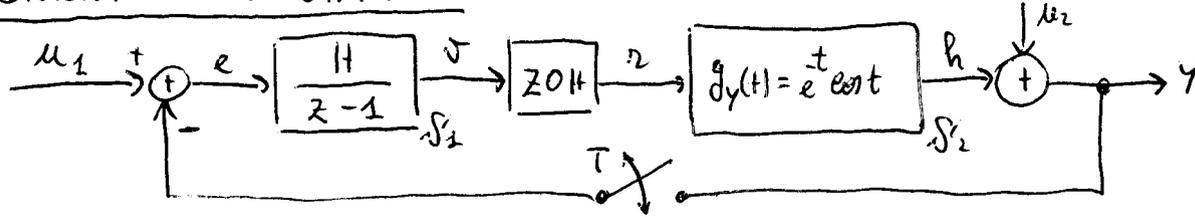
$$y_x = -2.0 \rightarrow t_b' = 0.638 \text{ s}$$

$$\underline{t_b = t_b' + t_0}$$

$$S_y(t) = 981 \left( 100 - t - 100 e^{-\frac{t}{10}} \right)$$



SISTEMA A DATI CAMPIONATI



(1)

$T = 0.2$   
 ↓  
 NOTA: VALORE TRAPPO  
 GRANDE!

- 1) I-S-U
- 2) H TALE PER CUI IL SISTEMA RISULTA A.S.
- 3)  $u_2(k) = \delta_{-1}(k) \forall k$ , RICHIEDERE PER  $u_2(k) = \delta_{-1}(k) \leftarrow$  POLINOMIO 3° ORDINE!

1)  $C_2(s) = \mathcal{L}[g_y(t)] = \frac{s+1}{(s+1)^2 + 1} = \frac{s+1}{s^2 + 2s + 2} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = \begin{pmatrix} 0 & -2 \\ 1 & -2 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} r(t) \\ h = (0 \quad 1) x \end{cases}$

VERSIONE A DATI CAMPIONATI:

$$\begin{cases} x(k+1) = A_d x(k) + B_d r(k) \\ h(k) = e x(k) \end{cases} \quad A_d = e^{AT}, \quad B_d = \int_0^T e^{A^2 \tau} d\tau B$$

AUTIVALORI DI A sono:  $\lambda_{\pm} = -1 \mp j = \alpha \pm j\omega$

$$\underline{\Phi}(s) = (sI - A)^{-1} = \begin{pmatrix} s & 2 \\ -1 & s+2 \end{pmatrix}^{-1} = \frac{\begin{pmatrix} s+2 & -2 \\ 1 & s \end{pmatrix}}{s^2 + 2s + 2} = \frac{\begin{pmatrix} s+2 & -2 \\ 1 & s \end{pmatrix}}{(s+1)^2 + 1}$$

$$\xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \underline{\Phi}(t) = e^{At} = \mathcal{L}^{-1} \left[ \frac{\begin{pmatrix} s+2 & -2 \\ 1 & s \end{pmatrix}}{(s+1)^2 + 1} \right] = \mathcal{L}^{-1} \left[ \begin{pmatrix} \frac{s+1}{(s+1)^2 + 1} + \frac{1}{(s+1)^2 + 1} & -2 \frac{1}{(s+1)^2 + 1} \\ \frac{1}{(s+1)^2 + 1} & \frac{s+1}{(s+1)^2 + 1} - \frac{1}{(s+1)^2 + 1} \end{pmatrix} \right] =$$

$$= \begin{pmatrix} \cos(t) + \sin(t) & -2 \sin(t) \\ \sin(t) & \cos(t) - \sin(t) \end{pmatrix} e^{-t}$$

DA CUI

$$A_d = e^{AT} = \begin{pmatrix} \cos T + \sin T & -2 \sin T \\ \sin T & \cos T - \sin T \end{pmatrix} e^{-T} = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} 1.41 & -1.28 \\ 0.54 & 0.43 \end{pmatrix}$$

$$B_d = A^{-1} (e^{AT} - I) B = \begin{pmatrix} 0 & -2 \\ 1 & -2 \end{pmatrix}^{-1} \left( \begin{pmatrix} 0.205 & -0.54 \\ 0.32 & 0.065 \end{pmatrix} - \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} \right) \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} = \dots = \begin{pmatrix} 1.28 \\ 0.42 \end{pmatrix}$$

QUINDI

$$\begin{cases} x(k+1) = \begin{pmatrix} 0.205 & -0.54 \\ 0.32 & 0.065 \end{pmatrix} x(k) + \begin{pmatrix} 1.28 \\ 0.42 \end{pmatrix} r(k) \\ h(k) = (0 \quad 1) x(k) \end{cases}$$

$$G_{d2} = C_2 (zI - Ad)^{-1} B_2 = (0 \ 1) \begin{pmatrix} z - 0.705 & 0.64 \\ -0.32 & z - 0.065 \end{pmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 1.28 \\ 0.47 \end{pmatrix} = \dots \quad (2)$$

$$= \frac{0.47z + 0.12}{z^2 - 0.77z + 0.25}$$

DUE INGRESSI :

$$G(z) = \begin{pmatrix} G_{12}(z) & G_{22}(z) \end{pmatrix} = \frac{\begin{pmatrix} 0.47Hz + 0.12H & z^3 - 1.77z^2 + 1.02z - 0.25 \end{pmatrix}}{z^3 - 1.77z^2 + (1.02 + 0.47H)z - 0.25 + 0.12H}$$

DA EUI

$$\begin{cases} x(k+1) = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0.25 - 0.12H \\ 1 & 0 & -1.02 - 0.47H \\ 0 & 1 & 1.77 \end{pmatrix} x(k) + \begin{pmatrix} 0.12H & -0.12H \\ 0.47H & -0.47H \\ 0 & 0 \end{pmatrix} u(k) \\ y(k) = (0 \ 0 \ 1) x(k) + (0 \ 1) u(k) \end{cases}$$

2) Polinomio CARATTERISTICO :  $P(z) = z^3 - 1.77z^2 + (1.02 + 0.47H)z - 0.25 + 0.12H$

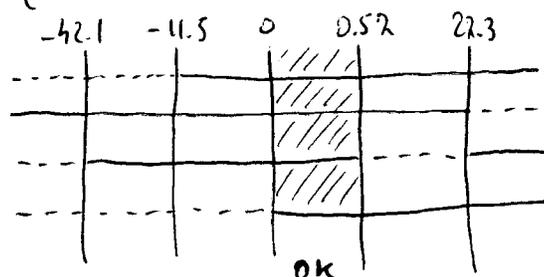
$$q(s) = \alpha_3 s^3 + \alpha_2 s^2 + \alpha_1 s + \alpha_0$$

$$\begin{pmatrix} \alpha_0 \\ \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 \\ 3 & 1 & -1 & -3 \\ 3 & -1 & -1 & 3 \\ 1 & -1 & 1 & -1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ -1.77 \\ 1.02 + 0.47H \\ -0.25 + 0.12H \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0.59H \\ 0.96 - 0.83H \\ 3 - 0.11H \\ 4.04 + 0.35H \end{pmatrix}$$

ROUTH :

|   |                                            |                |
|---|--------------------------------------------|----------------|
| 3 | $4.04 + 0.35H$                             | $0.96 - 0.83H$ |
| 2 | $3 - 0.11H$                                | $0.59H$        |
| 1 | $\frac{0.12H^2 + 4.98H - 2.88}{0.11H - 3}$ |                |
| 0 | $0.59H$                                    |                |

 $\Rightarrow \begin{cases} 4.04 + 0.35H > 0 \Rightarrow H > -11.5 \\ 3 - 0.11H > 0 \Rightarrow H < 27.27 \\ \frac{0.12H^2 + 4.98H - 2.88}{0.11H - 3} > 0 \Rightarrow (H > 27.27) \cup (-42.1 < H < 0.52) \\ 0.59H > 0 \Rightarrow H > 0 \end{cases}$



$$0 < H < 0.52$$

3) Posto  $H=0.5 \rightarrow P(z) = z^3 - 1.72z^2 + 1.225z - 0.19$  (3)

CAMBIO DI VARIABILE:  $z = y - \frac{b}{3a}$   $\xrightarrow{\text{SOSTITUZIONE DI F. VIETE}}$   $y^3 + py + q = 0$

DOVE  $p = \frac{e}{a} - \frac{b^2}{3a^2}$ ,  $q = \frac{d}{a} - \frac{be}{3a^2} + \frac{2b^3}{27a^3}$   $\begin{matrix} \text{"} \\ 0.181 \end{matrix}$   $\begin{matrix} \text{"} \\ 0.122 \end{matrix}$

VALUTIAMO IL DISCRIMINANTE:  $\Delta = \frac{q^2}{4} + \frac{p^3}{27} = 0.00394 > 0$

DATO CHE  $\Delta > 0$ , VALUTIAMO  $\mu = \sqrt[3]{-\frac{q}{2} + \sqrt{\Delta}} = 0.121$ ,  $\nu = \sqrt[3]{-\frac{q}{2} - \sqrt{\Delta}} = -0.498$

LE SOLUZIONI SONO

$$\begin{cases} y_1 = \mu + \nu = -0.3725 \\ y_2 = \frac{\mu}{2}(-1 + j\sqrt{3}) + \frac{\nu}{2}(-1 - j\sqrt{3}) = 0.187 + j0.442 \\ y_3 = \frac{\mu}{2}(-1 - j\sqrt{3}) + \frac{\nu}{2}(-1 + j\sqrt{3}) = 0.187 - j0.442 \end{cases} \xrightarrow{x = y - \frac{b}{3a}} \begin{cases} x_1 = 0.2125 \\ x_2 = 0.229 + j0.536 \\ x_3 = 0.229 - j0.536 \end{cases}$$

FdT COMPLESSIVA

$$G(z) = (G_{11}(z) \ G_{12}(z)) = \frac{(0.42z + 0.12 \quad z^3 - 1.72z^2 + 1.02z - 0.25)}{(z - 0.213)(z - 0.229 - j0.536)(z - 0.229 + j0.536)}$$

-  $u_1(k) = \delta_{-1}(k) \rightarrow Y_1(z) = G_{11}(z) U_1(z) = \frac{0.42z + 0.12}{P(z)} \frac{z}{z-1} =$

$$= \left( \frac{2.23}{z-1} + \frac{-0.885 + j0.203}{z - 0.229 - j0.536} + \frac{-0.885 - j0.203}{z - 0.229 + j0.536} + \frac{-0.46}{z - 0.213} \right) z =$$

$$= \left( \frac{2.23}{z-1} + \frac{-1.72z + 0.625}{z^2 - 2 \cdot 0.946 \cdot 0.842z + (0.946)^2} - \frac{0.46}{z - 0.213} \right) z =$$

$$= \left( \frac{2.23}{z-1} - 1.72 \frac{z - 0.78}{z^2 - 1.558z + 0.894} - 1.4 \frac{0.536}{z^2 - 1.558z + 0.894} - \frac{0.46}{z - 0.213} \right) z$$

$$y_1(k) = Z^{-1}[Y_1(z)] = \left( 2.23 - (1.72 \cos(0.602k) + 1.41 \sin(0.602k)) (0.78)^k - 0.46 (0.213)^k \right) \delta_1(k)$$

-  $u_2(k) = \delta_{-1}(k) \rightarrow Y_2(z) = G_{12}(z) U_2(z) = \dots$

## Esercizio 1

Si consideri il sistema meccanico riportato in Figura 1, dove  $m_1$  e  $m_2$  sono le masse dei carrelli,  $z_1$  e  $z_2$  sono le rispettive posizioni,  $k_1$  e  $k_2$  sono i coefficienti elastici delle molle, e  $\beta$  è un coefficiente d'attrito viscoso. Siano inoltre  $u_1$  e  $u_2$  le forze esterne agenti rispettivamente sulle masse  $m_1$  e  $m_2$ .

