

PROBLEMA 1

Si consideri un sistema di controllo a feedback unitario caratterizzato dalla seguente funzione di trasferimento in catena diretta:

$$W(s) = K \frac{14 \cdot s}{(s-1)(s-6)}$$

- 1) Se ne disegnano i diagrammi di Bode e il diagramma polare per  $K=1$ .
- 2) Si calcol. il denominatore della funzione di trasferimento a ciclo chiuso.
- 3) Si calcol. il numero di poli e parte reale positiva della funzione di trasferimento a ciclo chiuso al variare di  $K \in (-\infty, +\infty)$  utilizzando sia il criterio di Nyquist che il criterio di Routh.

SOLUZIONE

$$W(s) = K \frac{14 \cdot s}{(s-1)(s-6)} = K \frac{14 \cdot s}{(-1)(1-s) \cdot (-6)(1-\frac{s}{6})} = K \frac{7}{3} \frac{s}{(1-s)(1-\frac{s}{6})}$$

per  $K=1$  si ha  $\tilde{W}(s) = \frac{7}{3} \frac{s}{(1-s)(1-\frac{s}{6})}$

nella quale si riconoscono i termini (e le approssimazioni asintotiche):

- QUADAGNO DI BODE :  $K_{\omega} = \frac{7}{3} \neq 0 \quad K_{w_{dB}} = 20 \log_{10} \left[ \frac{7}{3} \right] \approx 7.36 \text{ dB}$

$\angle K_{\omega} = 0$  (numero reale positivo)

- TERMINE MONOMIO al numeratore  $s = j\omega$  contribuisce al diagramma di moduli con una perdita di  $+20 \text{ dB/dec}$  da  $\omega=0$  in poi  
contribuisce al diagramma delle fasi con uno sfasamento globale di  $\angle_{j\omega} = \frac{\pi}{2}$  rad.

- TERMINE BINOMIO  $(1 - S)$  al denominatore  $\rightarrow \tau_1 = 1$ ,  $\omega_{\tau_1} = \frac{1}{T_1} = 1$  rad/s

contribuisce al diagramma dei moduli con una pendenza di  $-20$  dB/dec in  $[1, +\infty)$

contribuisce al diagramma delle fasi con una pendenza di  $-\left(-\frac{\pi}{4}\right) \frac{\text{rad}}{\text{dec}}$  in  $[0.1, 10]$   
è al denominatore +  
ma ha segno negativo!

- TERMINE BINOMIO  $(1 - \frac{S}{6})$  al denominatore  $\rightarrow \tau_2 = \frac{1}{6}$ ,  $\omega_{\tau_2} = 6$  rad/s

contribuisce al diagramma dei moduli con una pendenza di  $-20$  dB/dec in  $[6, +\infty)$

contribuisce al diagramma delle fasi con una pendenza di  $-\left(-\frac{\pi}{4}\right) \frac{\text{rad}}{\text{dec}}$  in  $[0.6, 60]$ .