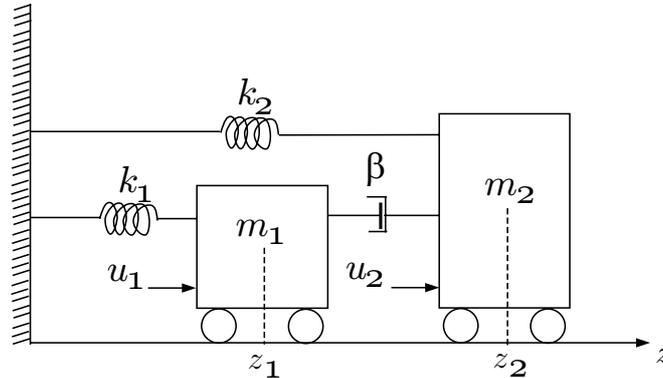


Figura 1

Si scriva un modello del sistema in forma di stato, considerando come uscite la posizione del centro di massa del sistema, e la velocità della massa  $m_2$ .

### Soluzione

Si scrive il Secondo Principio della Dinamica per entrambe le masse:

$$\begin{aligned} m_1 \ddot{z}_1 &= -k_1 z_1 + \beta(\dot{z}_2 - \dot{z}_1) + u_1 \\ m_2 \ddot{z}_2 &= -k_2 z_2 - \beta(\dot{z}_2 - \dot{z}_1) + u_2 \end{aligned} \quad (1)$$

Le (1), riscritte in forma normale, diventano:

$$\begin{aligned} \ddot{z}_1 &= -\frac{k_1}{m_1} z_1 - \frac{\beta}{m_1} \dot{z}_1 + \frac{\beta}{m_1} \dot{z}_2 + \frac{1}{m_1} u_1 \\ \ddot{z}_2 &= \frac{\beta}{m_2} \dot{z}_1 - \frac{k_2}{m_2} z_2 - \frac{\beta}{m_2} \dot{z}_2 + \frac{1}{m_2} u_2 \end{aligned} \quad (2)$$

Si vuole trovare una rappresentazione del sistema in forma di stato del tipo:

$$\begin{aligned} \dot{x} &= A x + B u \\ y &= C x + D u \end{aligned} \quad (3)$$

dove  $u = [u_1 \ u_2]^T$ ,  $y = [y_1 \ y_2]^T$  con:

$$\begin{aligned} y_1 &= \frac{m_1 z_1 + m_2 z_2}{m_1 + m_2} && \text{(posizione del centro di massa)} \\ y_2 &= \dot{z}_2 && \text{(velocità della massa } m_2) \end{aligned} \quad (4)$$

e lo stato  $x$  deve essere definito in maniera opportuna. Si ponga:

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \end{bmatrix} \triangleq \begin{bmatrix} z_1 \\ \dot{z}_1 \\ z_2 \\ \dot{z}_2 \end{bmatrix} \quad (5)$$

(ossia, nello stato  $x$  si mettano posizione e velocità di entrambe le masse).

Utilizzando la (5) e le (2) si ha:

$$\begin{aligned} \dot{x}_1 &= \dot{z}_1 = 0 \cdot x_1 + 1 \cdot x_2 + 0 \cdot x_3 + 0 \cdot x_4 + 0 \cdot u_1 + 0 \cdot u_2 \\ \dot{x}_2 &= \dot{z}_1 = -\frac{k_1}{m_1}x_1 - \frac{\beta}{m_1}x_2 + 0 \cdot x_3 + \frac{\beta}{m_1}x_4 + \frac{1}{m_1}u_1 + 0 \cdot u_2 \\ \dot{x}_3 &= \dot{z}_2 = 0 \cdot x_1 + 0 \cdot x_2 + 0 \cdot x_3 + 1 \cdot x_4 + 0 \cdot u_1 + 0 \cdot u_2 \\ \dot{x}_4 &= \dot{z}_2 = 0 \cdot x_1 + \frac{\beta}{m_2}x_2 - \frac{k_2}{m_2}x_3 - \frac{\beta}{m_2}x_4 + 0 \cdot u_1 + \frac{1}{m_2}u_2 \end{aligned} \quad (6)$$

da cui si ottengono le matrici  $A$  e  $B$ :

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ -\frac{k_1}{m_1} & -\frac{\beta}{m_1} & 0 & \frac{\beta}{m_1} \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{\beta}{m_2} & -\frac{k_2}{m_2} & -\frac{\beta}{m_2} \end{bmatrix}, \quad B = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ \frac{1}{m_1} & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & \frac{1}{m_2} \end{bmatrix} \quad (7)$$

Per quanto riguarda l'equazione di uscita, utilizzando le (4) si ha:

$$\begin{aligned} y_1 &= \frac{m_1}{m_1+m_2}x_1 + 0 \cdot x_2 + \frac{m_2}{m_1+m_2}x_3 + 0 \cdot x_4 + 0 \cdot u_1 + 0 \cdot u_2 \\ y_2 &= 0 \cdot x_1 + 0 \cdot x_2 + 0 \cdot x_3 + 1 \cdot x_4 + 0 \cdot u_1 + 0 \cdot u_2 \end{aligned} \quad (8)$$

da cui si ottengono le matrici  $C$  e  $D$ :

$$C = \begin{bmatrix} \frac{m_1}{m_1+m_2} & 0 & \frac{m_2}{m_1+m_2} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, \quad D = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \quad (9)$$

## Esercizio 2

Si consideri il sistema autonomo a tempo discreto ( $x \in \mathbb{R}^3$ ):

$$\begin{aligned}x(k+1) &= \begin{bmatrix} 0 & 2 & 0 \\ -2 & 0 & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} \end{bmatrix} x(k) \triangleq Ax(k) \\ y(k) &= [2 \ 0 \ -1] x(k) \triangleq Cx(k)\end{aligned}$$

1. Elencare i modi del sistema.
2. Si calcoli la risposta libera  $y(k) = CA^k x_0$  con condizione iniziale  $x_0 = [0 \ 0 \ 2]^T$ . Si calcoli inoltre il limite  $\lim_{k \rightarrow \infty} y(k)$ , se esiste.

### Soluzione

Il polinomio caratteristico della matrice  $A$  è:

$$p_A(\lambda) = \det(\lambda I - A) = (\lambda - \frac{1}{2})(\lambda^2 + 4) \quad (10)$$

Gli autovalori di  $A$  sono dunque  $\lambda_1 = \frac{1}{2}$ ,  $\lambda_2 = 2j$ , e  $\lambda_3 = \lambda_2^* = -2j$ . La matrice  $A$  ha tutti autovalori distinti, dunque è diagonalizzabile. Tuttavia, dato che  $\lambda_2$  e  $\lambda_3$  sono complessi, la forma diagonale di  $A$  non è reale. Si cerca quindi una forma diagonale reale a blocchi di  $A$ . Operando una riduzione a scala della matrice  $A - \lambda_1 I$ , si ottiene:

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & 2 & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & 0 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & -4 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad (11)$$

Il corrispondente sistema lineare omogeneo con equazioni:

$$\begin{aligned}x_1 - 4x_2 &= 0 \\ x_2 &= 0\end{aligned} \quad (12)$$

ha soluzioni (*Attenzione!* Il sistema è in tre incognite, anche se  $x_3$  non compare nelle equazioni):

$$\begin{aligned}x_1 &= 0 \\ x_2 &= 0 \\ x_3 &= \alpha\end{aligned} \quad (13)$$

con  $\alpha \in \mathbb{R}$  parametro arbitrario. Dunque, scegliendo  $\alpha = 1$ :

$$\ker(A - \lambda_1 I) = \mathcal{L}\left\{ \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}}_{v_1} \right\} \quad (14)$$

Analogamente, operando una riduzione a scala della matrice  $A - \lambda_2 I$ , si ottiene:

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} -2j & 2 & 0 \\ -2 & -2j & 0 \\ -2 & -\frac{1}{2} & \frac{1}{2} - 2j \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 1 & j & 0 \\ 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad (15)$$

Il corrispondente sistema lineare omogeneo con equazioni:

$$\begin{aligned} x_1 + jx_2 &= 0 \\ x_2 - x_3 &= 0 \end{aligned} \quad (16)$$

ha soluzioni:

$$\begin{aligned} x_1 &= -\alpha j \\ x_2 &= \alpha \\ x_3 &= \alpha \end{aligned} \quad (17)$$

con  $\alpha \in \mathbb{C}$  parametro arbitrario. Dunque, scegliendo  $\alpha = j$ :

$$\ker(A - \lambda_2 I) = \mathcal{L} \left\{ \underbrace{\begin{bmatrix} 1 \\ j \\ j \end{bmatrix}}_{v_2} \right\} \quad (18)$$

Si scomponga  $v_2$  nelle sue parti reale e immaginaria:

$$v_2 = v_2^{(1)} + jv_2^{(2)} \quad \text{dove} \quad v_2^{(1)} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \text{e} \quad v_2^{(2)} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} \quad (19)$$

Costruendo la seguente matrice di cambio di coordinate nello spazio di stato:

$$T = \begin{bmatrix} v_1 & v_2^{(1)} & v_2^{(2)} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} \quad (20)$$

e scrivendo  $\lambda_2 = \sigma_2 + j\omega_2$  con  $\sigma_2 = 0$  e  $\omega_2 = 2$ , risulta:

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \left[ \begin{array}{c|cc} \lambda_1 & 0 & 0 \\ \hline 0 & \sigma_2 & \omega_2 \\ 0 & -\omega_2 & \sigma_2 \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{c|cc} \frac{1}{2} & 0 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 2 \\ 0 & -2 & 0 \end{array} \right] \quad (21)$$

Dunque, scrivendo ancora  $\lambda_2 = M_2 e^{j\theta_2}$  con  $M_2 = 2$  e  $\theta_2 = \frac{\pi}{2}$ , si ha:

$$\tilde{A}^k = \left[ \begin{array}{c|cc} \lambda_1^k & 0 & 0 \\ \hline 0 & M_2^k \cos(k\theta_2) & M_2^k \sin(k\theta_2) \\ 0 & -M_2^k \sin(k\theta_2) & M_2^k \cos(k\theta_2) \end{array} \right] = \left[ \begin{array}{c|cc} (\frac{1}{2})^k & 0 & 0 \\ \hline 0 & 2^k \cos(k\frac{\pi}{2}) & 2^k \sin(k\frac{\pi}{2}) \\ 0 & -2^k \sin(k\frac{\pi}{2}) & 2^k \cos(k\frac{\pi}{2}) \end{array} \right] \quad (22)$$

I modi del sistema sono tutte le funzioni che compaiono in  $\tilde{A}^k$ , quindi:

$$\left(\frac{1}{2}\right)^k, \quad 2^k \cos(k\frac{\pi}{2}), \quad 2^k \sin(k\frac{\pi}{2})$$

Per il calcolo della risposta libera, si ha:

$$y(k) = CA^k x_0 = CT\tilde{A}^k T^{-1}x_0 = -2\left(\frac{1}{2}\right)^k \quad (23)$$

Per evitare il calcolo di  $T^{-1}$  in (23), il prodotto  $T^{-1}x_0$  può essere ricavato direttamente esprimendo  $x_0$  come combinazione lineare dei vettori  $v_1$ ,  $v_2^{(1)}$  e  $v_2^{(2)}$ :

$$x_0 = \alpha_1 v_1 + \alpha_2 v_2^{(1)} + \alpha_3 v_2^{(2)} \quad (24)$$

Il sistema lineare risultante:

$$\begin{aligned} \alpha_2 &= 0 \\ \alpha_3 &= 0 \\ \alpha_1 + \alpha_3 &= 2 \end{aligned} \quad (25)$$

ha soluzione  $\alpha_1 = 2$ ,  $\alpha_2 = \alpha_3 = 0$ . Dunque:

$$T^{-1}x_0 = \begin{bmatrix} \alpha_1 \\ \alpha_2 \\ \alpha_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad (26)$$

Infine:

$$\lim_{k \rightarrow \infty} y(k) = 0 \quad (27)$$

### Esercizio 3

Dato il sistema nonlineare a tempo continuo:

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_1^2(t) + x_2^2(t) + u(t) \\ \dot{x}_2(t) = x_1(t) + x_2(t) \end{cases}$$

determinare i punti di equilibrio quando  $u(t) = -1$  e discuterne la stabilità. Per ciascun punto di equilibrio, riportare le matrici  $A_{lin}$  e  $B_{lin}$  del corrispondente sistema linearizzato.

#### Soluzione

Il sistema è nella forma:

$$\dot{x}(t) = f(x(t), u(t)) \quad (28)$$

dove:

$$x(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix}, \quad f(x, u) = \begin{bmatrix} x_1^2 + x_2^2 + u \\ x_1 + x_2 \end{bmatrix} \quad (29)$$

Per determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(t) = -1$ , si risolve il sistema:

$$0 = f(x, u) \quad (30)$$

cioè:

$$\begin{aligned} x_1^2 + x_2^2 + u &= 0 \\ x_1 + x_2 &= 0 \end{aligned} \quad (31)$$

con  $u \triangleq u_{eq} = -1$ . Si ha dunque:

$$\begin{aligned} x_1^2 + x_2^2 &= 1 \\ x_1 + x_2 &= 0 \end{aligned} \quad (32)$$

Sostituendo  $x_1 = -x_2$ , ottenuto dalla seconda equazione, nella prima equazione, si trova:

$$x_2^2 = \frac{1}{2} \quad (33)$$

che ha soluzioni  $x_2 = \pm \frac{1}{\sqrt{2}}$ , e quindi  $x_1 = \mp \frac{1}{\sqrt{2}}$ . I punti di equilibrio del sistema quando  $u(t) = -1$ , sono:

$$x_{eq,1} = \begin{bmatrix} -\frac{1}{\sqrt{2}} \\ \frac{1}{\sqrt{2}} \end{bmatrix}, \quad x_{eq,2} = \begin{bmatrix} \frac{1}{\sqrt{2}} \\ -\frac{1}{\sqrt{2}} \end{bmatrix} \quad (34)$$

Calcolando le matrici:

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x, u) = \begin{bmatrix} 2x_1 & 2x_2 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}, \quad \frac{\partial f}{\partial u}(x, u) = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \quad (35)$$

e valutandole nei punti  $(x_{eq,1}, u_{eq})$  e  $(x_{eq,2}, u_{eq})$ , si ottengono le matrici dei sistemi linearizzati richieste.

Si ha:

$$A_{lin,1} = \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} -\sqrt{2} & \sqrt{2} \\ 1 & 1 \end{bmatrix}, \quad B_{lin,1} = \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq,1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A_{lin,2} = \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} \sqrt{2} & -\sqrt{2} \\ 1 & 1 \end{bmatrix}, \quad B_{lin,2} = \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq,2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Per lo studio della stabilità dei punti di equilibrio, essendo il sistema a tempo continuo, si studia il *segno* della parte reale degli autovalori dei sistemi linearizzati. Il polinomio caratteristico della matrice  $A_{lin,1}$  è:

$$p_1(\lambda) = (\lambda + \sqrt{2})(\lambda - 1) - \sqrt{2} = \lambda^2 + (\sqrt{2} - 1)\lambda - 2\sqrt{2} \quad (36)$$

Il polinomio  $p_1(\lambda)$  ha coefficienti di segno discorde, e quindi ha almeno una radice con parte reale positiva. Il punto di equilibrio  $(x_{eq,1}, u_{eq})$  risulta *instabile*. Il polinomio caratteristico della matrice  $A_{lin,2}$  è:

$$p_2(\lambda) = (\lambda - \sqrt{2})(\lambda - 1) + \sqrt{2} = \lambda^2 - (\sqrt{2} + 1)\lambda + 2\sqrt{2} \quad (37)$$

Il polinomio  $p_2(\lambda)$  ha coefficienti di segno discorde, e quindi ha almeno una radice con parte reale positiva. Il punto di equilibrio  $(x_{eq,2}, u_{eq})$  risulta *instabile*.

## Esercizio 4

Si consideri il sistema meccanico riportato in figura, dove  $M$  è la massa del carrello,  $k_1$  e  $k_2$  sono i coefficienti elastici delle molle,  $\beta$  è il coefficiente di attrito delle ruote con il terreno, e  $u$  è una forza esterna. La posizione del carrello è indicata con  $y$ . Le molle sono fissate a distanza  $L_1$  e  $L_2$ , rispettivamente, dall'origine del sistema di riferimento.

1. Scrivere l'equazione dinamica del sistema. *Suggerimento.* L'allungamento della molla  $k_1$  è  $L_1 + y$ , mentre l'allungamento della molla  $k_2$  è  $L_2 - y$ . La forza di attrito è proporzionale alla velocità  $\dot{y}$  del carrello.
2. Scrivere un modello del sistema nella forma di spazio di stato

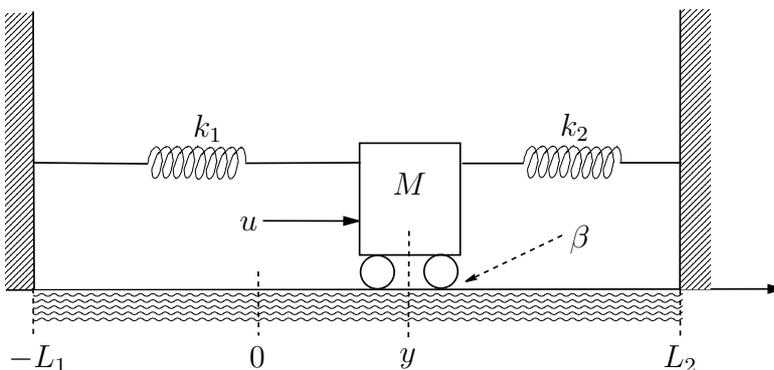
$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t) + F,$$

dove  $x(t) = [y(t) \dot{y}(t)]^T$ , e il vettore  $F$  tiene conto di eventuali termini di forzamento costanti.

3. E' il sistema asintoticamente stabile per tutti i valori  $k_1, k_2, \beta, M > 0$ ?

Si considerino i seguenti valori per i parametri del sistema:  $M = 2$  Kg,  $k_1 = 3$  N/m,  $k_2 = 7$  N/m,  $\beta = 4$  Ns/m.

4. Elencare i modi del sistema.
5. Ponendo  $u = k_1 L_1 - k_2 L_2$ , determinare l'evoluzione  $y(t)$  della posizione del carrello a partire dalla condizione iniziale  $x_0 = [1 \ -1]^T$ .



## Soluzione

### Domanda 1.

L'equazione dinamica del sistema è

$$\begin{aligned} M\ddot{y} &= -k_1(L_1 + y) + k_2(L_2 - y) - \beta\dot{y} + u \\ &= -(k_1 + k_2)y - \beta\dot{y} + u + (k_2L_2 - k_1L_1) \end{aligned}$$

### Domanda 2.

Definendo

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \triangleq \begin{bmatrix} y \\ \dot{y} \end{bmatrix}$$

si ha

$$\begin{aligned} \dot{x}_1 = \dot{y} &= x_2 \\ \dot{x}_2 = \ddot{y} &= -\frac{k_1 + k_2}{M}y - \frac{\beta}{M}\dot{y} + \frac{1}{M}u + \frac{k_2L_2 - k_1L_1}{M} \\ &= -\frac{k_1 + k_2}{M}x_1 - \frac{\beta}{M}x_2 + \frac{1}{M}u + \frac{k_2L_2 - k_1L_1}{M} \end{aligned}$$

da cui si ottiene un modello del sistema nella forma di spazio di stato

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t) + F$$

ponendo

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{k_1 + k_2}{M} & -\frac{\beta}{M} \end{bmatrix}, \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{M} \end{bmatrix}, \quad F = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{M}(k_2L_2 - k_1L_1) \end{bmatrix}$$

### Domanda 3.

Il polinomio caratteristico della matrice  $A$  è

$$p_A(\lambda) = \lambda^2 + \frac{\beta}{M}\lambda + \frac{k_1 + k_2}{M}$$

Dato che *condizione necessaria e sufficiente affinché un polinomio di secondo grado abbia tutte le radici con parte reale negativa, è che tutti i suoi coefficienti siano di segno concorde*, il sistema è asintoticamente stabile per tutti i valori  $k_1, k_2, \beta, M > 0$ .

### Domanda 4.

Sostituendo i valori dei coefficienti, si ottiene

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -5 & -2 \end{bmatrix}$$

i cui autovalori sono  $\lambda_1 = -1 + 2j$  e  $\lambda_2 = \lambda_1^* = -1 - 2j$  (radici di  $p_A(\lambda) = \lambda^2 + 2\lambda + 5$ ).

Posto  $\lambda_1 = \sigma + j\omega$ , con  $\sigma = -1$  e  $\omega = 2$ , è noto *dalla teoria* che esiste un cambiamento di coordinate  $T$  tale che

$$\tilde{A} = T^{-1}AT = \begin{bmatrix} \sigma & \omega \\ -\omega & \sigma \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 2 \\ -2 & -1 \end{bmatrix}$$

Risultando

$$e^{\tilde{A}t} = \begin{bmatrix} e^{\sigma t} \cos(\omega t) & e^{\sigma t} \sin(\omega t) \\ -e^{\sigma t} \sin(\omega t) & e^{\sigma t} \cos(\omega t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} e^{-t} \cos(2t) & e^{-t} \sin(2t) \\ -e^{-t} \sin(2t) & e^{-t} \cos(2t) \end{bmatrix}$$

i modi del sistema sono  $e^{-t} \cos(2t)$  e  $e^{-t} \sin(2t)$ .

Domanda 5.

Ponendo  $u = k_1 L_1 - k_2 L_2$ , l'equazione del sistema diventa

$$\dot{x}(t) = Ax(t)$$

per cui l'evoluzione dello stato (con condizione iniziale  $x_0$ ) è  $x(t) = e^{At}x_0$ , e l'evoluzione  $y(t)$  della posizione del carrello è

$$y(t) = Cx(t) = Ce^{At}x_0$$

dove  $C = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}$ .

La matrice  $e^{At}$  è calcolabile attraverso la relazione

$$e^{At} = Te^{\tilde{A}t}T^{-1}$$

Per il calcolo della matrice di cambiamento di coordinate  $T$ , si procede calcolando un autovettore relativo all'autovalore  $\lambda_1$ , cioè un vettore  $v \neq 0$  tale che  $(A - \lambda_1 I)v = 0$ . Dato che le due righe della matrice

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 1 - 2j & 1 \\ -5 & -1 - 2j \end{bmatrix}$$

sono linearmente dipendenti, consideriamo solo la prima equazione:

$$(1 - 2j)v_1 + v_2 = 0$$

Posto arbitrariamente  $v_1 = 1 + 2j$ , risulta  $v_2 = -5$ . Da cui

$$v = \begin{bmatrix} 1 + 2j \\ -5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ -5 \end{bmatrix} + j \begin{bmatrix} 2 \\ 0 \end{bmatrix} \triangleq w_1 + jw_2$$

e

$$T = \begin{bmatrix} w_1 & w_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ -5 & 0 \end{bmatrix}, \quad T^{-1} = \frac{1}{10} \begin{bmatrix} 0 & -2 \\ 5 & 1 \end{bmatrix}$$

In fine

$$\begin{aligned}y(t) &= C e^{At} x_0 = C T e^{\tilde{A}t} T^{-1} x_0 \\&= \begin{bmatrix} 1 & 2 \end{bmatrix} e^{\tilde{A}t} \begin{bmatrix} \frac{1}{5} \\ \frac{3}{5} \end{bmatrix} \\&= \frac{e^{-t}}{5} \begin{bmatrix} \cos(2t) - 2 \sin(2t) & \sin(2t) + 2 \cos(2t) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \end{bmatrix} \\&= e^{-t} \cos(2t)\end{aligned}$$

## Esercizio 5

Dato il sistema nonlineare a tempo discreto:

$$\begin{cases} x_1(k+1) = x_1(k) [x_2^2(k) - \alpha] + u^2(k) - 2 \\ x_2(k+1) = x_1(k) + x_2(k) + \frac{1}{4} \left( e^{x_2^2(k)-1} - 1 \right) \end{cases}, \quad \alpha \in \mathbb{R},$$

1. Determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(k) = \sqrt{2}, \forall k$ .
2. Discutere la stabilità di  $x_{eq1} = [0 \ 1]^T$  e  $x_{eq2} = [0 \ -1]^T$  al variare del parametro  $\alpha$ , riportando le matrici  $A_{lin}$  e  $B_{lin}$  dei sistemi linearizzati.