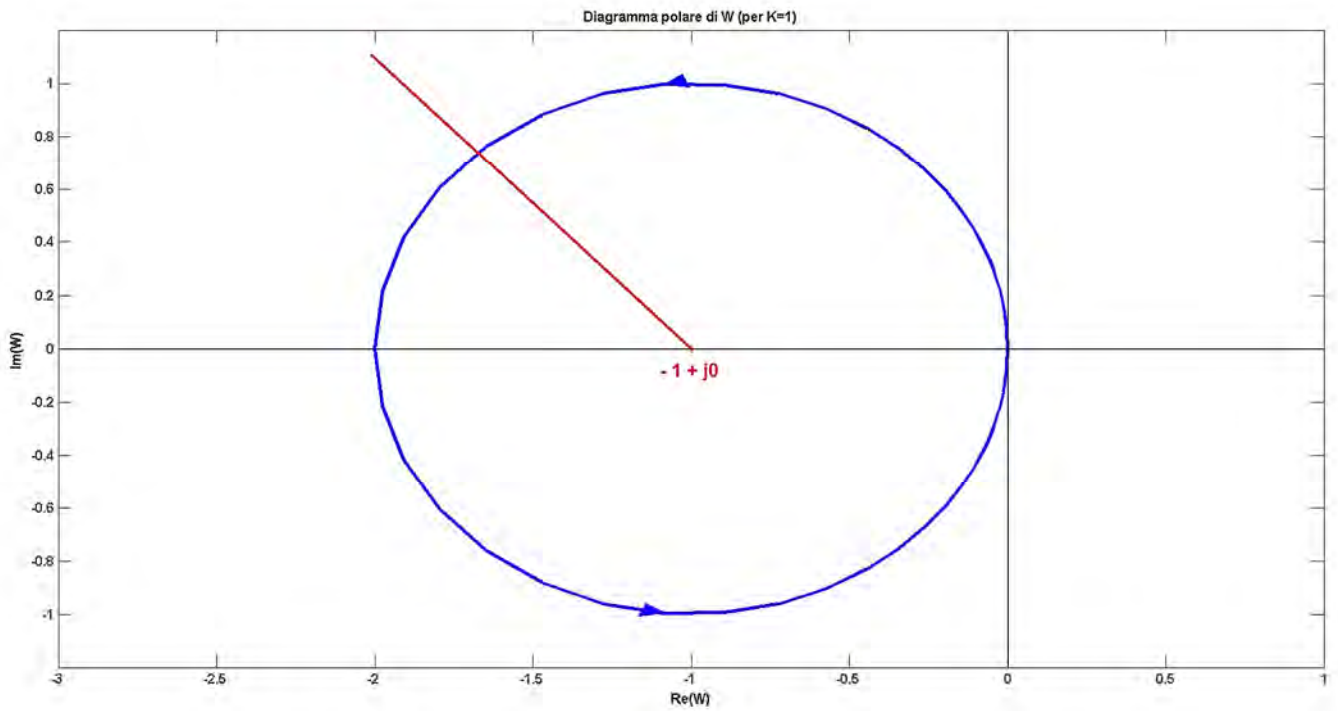
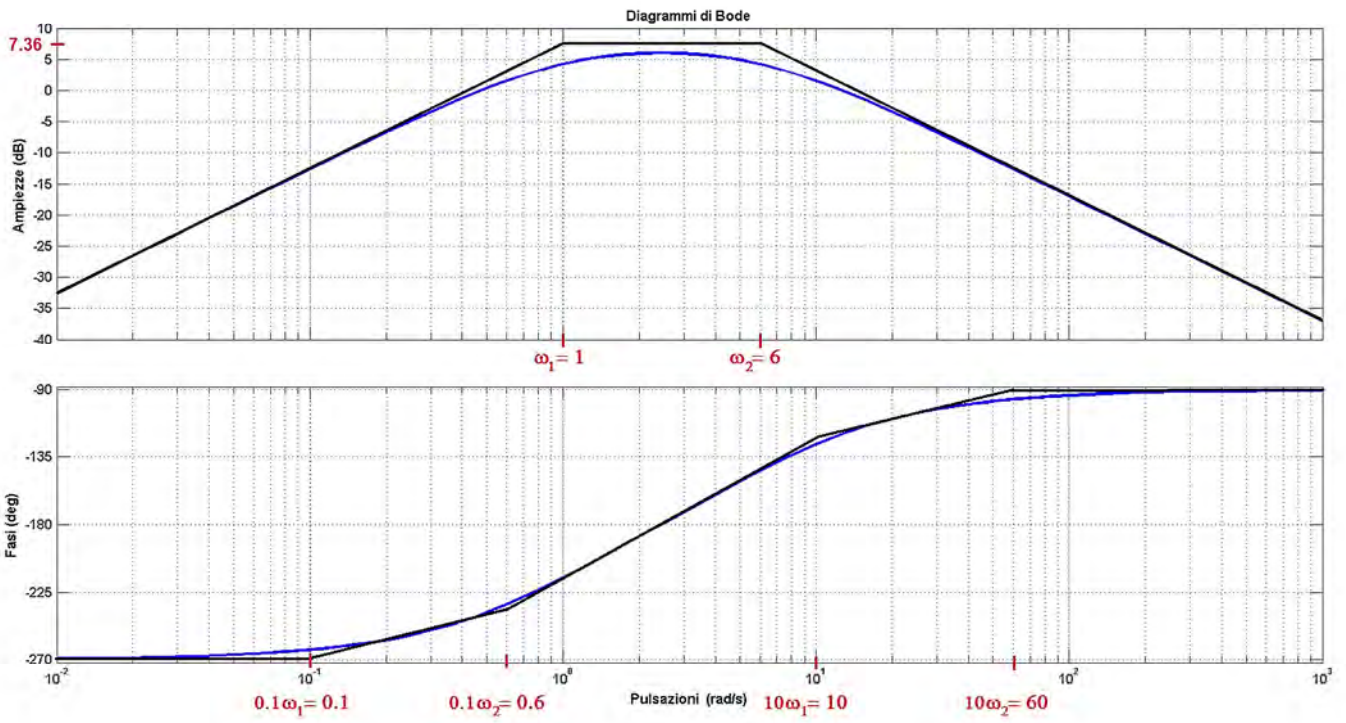
RIASSUMENDO si hanno i seguenti diagrammi sintetici