### Soluzione

Il sistema è nella forma

$$x(k+1) = f(x(k), u(k))$$

dove

$$x(k) = \begin{bmatrix} x_1(k) \\ x_2(k) \end{bmatrix}, \quad f(x, u) = \begin{bmatrix} x_1(x_2^2 - \alpha) + u^2 - 2 \\ x_1 + x_2 + \frac{1}{4} \left( e^{x_2^2-1} - 1 \right) \end{bmatrix}$$

#### Domanda 1.

Per determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(k) = \sqrt{2}$ , si deve risolvere l'equazione

$$x = f(x, u)$$

cioè

$$\begin{cases} x_1 = x_1(x_2^2 - \alpha) + u^2 - 2 \\ x_2 = x_1 + x_2 + \frac{1}{4} \left( e^{x_2^2-1} - 1 \right) \end{cases}$$

con  $u \triangleq u_{eq} = \sqrt{2}$ . Si ha dunque

$$\begin{cases} x_1(x_2^2 - 1 - \alpha) = 0 \\ x_1 + \frac{1}{4} \left( e^{x_2^2-1} - 1 \right) = 0 \end{cases}$$

La prima equazione ha soluzioni  $x_1 = 0$ , e (se  $\alpha \geq -1$ )  $x_2^2 = 1 + \alpha$ .

Se  $x_1 = 0$ , la seconda equazione diventa

$$e^{x_2^2-1} - 1 = 0$$

che ha soluzione  $x_2^2 - 1 = 0$ , e quindi  $x_2 = \pm 1$ . Due punti di equilibrio del sistema sono

$$x_{eq1} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}, \quad x_{eq2} = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix}$$

Se  $x_2^2 = 1 + \alpha$ , la seconda equazione diventa

$$x_1 + \frac{1}{4}(e^\alpha - 1) = 0$$

che ha soluzione  $x_1 = \frac{1}{4}(1 - e^\alpha)$ . Altri due punti di equilibrio del sistema sono dunque

$$x_{eq3} = \begin{bmatrix} \frac{1}{4}(1 - e^\alpha) \\ \sqrt{1 + \alpha} \end{bmatrix}, \quad x_{eq4} = \begin{bmatrix} \frac{1}{4}(1 - e^\alpha) \\ -\sqrt{1 + \alpha} \end{bmatrix} \quad (\alpha \geq -1)$$

Domanda 2.

Calcolando le matrici

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x, u) = \begin{bmatrix} x_2^2 - \alpha & 2x_1x_2 \\ 1 & 1 + \frac{1}{2}x_2 e^{x_2^2-1} \end{bmatrix}, \quad \frac{\partial f}{\partial u}(x, u) = \begin{bmatrix} 2u \\ 0 \end{bmatrix}$$

e valutandole in  $(x_{eq1}, u_{eq})$  e  $(x_{eq2}, u_{eq})$ , si ottengono le matrici dei sistemi linearizzati richieste. Si ha

$$A_{lin1} = \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 - \alpha & 0 \\ 1 & \frac{3}{2} \end{bmatrix}, \quad B_{lin1} = \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 2\sqrt{2} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A_{lin2} = \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 - \alpha & 0 \\ 1 & \frac{1}{2} \end{bmatrix}, \quad B_{lin2} = \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 2\sqrt{2} \\ 0 \end{bmatrix}$$

Gli autovalori della matrice  $A_{lin1}$  sono  $1 - \alpha$  e  $\frac{3}{2}$ . In particolare, dato che  $\left|\frac{3}{2}\right| > 1$ , si conclude che il punto di equilibrio  $x_{eq1}$  è sempre *instabile* al variare di  $\alpha$ .

Gli autovalori della matrice  $A_{lin2}$  sono  $1 - \alpha$  e  $\frac{1}{2}$ . Dato che  $\left|\frac{1}{2}\right| < 1$ , occorre discutere  $|1 - \alpha|$ :

$$|1 - \alpha| < 1 \Leftrightarrow -1 < 1 - \alpha < 1 \Leftrightarrow 0 < \alpha < 2$$

Si conclude che il punto di equilibrio  $x_{eq2}$  è *asintoticamente stabile* per  $0 < \alpha < 2$ , e *instabile* per  $\alpha < 0$  e  $\alpha > 2$ . Se  $\alpha = 0$  o  $\alpha = 2$ , non si può dire niente sulla stabilità di  $x_{eq2}$  utilizzando il metodo del sistema linearizzato.

## Esercizio 6

Calcolare la risposta libera quando la condizione iniziale è  $x_0 = [111]^T$  per il sistema

$$x(k+1) = \begin{bmatrix} 3 & -1 & -1 \\ 1 & 1 & -1 \\ 2 & -2 & 0 \end{bmatrix} x(k)$$

### Soluzione

Si deve calcolare

$$x(k) = A^k x_0$$

Per il calcolo di  $A^k$ , si procede trovando gli autovalori della matrice  $A$ . Il polinomio caratteristico della matrice  $A$  è

$$p_A(\lambda) \triangleq \det(\lambda I - A) = \lambda(\lambda - 2)^2$$

Gli autovalori di  $A$  sono dunque  $\lambda_1 = 0$  con molteplicità algebrica  $\nu_1 = 1$ , e  $\lambda_2 = 2$  con molteplicità algebrica  $\nu_2 = 2$ .

La matrice  $A$  è *diagonalizzabile* se e solo se, per ciascun autovalore  $\lambda_i$ , molteplicità algebrica  $\nu_i$  e molteplicità geometrica  $\mu_i$  coincidono. Si ricordi che la molteplicità geometrica di un autovalore  $\lambda_i$  è la dimensione di  $\ker(A - \lambda_i I)$ . Per l'autovalore  $\lambda_1$ , operando una riduzione a scala di Gauss-Jordan:

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 3 & -1 & -1 \\ 1 & 1 & -1 \\ 2 & -2 & 0 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 \\ 0 & -4 & 2 \\ 0 & -4 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 \\ 0 & -2 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

risulta  $\mu_1 = n - \text{rango}(A - \lambda_1 I) = 3 - 2 = 1$ . Per il calcolo di una base di  $\ker(A - \lambda_1 I)$ , si trova una soluzione  $v_1$  non nulla del sistema

$$\begin{cases} x_1 + x_2 - x_3 = 0 \\ -2x_2 + x_3 = 0 \end{cases}$$

Posto arbitrariamente  $x_3 = 2$ , risulta  $x_2 = 1$  e  $x_1 = 1$ . Da cui  $v_1 = [1 \ 1 \ 2]^T$ . Per l'autovalore  $\lambda_2$ , operando una riduzione a scala di Gauss-Jordan:

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} 1 & -1 & -1 \\ 1 & -1 & -1 \\ 2 & -2 & -2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

risulta  $\mu_2 = n - \text{rango}(A - \lambda_2 I) = 3 - 1 = 2$ . Per il calcolo di una base di  $\ker(A - \lambda_2 I)$ , si trovano due soluzioni  $v_2$  e  $v_3$  linearmente indipendenti del sistema

$$x_1 - x_2 - x_3 = 0$$

Posto arbitrariamente  $x_3 = 1$  e  $x_2 = -1$ , risulta  $x_1 = 0$ . Da cui  $v_2 = [0 \ -1 \ 1]^T$ . Inoltre, posto  $x_3 = 0$  e  $x_2 = 1$ , risulta  $x_1 = 1$ . Da cui  $v_3 = [1 \ 1 \ 0]^T$ .

Dato che  $\mu_1 = \nu_1$  e  $\mu_2 = \nu_2$ , la matrice  $A$  è diagonalizzabile. Una forma diagonale di  $A$  è

$$\Lambda = T^{-1}AT = \left[ \begin{array}{c|cc} 0 & 0 & 0 \\ \hline 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{array} \right]$$

dove

$$T = [v_1 \ v_2 \ v_3] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 1 & -1 & 1 \\ 2 & 1 & 0 \end{bmatrix}, \quad T^{-1} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} -1 & 1 & 1 \\ 2 & -2 & 0 \\ 3 & -1 & -1 \end{bmatrix}$$

La matrice  $A^k$  è ora calcolabile attraverso la relazione

$$A^k = T \Lambda^k T^{-1}$$

dove

$$\Lambda^k = \left[ \begin{array}{c|cc} 0^k & 0 & 0 \\ \hline 0 & 2^k & 0 \\ 0 & 0 & 2^k \end{array} \right] \quad \text{Nota: } 0^k = \begin{cases} 1 & \text{se } k = 0 \\ 0 & \text{se } k = 1, 2, \dots \end{cases}$$

Risulta

$$x(k) = A^k x_0 = T \Lambda^k T^{-1} x_0 = \frac{1}{2} T \Lambda^k \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \frac{1}{2} T \begin{bmatrix} 0^k \\ 0 \\ 2^k \end{bmatrix} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} 0^k + 2^k \\ 0^k + 2^k \\ 2 \cdot 0^k \end{bmatrix}$$

## Esercizio 7

Sia dato il sistema

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_1^2(t) + 2x_2^2(t) \\ \dot{x}_2(t) = x_1(t) + x_2(t) - u(t) \end{cases}$$

determinare i punti di equilibrio quando  $u(t) = 0$  e discutere la stabilità dei punti di equilibrio, riportando le matrici  $A_{lin}$  e  $B_{lin}$  del sistema linearizzato.

### Soluzione

Il sistema è nella forma

$$\dot{x}(t) = f(x(t), u(t))$$

dove

$$x(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix}, \quad f(x, u) = \begin{bmatrix} x_1^2 + 2x_2^2 \\ x_1 + x_2 - u \end{bmatrix}$$

Per determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(t) = 0$ , si risolve il sistema

$$0 = f(x, u)$$

cioè

$$\begin{cases} 0 = x_1^2 + 2x_2^2 \\ 0 = x_1 + x_2 - u \end{cases}$$

con  $u \triangleq u_{eq} = 0$ . Si ha dunque

$$\begin{cases} x_1^2 + 2x_2^2 = 0 \\ x_1 + x_2 = 0 \end{cases}$$

La seconda equazione ha soluzione  $x_2 = -x_1$ . Sostituendo nella prima equazione:

$$x_1^2 + 2(-x_1)^2 = 0 \quad \Rightarrow \quad 3x_1^2 = 0$$

che ha soluzione  $x_1 = 0$ , e quindi  $x_2 = 0$ . L'unico punto di equilibrio del sistema è

$$x_{eq} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Calcolando le matrici

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x, u) = \begin{bmatrix} 2x_1 & 4x_2 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}, \quad \frac{\partial f}{\partial u}(x, u) = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix}$$

e valutandole in  $(x_{eq}, u_{eq})$ , si ottengono le matrici del sistema linearizzato richieste. Si ha

$$A_{lin} = \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}, \quad B_{lin} = \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix}$$

Gli autovalori della matrice  $A_{lin}$  sono 0 e 1. In particolare, dato che esiste un autovalore di  $A_{lin}$  con parte reale positiva, si conclude che il punto di equilibrio  $(x_{eq}, u_{eq})$  è *instabile*.

## Esercizio 8

Si consideri il sistema lineare a tempo continuo ( $x \in \mathbb{R}^3$ )

$$\begin{aligned} \dot{x}(t) &= \begin{bmatrix} k & 0 & -1 \\ -1 & -2 & 3+k \\ 1 & 0 & k \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} u(t) \triangleq A x(t) + B u(t) \\ y(t) &= [1 \ 0 \ -1] x(t) \triangleq C x(t) \end{aligned}$$

nel quale  $k$  è un parametro reale.

1. Studiare la stabilità e i modi propri del sistema al variare del parametro  $k \in \mathbb{R}$ .
2. Assumendo ingresso nullo, determinare per quale valore di  $k \in \mathbb{R}$  e per quali condizioni iniziali  $x_0 = [\alpha \ \beta \ \gamma]^T$  si hanno soluzioni periodiche (non identicamente nulle) in uscita.

### Soluzione

Il polinomio caratteristico della matrice  $A$  è

$$p_A(\lambda) \triangleq \det(\lambda I - A) = (\lambda + 2)(\lambda^2 - 2k\lambda + k^2 + 1)$$

Gli autovalori del sistema sono dunque

$$\begin{cases} \lambda_1 = -2 \\ \lambda_2 = k + j \\ \lambda_3 = \lambda_2^* = k - j \end{cases}$$

Dallo studio del segno della parte reale degli autovalori, risulta che il sistema è

- *asintoticamente stabile* se  $k < 0$ ;
- *stabile* se  $k = 0$ ;
- *instabile* se  $k > 0$ .

I modi propri del sistema sono  $e^{-2t}$  (relativo all'autovalore reale  $\lambda_1$ ),  $e^{kt} \cos(t)$  e  $e^{kt} \sin(t)$  (relativi agli autovalori complessi e coniugati  $\lambda_2$  e  $\lambda_3$ ).

### Domanda 2.

Il sistema ha modi periodici se  $k = 0$ . Per tale valore di  $k$  risulta

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -1 \\ -1 & -2 & 3 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

e gli autovalori del sistema sono

$$\begin{cases} \lambda_1 = -2 \\ \lambda_2 = j \\ \lambda_3 = \lambda_2^* = -j \end{cases}$$

L'uscita  $y(t)$  in funzione della generica condizione iniziale  $x_0$  è data dall'espressione

$$y(t) = C e^{At} x_0 = C (T e^{\tilde{A}t} T^{-1}) x_0 = (C T) e^{\tilde{A}t} (T^{-1} x_0)$$

Calcoliamo la matrice di cambio di coordinate  $T$ .

Per l'autovalore  $\lambda_1$ , operando una riduzione a scala di Gauss-Jordan:

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 2 & 0 & -1 \\ -1 & 0 & 3 \\ 1 & 0 & 2 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & 2 \\ 0 & 0 & -5 \\ 0 & 0 & 5 \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & 2 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

otteniamo il sistema omogeneo

$$\begin{aligned} x_1 + 2x_3 &= 0 \\ x_3 &= 0 \end{aligned}$$

nelle incognite  $x_1$ ,  $x_2$  e  $x_3$  (si osservi che  $x_2$  non compare esplicitamente nelle equazioni), dal quale ponendo arbitrariamente  $x_2 = 1$  si ottiene l'autovettore

$$v_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Per l'autovalore  $\lambda_2$ , operando una riduzione a scala di Gauss-Jordan:

$$A - \lambda_2 I = \begin{bmatrix} -j & 0 & -1 \\ -1 & -2-j & 3 \\ 1 & 0 & -j \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & -j \\ 0 & -(2+j) & 3-j \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

otteniamo il sistema omogeneo

$$\begin{aligned} x_1 - jx_3 &= 0 \\ -(2+j)x_2 + (3-j)x_3 &= 0 \end{aligned}$$

nelle incognite  $x_1$ ,  $x_2$  e  $x_3$ , dal quale ponendo arbitrariamente  $x_3 = 2+j$  si ottiene  $x_2 = 3-j$  e  $x_1 = -1+2j$ , e infine l'autovettore

$$v_2 = \begin{bmatrix} -1+2j \\ 3-j \\ 2+j \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} -1 \\ 3 \\ 2 \end{bmatrix}}_{v_2^{(1)}} + j \underbrace{\begin{bmatrix} 2 \\ -1 \\ 1 \end{bmatrix}}_{v_2^{(2)}}$$

La matrice  $T$  è data da

$$T = \left[ v_1 \mid v_2^{(1)} \quad v_2^{(2)} \right] = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 2 \\ 1 & 3 & -1 \\ 0 & 2 & 1 \end{bmatrix}$$

e ad essa corrisponde la matrice

$$\tilde{A} = T^{-1} A T = \left[ \begin{array}{c|cc} -2 & 0 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{array} \right]$$

per la quale

$$e^{\tilde{A}t} = \left[ \begin{array}{c|cc} e^{-2t} & 0 & 0 \\ \hline 0 & \cos(t) & \sin(t) \\ 0 & -\sin(t) & \cos(t) \end{array} \right]$$

Inoltre

$$T^{-1} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 \\ -\frac{1}{5} & 0 & \frac{2}{5} \\ \frac{2}{5} & 0 & \frac{1}{5} \end{bmatrix}$$

Dunque

$$\begin{aligned} y(t) &= (C T) e^{\tilde{A}t} (T^{-1} x_0) \\ &= \begin{bmatrix} 0 & -3 & 1 \end{bmatrix} \left[ \begin{array}{c|cc} e^{-2t} & 0 & 0 \\ \hline 0 & \cos(t) & \sin(t) \\ 0 & -\sin(t) & \cos(t) \end{array} \right] \begin{bmatrix} \alpha + \beta - \gamma \\ -\frac{1}{5} \alpha + \frac{2}{5} \gamma \\ \frac{2}{5} \alpha + \frac{1}{5} \gamma \end{bmatrix} \\ &= \left( -\frac{1}{5} \alpha + \frac{2}{5} \gamma \right) [-3 \cos(t) - \sin(t)] + \left( \frac{2}{5} \alpha + \frac{1}{5} \gamma \right) [-3 \sin(t) + \cos(t)] \\ &= (\alpha - \gamma) \cos(t) - (\alpha + \gamma) \sin(t) \end{aligned}$$

L'uscita  $y(t)$  è periodica e non identicamente nulla a meno che

$$\begin{cases} \alpha - \gamma = 0 \\ \alpha + \gamma = 0, \end{cases}$$

cioè  $\alpha = 0$  e  $\gamma = 0$ . Dunque il sistema ha soluzioni periodiche non identicamente nulle in uscita per  $k = 0$  e per ogni condizione iniziale  $x_0$  tale che  $(\alpha, \gamma) \neq (0, 0)$ .

## Esercizio 9

Dato il sistema nonlineare a tempo discreto

$$\begin{cases} x_1(k+1) = x_1(k) \ln x_2(k) + e^{u(k)} - 1 \\ x_2(k+1) = (1-e)x_1(k) + [x_2(k) - 1][x_2(k) - \frac{1}{2}u^2(k) + \alpha] + x_2(k) \end{cases}$$

nel quale  $\alpha$  è un parametro reale:

1. Determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(k) = 0, \forall k$ .
2. Per ciascun punto di equilibrio determinato al punto 1, riportare le matrici  $A_{lin}$  e  $B_{lin}$  del corrispondente sistema linearizzato ( $\tilde{x} \in \mathbb{R}^2, \tilde{u} \in \mathbb{R}$ )

$$\tilde{x}(k+1) = A_{lin} \tilde{x}(k) + B_{lin} \tilde{u}(k)$$

3. Discutere la stabilità del punto di equilibrio  $x_{eq1} = [0 \ 1]^T$  al variare del parametro  $\alpha$ ; discutere inoltre la stabilità degli altri punti di equilibrio per  $\alpha = -e$ .

## Soluzione

### Domanda 1.

Il sistema è nella forma

$$x(k+1) = f(x(k), u(k))$$

dove

$$x(k) = \begin{bmatrix} x_1(k) \\ x_2(k) \end{bmatrix}, \quad f(x, u) = \begin{bmatrix} x_1 \ln x_2 + e^u - 1 \\ (1-e)x_1 + (x_2 - 1)(x_2 - \frac{1}{2}u^2 + \alpha) + x_2 \end{bmatrix}$$

Si osservi innanzi tutto che, affinché il logaritmo sia definito, deve risultare  $x_2 > 0$ . Per determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(k) = 0$ , si risolve il sistema

$$x = f(x, u)$$

cioè

$$\begin{cases} x_1 = x_1 \ln x_2 + e^u - 1 \\ x_2 = (1-e)x_1 + (x_2 - 1)(x_2 - \frac{1}{2}u^2 + \alpha) + x_2 \end{cases}$$

con  $u \triangleq u_{eq} = 0$ . Si ha dunque

$$\begin{cases} x_1(\ln x_2 - 1) = 0 \\ (e-1)x_1 = (x_2 - 1)(x_2 + \alpha) \end{cases}$$

La prima equazione ha soluzioni  $x_1 = 0$  e  $x_2 = e$ .

$$\boxed{x_1 = 0}$$

Sostituendo  $x_1 = 0$  nella seconda equazione, si ha

$$(x_2 - 1)(x_2 + \alpha) = 0$$

che ha soluzioni  $x_2 = 1$  e  $x_2 = -\alpha$ . Dato che deve essere  $x_2 > 0$  affinché il logaritmo sia definito, la seconda soluzione esiste per  $\alpha < 0$ . I punti

$$x_{eq,1} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}, \quad x_{eq,2} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\alpha \end{bmatrix}$$

sono dunque punti di equilibrio del sistema.

$$\boxed{x_2 = e}$$

Sostituendo  $x_2 = e$  nella seconda equazione, si ha

$$(e - 1)x_1 = (e - 1)(e + \alpha)$$

che ha soluzione  $x_1 = e + \alpha$ . Il punto

$$x_{eq,3} = \begin{bmatrix} e + \alpha \\ e \end{bmatrix}$$

è dunque un punto di equilibrio del sistema.

### Domanda 2.

Calcolando le matrici

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x, u) = \begin{bmatrix} \ln x_2 & \frac{x_1}{x_2} \\ 1 - e & 2x_2 - \frac{1}{2}u^2 + \alpha \end{bmatrix}, \quad \frac{\partial f}{\partial u}(x, u) = \begin{bmatrix} e^u \\ -(x_2 - 1)u \end{bmatrix}$$

e valutandole nei punti  $(x_{eq,1}, u_{eq})$ ,  $(x_{eq,2}, u_{eq})$  e  $(x_{eq,3}, u_{eq})$ , si ottengono le matrici dei sistemi linearizzati richieste. Si ha

$$\begin{aligned} A_{lin,1} &= \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 - e & 2 + \alpha \end{bmatrix}, & B_{lin,1} &= \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq,1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \\ A_{lin,2} &= \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} \ln(-\alpha) & 0 \\ 1 - e & -\alpha \end{bmatrix}, & B_{lin,2} &= \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq,2}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \\ A_{lin,3} &= \frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,3}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 & \frac{e + \alpha}{e} \\ 1 - e & 2e + \alpha \end{bmatrix}, & B_{lin,3} &= \frac{\partial f}{\partial u}(x_{eq,3}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \end{aligned}$$

Domanda 3.