INTERVALLO	PENDENZA	COMMENTO
$(\omega < 1) \omega < 1 \frac{\text{rad}}{s}$	$+20$ dB/dec	Contribuisce il solo termine monomio (prima di $\omega_{\tau_1}$ )
$1 \frac{\text{rad}}{s} < \omega < 6 \frac{\text{rad}}{s}$	$0$ dB/dec	termine monomio + 1° termine binomio al denominatore
$6 \frac{\text{rad}}{s} < \omega (< +\infty)$	$-20$ dB/dec	tutti i termini

- DIAGRAMMA DELLE FASI

INTERVALLO	PENDENZA	COMMENTO
$(\omega < 0.1) \omega < 0.1 \frac{\text{rad}}{s}$	$0$ rad/dec	Nessun contributo
$0.1 \frac{\text{rad}}{s} < \omega < 0.6 \frac{\text{rad}}{s}$	$+\frac{\pi}{4}$ rad/dec	Contributo del solo 1° termine binomio al denominatore
$0.6 < \omega < 10 \frac{\text{rad}}{s}$	$+\frac{\pi}{2}$ rad/dec	Contributo di entrambi i termini binomi al denominatore
$10 < \omega < 60 \frac{\text{rad}}{s}$	$+\frac{\pi}{4}$ rad/dec	Contributo del solo 2° termine binomio al denominatore
$60 \frac{\text{rad}}{s} < \omega$	$0$ rad/dec	Nessun contributo residuo





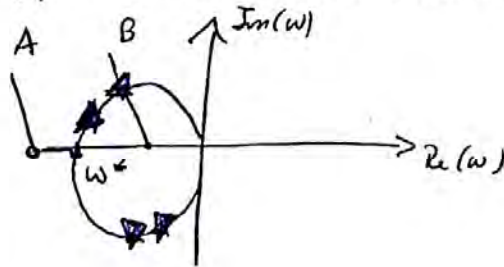
Denominatore della funzione di trasferimento a ciclo chiuso:

$$W_{CH}(s) = \frac{W(s)}{1+W(s)} = \frac{k\tilde{W}(s)}{1+k\tilde{W}(s)} = \frac{1+k \cdot s}{(s-1)(s-6)} = \frac{14 \cdot k \cdot s}{(s-1)(s-6) + 14 \cdot k \cdot s}$$

$$d_{CH}(s) = (s-1)(s-6) + 14 \cdot k \cdot s = s^2 - 7s + 6 + 14 \cdot k \cdot s = s^2 + (14k-7)s + 14$$

Applichiamo ora il criterio di Nyquist al sistema controreazionato al variare di  $k$ .

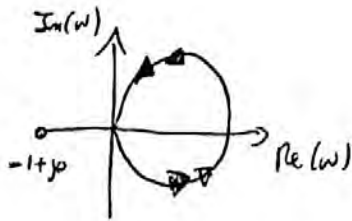
Diagramma di Nyquist per  $k > 0$



Per  $k > 0$  sono possibili due casi: **A** il punto  $-1+j0$  è esterno al diagramma  $\Rightarrow \tilde{N} = 0$

**B** il punto  $-1+j0$  è interno al diagramma  $\Rightarrow \tilde{N} = 2$

Per  $k < 0$



Un solo caso possibile  $\forall k < 0$   
 $-1+j0$  esterno al diagramma  $\Rightarrow \tilde{N} = 0$

Si noti che il numero di poli a parte reale POSITIVA della funzione di trasferimento a ciclo aperto (ciclo aperto) è 2  $\begin{pmatrix} s-1 \Rightarrow p_1=1 \\ s-6 \Rightarrow p_2=6 \end{pmatrix} \Rightarrow P_{AO} = 2$ .

Occorre determinare il valore di  $k > 0$  per il quale non valgono i casi A e B. Per fare ciò, troviamo la pulsazione di attraversamento  $\omega^*$  dell'asse reale, e calcoliamo  $|\tilde{W}(j\omega^*)|$ .