Essendo il sistema a tempo discreto, si studia il *modulo* degli autovalori dei sistemi linearizzati. Gli autovalori della matrice  $A_{lin,1}$  sono 0 e  $2 + \alpha$ . Occorre dunque studiare quando  $|2 + \alpha| < 1$ . Si ha:

$$|2 + \alpha| < 1 \quad \Leftrightarrow \quad -1 < 2 + \alpha < 1 \quad \Leftrightarrow \quad -3 < \alpha < -1$$

Segue che il punto di equilibrio  $(x_{eq,1}, u_{eq})$  è *asintoticamente stabile* se  $-3 < \alpha < -1$  (tutti gli autovalori di  $A_{lin,1}$  hanno modulo  $< 1$ ); *instabile* se  $\alpha < -3$  o  $\alpha > -1$  (esiste un autovalore di  $A_{lin,1}$  con modulo  $> 1$ ), mentre nulla si può dire se  $\alpha = -3$  o  $\alpha = -1$  (il sistema linearizzato è marginalmente stabile).

Per  $\alpha = -e$ , i punti di equilibrio  $x_{eq,2}$  e  $x_{eq,3}$  coincidono, infatti  $x_{eq,2} = x_{eq,3} = [0 \ e]^T$ . Gli autovalori della matrice  $A_{lin,2} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 1 - e & e \end{bmatrix}$  sono 1 e  $e$ . Esistendo un autovalore di  $A_{lin,2}$  con modulo  $> 1$ , il punto di equilibrio  $(x_{eq,2}, u_{eq})$  è *instabile*.

## Esercizio 10

Si consideri il sistema a tempo discreto

$$\begin{aligned}x_1(k+1) &= -\frac{1}{2}x_1(k) + \frac{\alpha}{x_2(k)} + u(k) \\x_2(k+1) &= x_1(k) - \frac{1}{2}x_2(k) \\y(k) &= x_1(k) - x_2(k)\end{aligned}$$

nel quale  $x(k) = [x_1(k) \ x_2(k)]^T$  è lo stato,  $u(k)$  è l'ingresso e  $y(k)$  è l'uscita.

1. Assumendo  $u(k) = 0, \forall k$ , calcolare gli stati di equilibrio del sistema al variare del parametro  $\alpha \in \mathbb{R}$ .
2. Discutere la stabilità dei punti di equilibrio calcolati al punto (1).
3. Assumendo  $\alpha = 0$ , calcolare la risposta libera del sistema nell'uscita  $y(k)$ , relativa allo stato iniziale  $x_0 = [0 \ -1]^T$ .

### Soluzione

#### Domanda 1.

Il sistema è nella forma

$$x(k+1) = f(x(k), u(k))$$

dove

$$x(k) = \begin{bmatrix} x_1(k) \\ x_2(k) \end{bmatrix}, \quad f(x, u) = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2}x_1 + \frac{\alpha}{x_2} + u \\ x_1 - \frac{1}{2}x_2 \end{bmatrix}$$

Si osservi innanzi tutto che, affinché la funzione  $f$  sia definita, se  $\alpha \neq 0$ , deve risultare  $x_2 \neq 0$ . Inoltre, se  $\alpha = 0$ , il sistema è *lineare*. Per determinare i punti di equilibrio del sistema quando  $u(k) = 0$ , si risolve il sistema

$$\boxed{x = f(x, u)}$$

cioè

$$\begin{cases} x_1 = -\frac{1}{2}x_1 + \frac{\alpha}{x_2} + u \\ x_2 = x_1 - \frac{1}{2}x_2 \end{cases}$$

con  $u \triangleq u_{eq} = 0$ . Si ha dunque

$$\begin{cases} \frac{3}{2}x_1 - \frac{\alpha}{x_2} = 0 \\ x_1 - \frac{3}{2}x_2 = 0 \end{cases}$$

Se  $\alpha = 0$ , dalla prima equazione si trova  $x_1 = 0$ , e quindi  $x_2 = 0$  dalla seconda equazione. In questo caso  $x_{eq} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$  è dunque l'unico punto di equilibrio del sistema.

Se  $\alpha \neq 0$ , dalla seconda equazione si trova  $x_1 = \frac{3}{2}x_2$ , e sostituendo nella prima equazione  $\frac{\alpha}{x_2} = \frac{9}{4}x_2$ ,

da cui  $x_2^2 = \frac{4}{9}\alpha$ . Si hanno due casi:

- Se  $\alpha < 0$ , l'equazione non ha soluzione. Quindi il sistema non ha punti di equilibrio.
- Se  $\alpha > 0$ , l'equazione ha soluzioni  $x_2 = \frac{2}{3}\sqrt{\alpha}$  e  $x_2 = -\frac{2}{3}\sqrt{\alpha}$ . Sostituendo in  $x_1 = \frac{3}{2}x_2$ , si trova che i punti

$$x_{eq,1} = \begin{bmatrix} \frac{2}{3}\sqrt{\alpha} \\ \frac{2}{3}\sqrt{\alpha} \end{bmatrix}, \quad x_{eq,2} = \begin{bmatrix} -\frac{2}{3}\sqrt{\alpha} \\ -\frac{2}{3}\sqrt{\alpha} \end{bmatrix}$$

sono i punti di equilibrio del sistema.

Ricapitolando:

- Se  $\alpha < 0$ , il sistema non ha punti di equilibrio.
- Se  $\alpha = 0$ , il sistema ha un unico punto di equilibrio  $x_{eq}$ .
- Se  $\alpha > 0$ , il sistema ha due punti di equilibrio  $x_{eq,1}$  e  $x_{eq,2}$ .

### Domanda 2.

Lo jacobiano di  $f$  rispetto a  $x$  risulta

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x, u) = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & -\frac{\alpha}{x_2^2} \\ 1 & -\frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

Se  $\alpha = 0$ , si ha

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & 0 \\ 1 & -\frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

i cui autovalori sono  $\lambda_1 = \lambda_2 = -\frac{1}{2}$ . Dato che  $|\lambda_i| < 1, i = 1, 2$ , il punto di equilibrio  $(x_{eq}, u_{eq})$  è *asintoticamente stabile*.

Se  $\alpha > 0$ , si ha

$$\frac{\partial f}{\partial x}(x_{eq,1}, u_{eq}) = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & -\frac{9}{4} \\ 1 & -\frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

i cui autovalori sono  $\lambda_1 = -\frac{1}{2} + \frac{3}{2}j$  e  $\lambda_2 = -\frac{1}{2} - \frac{3}{2}j$ . Dato che  $|\lambda_i| > 1, i = 1, 2$ , il punto di equilibrio  $(x_{eq,1}, u_{eq})$  è *instabile*. L'analisi è identica per il punto di equilibrio  $(x_{eq,2}, u_{eq})$ .

### Domanda 3.

Quando  $\alpha = 0$ , il sistema è *lineare*. Esso può essere scritto nella forma

$$\begin{aligned} x(k+1) &= \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & 0 \\ 1 & -\frac{1}{2} \end{bmatrix} x(k) + \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} u(k) \triangleq Ax(k) + Bu(k) \\ y(k) &= [1 \quad -1] x(k) \triangleq Cx(k) \end{aligned}$$

Dobbiamo calcolare la risposta libera  $y(k) = CA^k x_0$ .

La matrice  $A$  è in forma triangolare inferiore, e i suoi autovalori coincidono con gli elementi sulla diagonale. Risulta che la matrice  $A$  ha un solo autovalore  $\lambda_1 = -\frac{1}{2}$  con molteplicità algebrica  $\mu_1 = 2$ . Calcoliamo la molteplicità geometrica  $\nu_1$ .

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \end{bmatrix} \Rightarrow \text{rango}(A - \lambda_1 I) = 1$$

Da cui

$$\nu_1 = \dim(\ker(A - \lambda_1 I)) = n - \text{rango}(A - \lambda_1 I) = 2 - 1 = 1 \Rightarrow \nu_1 = 1 < 2 = \mu_1$$

La matrice  $A$  non è diagonalizzabile, ma solo jordanizzabile.

- Autovettore  $v_1$  relativo a  $\lambda_1$

Dobbiamo determinare una soluzione non nulla  $v$  del sistema omogeneo  $(A - \lambda_1 I)v = 0$ . Essendo

$$A - \lambda_1 I = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}$$

si ha

$$0 = 0 \quad \text{sempre verificata}$$

$$v_1 = 0$$

Posto arbitrariamente  $v_2 = 1$  (il sistema è in due incognite, anche se  $v_2$  non compare nelle equazioni), abbiamo

$$v_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

- Autovettore generalizzato  $v_2$  relativo a  $\lambda_1$

Dobbiamo determinare una soluzione  $v$  del sistema non omogeneo  $(A - \lambda_1 I)v = v_1$ . Si ha

$$0 = 0 \quad \text{sempre verificata}$$

$$v_1 = 1$$

Posto arbitrariamente  $v_2 = 0$  (il sistema è in due incognite, anche se  $v_2$  non compare nelle equazioni), abbiamo

$$v_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

La matrice  $T$  si costruisce nel seguente modo:

$$T = [v_1 \ v_2] = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}$$

A essa corrisponde la matrice trasformata

$$\tilde{A} = T^{-1} A T = \begin{bmatrix} -\frac{1}{2} & 1 \\ 0 & -\frac{1}{2} \end{bmatrix}$$

e quindi

$$\tilde{A}^k = \begin{bmatrix} \left(-\frac{1}{2}\right)^k & k \left(-\frac{1}{2}\right)^{k-1} \\ 0 & \left(-\frac{1}{2}\right)^k \end{bmatrix}$$

Per evitare di invertire  $T$ , il vettore  $z_0 = T^{-1}x_0$  si ricava risolvendo il sistema lineare  $T z_0 = x_0$ . Si ha

$$z_2 = 0$$

$$z_1 = -1$$

Quindi,

$$z_0 = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Ritornando al calcolo di  $y(k)$ :

$$\begin{aligned} y(k) &= C A^k x_0 = (C T) \tilde{A}^k z_0 \\ &= \begin{bmatrix} 1 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \left(-\frac{1}{2}\right)^k & k \left(-\frac{1}{2}\right)^{k-1} \\ 0 & \left(-\frac{1}{2}\right)^k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \end{bmatrix} \\ &= \begin{bmatrix} -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -\left(-\frac{1}{2}\right)^k \\ 0 \end{bmatrix} = \left(-\frac{1}{2}\right)^k \end{aligned}$$

## Esercizio 11

Un sistema massa-molla-smorzatore è descritto dall'equazione differenziale

$$M\ddot{y}(t) + \beta\dot{y}(t) + Ky(t) = u(t)$$

nel quale  $y(t)$  rappresenta la posizione della massa all'istante  $t$  e  $u(t)$  è la forza esterna applicata alla massa. Il valore della massa è  $M = 1$ , mentre i valori della costante elastica  $K$  della molla e del coefficiente d'attrito  $\beta$  sono incogniti ( $\beta \geq 0, K > 0$ ).

1. Determinare una rappresentazione di stato del sistema con ingresso  $u(t)$  e uscita  $y(t)$ , e le corrispondenti matrici  $A, B, C$  e  $D$ .
2. Assumendo  $\beta = 2$ , studiare i modi propri del sistema al variare di  $K > 0$ .

### Soluzione

#### Domanda 1.

L'equazione del sistema è ( $M = 1$ )

$$\ddot{y}(t) + \beta\dot{y}(t) + Ky(t) = u(t)$$

Definendo lo stato come

$$x(t) = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \triangleq \begin{bmatrix} y \\ \dot{y} \end{bmatrix}$$

si ottiene

$$\dot{x}_1 = \dot{y} = x_2$$

$$\dot{x}_2 = \ddot{y} = -Ky - \beta\dot{y} + u = -Kx_1 - \beta x_2 + u$$

$$y = x_1$$

da cui

$$\begin{aligned} \dot{x}(t) &= \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -K & -\beta \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u(t) \triangleq Ax(t) + Bu(t) \\ y(t) &= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} x(t) \triangleq Cx(t) \quad (D = 0) \end{aligned}$$

#### Domanda 2.

Quando  $\beta = 2$ , il polinomio caratteristico della matrice  $A$  è  $p_A(\lambda) = \lambda^2 + 2\lambda + K$ , per il quale  $\Delta = 4(1 - K)$ . Si distinguono *tre casi*:

- $\Delta > 0$ , cioè  $0 < K < 1$

La matrice  $A$  ha due autovalori reali distinti  $\lambda_1 = -1 + \sqrt{1 - K}$  e  $\lambda_2 = -1 - \sqrt{1 - K}$ . I modi del sistema sono  $e^{\lambda_1 t}$  e  $e^{\lambda_2 t}$ .

- $\Delta = 0$ , cioè  $K = 1$

La matrice  $A$  ha un unico autovalore reale  $\lambda_1 = -1$  con molteplicità algebrica 2 e molteplicità geometrica 1. I modi del sistema sono  $e^{-t}$  e  $t e^{-t}$ .

- $\Delta < 0$ , cioè  $K > 1$

La matrice  $A$  ha una coppia di autovalori complessi e coniugati  $\lambda_1 = -1 + j\sqrt{K - 1}$  e  $\lambda_2 = -1 - j\sqrt{K - 1}$ . I modi del sistema sono  $e^{-t} \sin(\sqrt{K - 1} t)$  e  $e^{-t} \cos(\sqrt{K - 1} t)$ .

---

Si consideri il seguente sistema:

$$\begin{cases} \dot{\underline{x}}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \underline{x}(t) + \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} u(t) \\ y(t) = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} \underline{x}(t) \end{cases}$$

1. Discutere la stabilità, la controllabilità e l'osservabilità;
  2. Eseguire la decomposizione canonica di Kalman;
  3. Determinare la risposta impulsiva del sistema.
- 

Per determinare la stabilità del sistema calcolo i poli del sistema. Per fare ciò, determino le soluzioni del polinomio caratteristico.

$$\det(\lambda I - A) = 0$$

$$\det \left( \begin{bmatrix} \lambda - 1 & 0 & -1 \\ 0 & \lambda - 1 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda - 1 \end{bmatrix} \right) = 0$$

$$(\lambda - 1)^3 = 0$$

Ho 3 poli in 1. *Il sistema è quindi instabile.*

Per determinare la controllabilità del sistema calcolo la matrice  $P \triangleq [ B \mid AB \mid A^2B ]$  e studio il suo rango.

$$A^2 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 2 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$AB = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} \quad A^2B = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 2 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 3 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$P = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow \text{rank } P = 2$$

Il rango della matrice  $P$  è 2. *Il sistema quindi è non completamente controllabile.*

Per determinare l'osservabilità del sistema calcolo la matrice  $Q \triangleq \begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^2 \end{bmatrix}$  e studio il suo rango.

$$CA = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$

$$CA^2 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 2 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 3 \end{bmatrix}$$

$$Q = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 2 \\ 1 & 0 & 3 \end{bmatrix} \rightarrow \text{rank } Q = 2$$

Il rango della matrice  $Q$  è 2. *Il sistema quindi è non completamente osservabile.*

Per eseguire la decomposizione canonica di Kalman devo innanzitutto determinare lo spazio degli stati raggiungibili e lo spazio degli stati non osservabili nonché i rispettivi spazi ortogonali.

Determino lo spazio degli stati raggiungibili  $X_R$ . Esso è costituito da una base della matrice  $P$ , cioè da un insieme di colonne linearmente indipendenti della matrice  $P$ .

$$X_R = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}$$

Determino lo spazio degli stati  $X_{NR}$  ortogonale a  $X_R$ .

$$\begin{cases} [a & b & c] \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 2 \end{bmatrix} = 0 \\ [a & b & c] \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} a + b + c = 0 \\ 2a + b + c = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} a = -b - c \\ -2b - 2c + b + c = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} a = 0 \\ b = -c \end{cases}$$

$$X_{NR} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -1 \end{bmatrix}$$

Determino lo spazio degli stati non osservabili  $X_{NO}$ . Esso è generato da una base  $\underline{\alpha} \neq 0$ ,  $\underline{\alpha} \in \mathbb{R}^n$  tale che  $Q\underline{\alpha} = 0$ .

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 2 \\ 1 & 0 & 3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a \\ b \\ c \end{bmatrix} = 0$$

$$\begin{cases} a + c = 0 \\ a + 2c = 0 \\ a + 3c = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} a = 0 \\ c = 0 \end{cases}$$

$$X_{NO} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Determino lo spazio degli stati  $X_O$  ortogonale a  $X_{NO}$ .

$$[a \quad b \quad c] \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = 0$$

$$b = 0$$

$$X_O = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

A questo punto è necessario determinare i seguenti insiemi:

- Insieme dei vettori controllabili e non osservabili  $X_R \cap X_{NO}$

$$X_R \cap X_{NO} = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \emptyset$$

- Insieme dei vettori controllabili e osservabili  $X_R \cap (X_{NR} + X_0)$

$$X_R \cap (X_{NR} + X_0) = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix} \cap \left( \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \right) = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}$$

- Insieme dei vettori non controllabili e non osservabili  $X_{NO} \cap (X_{NR} + X_0)$

$$X_{NO} \cap (X_{NR} + X_0) = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} \cap \left( \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \right) = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

- Insieme dei vettori non controllabili e osservabili  $X_{NR} \cap X_O$

$$X_{NR} \cap X_O = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -1 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} = \emptyset$$

La matrice di trasformazione è quindi

$$T = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 \\ 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

Per potere determinare la forma canonica di Kalman del sistema iniziale consideriamo il cambiamento di base  $\underline{x}(t) = T\underline{z}(t)$ . Si ha

$$T\dot{\underline{z}}(t) = AT\underline{z}(t) + Bu(t)$$

$$\dot{\underline{z}}(t) = T^{-1}AT\underline{z}(t) + T^{-1}Bu(t)$$

$$y(t) = CT\underline{z}(t)$$

$$\begin{aligned} T^{-1} &\Rightarrow \left[ \begin{array}{ccc|ccc} 1 & 2 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & 1 & 0 & 1 & 0 \\ 1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{array} \right] \Rightarrow \left[ \begin{array}{ccc|ccc} 0 & 1 & 0 & 1 & 0 & -1 \\ 1 & 1 & 1 & 0 & 1 & 0 \\ 1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{array} \right] \\ &\Rightarrow \left[ \begin{array}{ccc|ccc} 0 & 1 & 0 & 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 1 & -1 \\ 1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{array} \right] \Rightarrow \left[ \begin{array}{ccc|ccc} 0 & 1 & 0 & 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 1 & -1 \\ 1 & 0 & 0 & -1 & 0 & 2 \end{array} \right] \end{aligned}$$

$$T^{-1} = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 2 \\ 1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & -1 \end{bmatrix}$$

$$T^{-1}A = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 2 \\ 1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \end{bmatrix}$$

$$T^{-1}AT = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 \\ 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 0 \\ 1 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$T^{-1}B = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 2 \\ 1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$CT = [1 \ 0 \ 1] \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 \\ 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 0 \end{bmatrix} = [2 \ 3 \ 0]$$

Il nuovo sistema è quindi

$$\begin{cases} \dot{\underline{z}}(t) = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 0 \\ 1 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \underline{z}(t) + \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} u(t) \\ y(t) = [2 \ 3 \ 0] \underline{z}(t) \end{cases}$$

Ovviamente i poli del sistema non sono cambiati (i poli del sistema sono sempre invarianti rispetto a cambiamenti di base), come si può vedere dal seguente calcolo.

$$\begin{aligned}\det(\lambda I - A) &= \det \left( \begin{bmatrix} \lambda & 1 & 0 \\ -1 & \lambda - 2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda - 1 \end{bmatrix} \right) = \\ &= (\lambda - 1)[\lambda(\lambda - 2) + 1] = (\lambda - 1)(\lambda^2 - 2\lambda + 1) = (\lambda - 1)^3\end{aligned}$$

Il nuovo sistema può essere scritto nella seguente maniera

$$\begin{cases} \begin{bmatrix} \dot{z}_1(t) \\ \dot{z}_2(t) \\ \dot{z}_3(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \tilde{A}_{22} & 0 \\ 0 & \tilde{A}_{33} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} z_1(t) \\ z_2(t) \\ z_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \tilde{B}_2 \\ 0 \end{bmatrix} u(t) \\ y(t) = [\tilde{C}_2 \quad 0] \begin{bmatrix} z_1(t) \\ z_2(t) \\ z_3(t) \end{bmatrix} \end{cases}$$

dove  $\tilde{A}_{22}$ ,  $\tilde{A}_{33}$ ,  $\tilde{B}_2$  e  $\tilde{C}_2$  sono

$$\tilde{A}_{22} = \begin{bmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 2 \end{bmatrix} \quad \tilde{A}_{33} = 1 \quad \tilde{B}_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \tilde{C}_2 = [2 \quad 3]$$

e dove  $z_1(t)$  e  $z_2(t)$  sono variabili di stato controllabili e osservabili mentre  $z_3(t)$  è una variabile di stato non controllabile e non osservabile.

La risposta all'impulso del sistema viene determinata attraverso il calcolo della funzione di trasferimento (considero il sistema iniziale).

$$(sI - A) = \begin{bmatrix} s-1 & 0 & -1 \\ 0 & s-1 & 0 \\ 0 & 0 & s-1 \end{bmatrix}$$

$$\det(sI - A) = (s-1)^3$$

$$\text{adj}(sI - A) = \begin{bmatrix} (s-1)^2 & 0 & 0 \\ 0 & (s-1)^2 & 0 \\ s-1 & 0 & (s-1)^2 \end{bmatrix}$$

$$\text{adj}^T(sI - A) = \begin{bmatrix} (s-1)^2 & 0 & s-1 \\ 0 & (s-1)^2 & 0 \\ 0 & 0 & (s-1)^2 \end{bmatrix}$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{\text{adj}^T(sI - A)}{\det(sI - A)} = \begin{bmatrix} \frac{1}{s-1} & 0 & \frac{1}{(s-1)^2} \\ 0 & \frac{1}{s-1} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{s-1} \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} C(sI - A)^{-1} &= [1 \quad 0 \quad 1] \begin{bmatrix} \frac{1}{s-1} & 0 & \frac{1}{(s-1)^2} \\ 0 & \frac{1}{s-1} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{s-1} \end{bmatrix} = \\ &= \left[ \frac{1}{s-1} \quad 0 \quad \frac{1}{(s-1)^2} + \frac{1}{s-1} \right] \end{aligned}$$

$$C(sI - A)^{-1}B = \left[ \frac{1}{s-1} \quad 0 \quad \frac{1}{(s-1)^2} + \frac{1}{s-1} \right] \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \frac{2}{s-1} + \frac{1}{(s-1)^2}$$

$$T(s) = \frac{2s-1}{(s-1)^2}$$

---

La risposta all'impulso è semplicemente l'antitrasformata della funzione di trasferimento.

$$h(t) = \mathcal{L}^{-1}\{T(s)\} = \mathcal{L}^{-1}\left\{\frac{2s-1}{(s-1)^2}\right\}$$

Antitrasformo utilizzando il metodo della scomposizione in fratti semplici.

$$\frac{2s-1}{(s-1)^2} = \frac{A}{s-1} + \frac{B}{(s-1)^2}$$

$$2s-1 = As - A + B$$

$$\begin{cases} A = 2 \\ B - A = -1 \end{cases} \quad \begin{cases} A = 2 \\ B = 1 \end{cases}$$

$$\mathcal{L}^{-1}\left\{\frac{2s-1}{(s-1)^2}\right\} = \mathcal{L}^{-1}\left\{\frac{2}{s-1} + \frac{1}{(s-1)^2}\right\} = 2e^t + te^t$$

La risposta all'impulso è quindi

$$h(t) = 2e^t + te^t$$

---

Si consideri il seguente sistema:

$$\begin{cases} \dot{\underline{x}}(t) = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \underline{x}(t) + \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} u(t) \\ \underline{y}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \underline{x}(t) \end{cases}$$

1. Discutere la stabilità, la controllabilità e l'osservabilità;
  2. Effettuare la decomposizione canonica di Kalman;
  3. Determinare la risposta impulsiva del sistema.
- 

Per discutere la stabilità del sistema si devono calcolare i poli del sistema. Determino quindi le soluzioni del polinomio caratteristico:

$$\det(\lambda I - A) = 0 \quad \rightarrow \quad \det \left( \begin{bmatrix} \lambda & 0 & 0 \\ -1 & \lambda + 1 & 0 \\ -1 & 0 & \lambda \end{bmatrix} \right) = 0$$

$$\lambda^2(\lambda + 1) = 0$$

Ho un polo in -1 e un polo in 0 con molteplicità doppia. Non posso ancora concludere nulla sulla stabilità del sistema avendo un polo in 0 a molteplicità doppia che potrebbe rendermi il sistema sia semplicemente stabile che instabile (in ogni caso il sistema non potrà mai risultare asintoticamente stabile). Devo verificare la molteplicità del polo in 0 all'interno del polinomio minimo.

Vengono di seguito proposte due diverse metodologie per determinare la molteplicità del polo in 0 nel polinomio minimo.

1. Applico il teorema di Caley-Hamilton. Se la matrice A verifica il polinomio  $\lambda(\lambda+1)$  (cioè se  $A(A+I) = 0$ ), allora esso sarà il polinomio minimo. Altrimenti, la matrice A soddisferà per forza il polinomio  $\lambda^2(\lambda+1)$  (cioè  $A^2(A+I) = 0$ ), e il polinomio minimo sarà quindi proprio  $\lambda^2(\lambda+1)$ .

$$\begin{aligned} A(A+I) &= \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \left( \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \right) = \\ &= \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \neq 0 \end{aligned}$$

Verifico che A soddisfi effettivamente il polinomio  $\lambda^2(\lambda+1)$ .

$$\begin{aligned} A^2(A+I) &= \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \left( \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \right) = \\ &= \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \end{aligned}$$

Il polinomio minimo è quindi  $\lambda^2(\lambda+1)$ .

2. Determino il polinomio minimo come rapporto tra il polinomio caratteristico  $\varphi(\lambda)$  e  $\alpha(\lambda)$ , definito come il massimo comune divisore di tutti i polinomi non nulli in  $\text{adj}^T(\lambda I - A)$ .

$$\text{adj}(\lambda I - A) = \begin{bmatrix} \lambda(\lambda + 1) & \lambda & \lambda + 1 \\ 0 & \lambda^2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda(\lambda + 1) \end{bmatrix}$$

$$\text{adj}^T(\lambda I - A) = \begin{bmatrix} \lambda(\lambda + 1) & 0 & 0 \\ \lambda & \lambda^2 & 0 \\ \lambda + 1 & 0 & \lambda(\lambda + 1) \end{bmatrix}$$

E' evidente come sia

$$\alpha(\lambda) = 1$$

e quindi il polinomio minimo è

$$m(\lambda) = \frac{\varphi(\lambda)}{\alpha(\lambda)} = \frac{\lambda^2(\lambda + 1)}{1} = \lambda^2(\lambda + 1)$$

In ogni caso la molteplicità del polo in 0 nel polinomio minimo è 2 e quindi il sistema dato è instabile.

Per discutere la controllabilità del sistema, determino la matrice  $P \triangleq [B|AB|A^2B]$  verificandone il suo rango.

$$AB = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \quad A^2B = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$P = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{rank}(P) = 2$$

Il sistema dato è non completamente controllabile.

Per discutere l'osservabilità del sistema, determino la matrice  $Q \triangleq \begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^2 \end{bmatrix}$  verificandone il suo rango.

$$CA = [1 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = [0 \ 0 \ 0] \quad CA^2 = [1 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = [0 \ 0 \ 0]$$

$$Q = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{rank}(Q) = 1$$

Il sistema dato è non completamente osservabile.

Per effettuare la decomposizione canonica di Kalman, determino il sottospazio di raggiungibilità e il sottospazio di non osservabilità, nonché i sottospazi algebrici ortogonali ad essi. Tali sottospazi verranno utilizzati in seguito per determinare i vettori che compongono la matrice di trasformazione.

- Sottospazio di raggiungibilità  $X_R$  (costituito dalle colonne linearmente indipendenti della matrice  $P$ ).

$$X_R = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

- Sottospazio algebrico  $X_{NR}$  (sottospazio ortogonale a  $X_R$ ).

$$\begin{cases} [a & b & c] \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = 0 \\ [a & b & c] \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} a + b = 0 \\ c = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} a = -b \\ c = 0 \end{cases}$$

$$X_{NR} = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

- Sottospazio di non osservabilità  $X_{NO}$  (costituito da tutti i vettori  $\gamma \neq 0$ ,  $\gamma \in \mathbb{R}^3$ , tali che  $Q\gamma = 0$ ).

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a \\ b \\ c \end{bmatrix} = 0 \rightarrow \begin{cases} a = 0 \\ 0 = 0 \\ 0 = 0 \end{cases} \rightarrow \gamma_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}, \gamma_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$X_{NO} = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

- Sottospazio algebrico  $X_O$  (sottospazio ortogonale a  $X_{NO}$ ).

$$\begin{cases} [a & b & c] \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = 0 \\ [a & b & c] \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = 0 \end{cases} \rightarrow \begin{cases} b = 0 \\ c = 0 \end{cases}$$

$$X_O = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

A questo punto si possono calcolare i vettori che costituiscono la matrice di trasformazione  $T$ . La matrice  $T$  è infatti costruita nel seguente modo:

$$T = [T_1|T_2|T_3|T_4]$$

dove:

- $T_1$  è costruita con vettori base di  $X_1 \triangleq X_R \cap X_{NO}$  (insieme dei vettori controllabili e non osservabili)
- $T_2$  è costruita con vettori base di  $X_2 \triangleq X_R \cap (X_{NR} + X_O)$  (insieme dei vettori controllabili e osservabili)
- $T_3$  è costruita con vettori base di  $X_3 \triangleq X_{NO} \cap (X_{NR} + X_O)$  (insieme dei vettori non controllabili e non osservabili)
- $T_4$  è costruita con vettori base di  $X_4 \triangleq X_{NR} \cap X_O$  (insieme dei vettori non controllabili e osservabili)

Nel nostro caso:

$$X_1 \triangleq X_R \cap X_{NO} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$X_2 \triangleq X_R \cap (X_{NR} + X_O) = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \cap \left( \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \right) = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ -1 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$X_3 \triangleq X_{NO} \cap (X_{NR} + X_O) = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \cap \left( \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \right) = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ -1 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$X_4 \triangleq X_{NR} \cap X_O = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} \cap \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \emptyset$$

e quindi la matrice di trasformazione è:

$$T = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 1 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

La matrice di trasformazione  $T$  è una matrice a rango pieno e quindi invertibile. La matrice inversa  $T^{-1}$  è calcolata nel seguente modo:

$$T^{-1} \Rightarrow \left[ \begin{array}{ccc|ccc} 0 & 1 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 1 & 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{array} \right]$$

$$\left[ \begin{array}{ccc|ccc} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 1 & 0 & 1 & 0 \end{array} \right]$$

$$\left[ \begin{array}{ccc|ccc} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & -1 & 1 & 0 \end{array} \right]$$

$$T^{-1} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

Pongo  $\underline{x} = T\underline{z}$ .

Il nuovo sistema che si ottiene, nelle variabili  $z_1$ ,  $z_2$  e  $z_3$ , sarà a blocchi, e in particolare assumerà la forma

$$\begin{cases} \begin{bmatrix} \dot{z}_1(t) \\ \dot{z}_2(t) \\ \dot{z}_3(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \tilde{A}_{11} & \tilde{A}_{12} & \tilde{A}_{13} \\ 0 & \tilde{A}_{22} & 0 \\ 0 & 0 & \tilde{A}_{33} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} z_1(t) \\ z_2(t) \\ z_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \tilde{B}_1 \\ \tilde{B}_2 \\ 0 \end{bmatrix} u(t) \\ y(t) = [0 \quad \tilde{C}_2 \quad 0] \begin{bmatrix} z_1(t) \\ z_2(t) \\ z_3(t) \end{bmatrix} \end{cases}$$

con:

- $z_1$  variabile controllabile e non osservabile ( $\tilde{A}_{11}$  matrice  $[1 \times 1]$ ,  $\tilde{B}_1$  vettore colonna  $[1 \times 1]$ );
- $z_2$  variabile controllabile e osservabile ( $\tilde{A}_{22}$  matrice  $[1 \times 1]$ ,  $\tilde{B}_2$  vettore colonna  $[1 \times 1]$ ,  $\tilde{C}_2$  vettore riga  $[1 \times 1]$ );
- $z_3$  variabile non controllabile e non osservabile ( $\tilde{A}_{33}$  matrice  $[1 \times 1]$ ).

Tali valori sono compatibili con il valore del rango delle matrici  $P$  e  $Q$  precedentemente calcolate.

Effettuo il cambiamento di base.

$$\begin{cases} T\dot{\underline{z}}(t) = AT\underline{z}(t) + Bu(t) \\ y(t) = CT\underline{z}(t) \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{\underline{z}}(t) = T^{-1}AT\underline{z}(t) + T^{-1}Bu(t) \\ y(t) = CT\underline{z}(t) \end{cases}$$

$$T^{-1}A = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \end{bmatrix} \quad T^{-1}AT = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 1 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

$$T^{-1}B = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \\ -1 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} \quad CT = [1 \quad 0 \quad 0] \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 1 & 1 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = [0 \quad 1 \quad 0]$$

Il nuovo sistema è

$$\begin{cases} \dot{\underline{z}}(t) = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \underline{z}(t) + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} u(t) \\ y(t) = [0 \quad 1 \quad 0] \begin{bmatrix} z_1(t) \\ z_2(t) \\ z_3(t) \end{bmatrix} \end{cases}$$

Notare come la nuova matrice  $A$  sia in forma di Jordan. In tale matrice si riconoscono immediatamente i poli del sistema e la molteplicità doppia del polo nell'origine. Inoltre, posso concludere immediatamente che:

- ho un polo in 0 controllabile e osservabile;
- ho un polo in 0 controllabile e non osservabile;
- ho un polo in -1 non controllabile e non osservabile;

Determino la risposta impulsiva del sistema originario attraverso il calcolo della funzione di trasferimento.

$$(sI - A)^{-1} = \frac{\text{adj}^T(sI - A)}{\varphi(s)} = \frac{\begin{bmatrix} s(s+1) & 0 & 0 \\ s & s^2 & 0 \\ s+1 & 0 & s(s+1) \end{bmatrix}}{s^2(s+1)} = \begin{bmatrix} \frac{1}{s} & 0 & 0 \\ \frac{s}{s(s+1)} & \frac{1}{s+1} & 0 \\ \frac{1}{s^2} & 0 & \frac{1}{s} \end{bmatrix}$$

$$(sI - A)^{-1}B = \begin{bmatrix} \frac{1}{s} & 0 & 0 \\ \frac{s}{s(s+1)} & \frac{1}{s+1} & 0 \\ \frac{1}{s^2} & 0 & \frac{1}{s} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{s} \\ \frac{s}{s} \\ \frac{1}{s^2} \end{bmatrix}$$

$$C(sI - A)^{-1}B = [1 \quad 0 \quad 0] \begin{bmatrix} \frac{1}{s} \\ \frac{s}{s} \\ \frac{1}{s^2} \end{bmatrix} = \frac{1}{s}$$

la risposta impulsiva è

$$h(t) = \mathcal{L}^{-1} \left\{ \frac{1}{s} \right\} = 1(t)$$