$w^*$  e' t.c.  $\underline{\tilde{W}(jw^*)} = 0 \iff \text{Im}(\tilde{W}(jw)) = 0$

$\text{Im}\{\tilde{W}(jw)\} = 0 \iff \text{Im}\left\{\frac{jw}{(jw-1)(jw-6)}\right\} = 0 \iff \text{Im}\left\{\frac{jw}{-w^2-7jw+6}\right\} = 0$

$\iff \text{Im}\left\{\frac{jw(-w^2+6+7jw)}{(-w^2-7jw+6)(-w^2+6+7jw)}\right\} = 0 \iff \text{Im}\{jw(-w^2+6+7jw)\} = 0$

$\iff \text{Im}\{-jw^3+6jw-7w^2\} = 0 \iff -w^3+6w = 0 \iff$

$w(w^2-6) = 0 \begin{cases} w=0 \text{ (banale)} \\ w^* = \pm\sqrt{6} \approx \pm 2.45 \text{ rad/s} \end{cases}$

Calcolo  $|\tilde{W}(jw^*)|$ :

$|W(jw^*)| = \left| \frac{14j\sqrt{6}}{(j\sqrt{6}-1)(j\sqrt{6}-6)} \right| = \frac{14\sqrt{6}}{\sqrt{1+6} \sqrt{36+6}} = \frac{14\sqrt{6}}{\sqrt{7} \cdot (\sqrt{7}\sqrt{6})} = \frac{14}{7} = 2$

Diunque per  $K=1$  il diagramma di Nyquist taglia l'asse reale in  $-2+j0$ , avendo  $|W(jw^*)|=2$ .

Si è nel caso **[A]** (diagramma interno al punto  $-1+j0$ ) se  $K|W(jw^*)| < 1$  ovvero se  $K < \frac{1}{2}$  ( $\bar{N}=0$ )

Si è in **[B]** (diagramma esterno al punto  $-1+j0$ ) se  $K|W(jw^*)| > 1$  ovvero per  $K > \frac{1}{2}$  ( $\bar{N}=2$ )

RIASSUMENDO:

$K < 0$	$P_{CH} = P_{AP} - \bar{N} = 2 - 0 = 2$	INSTABILITÀ o ciclo chiuso
$K \in (0, \frac{1}{2})$	$P_{CH} = P_{AP} - \bar{N} = 2 - 0 = 2$	INSTABILITÀ o ciclo chiuso
$K > \frac{1}{2}$	$P_{CH} = P_{AP} - \bar{N} = 2 - 2 = 0$	STABILITÀ o ciclo chiuso

L'analisi con Routh è banale!  $\text{dCH}(s) = s^2 + (14K-7)s + 14 \rightarrow$  Regola di CARTESIO  
 due(1) ha radici reali NEGATIVE (stabile o ciclo chiuso) se tutti i coefficienti hanno lo stesso segno;  
 cioè è vero se  $14K-7 > 0 \iff K > \frac{7}{14} \iff K > \frac{1}{2}$ : stesso risultato di sopra.



## PROBLEMA 2

Sia dato il sistema lineare e stazionario a tempo continuo:

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

$$y(t) = Cx(t)$$

$$\text{dove } A = \begin{bmatrix} -1 & 2 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix} \quad C = [2 \quad -1]$$

1. Se  $A$  è diagonalizzabile (giustificare la risposta), completa la decomposizione spettrale e calcola  $e^{At}$ .
2. Discuti le proprietà dei modi naturali del sistema.
3. Calcola la funzione di trasferimento  $W(s)$  e discuti le proprietà di rappresentazione dovuta al principio della rappresentazione con lo stato e dai alla rappresentazione ingresso-uscita (suggerimento: vi sono cancellazioni di zeri e poli in  $W(s)$ ? come comporta ciò nelle conoscenze delle proprietà del sistema?).

## SVOLGIMENTO

$A$  è in forma triangolare, dunque gli autovalori di  $A$  sono sulla diagonale

$\lambda_1(A) = -1$ ,  $\lambda_2(A) = 1$ . Essi sono distinti  $\Rightarrow A$  è diagonalizzabile.

Calcolo gli autovettori destra  $\pi_1, \pi_2$  e sinistra  $l_1^T, l_2^T$  di  $A$  in modo che

$$A = R \Lambda L \quad \text{con } R = [\pi_1 \mid \pi_2], \quad L = \begin{bmatrix} l_1^T \\ l_2^T \end{bmatrix}, \quad R_i^T \pi_j = \delta_{ij} = \begin{cases} 1 & \text{se } i=j \\ 0 & \text{se } i \neq j \end{cases}$$

$$\pi_1 \text{ è t.c. } (\lambda_1 I - A)\pi_1 = 0 \quad \Leftrightarrow \begin{bmatrix} 0 & -2 \\ 0 & -2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \pi_{1x} \\ \pi_{1y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \Leftrightarrow \pi_{1y} = 0, \pi_{1x} = \alpha \in \mathbb{R}$$

$$\text{in particolare scegli } \alpha = 1 \quad \Rightarrow \quad \pi_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}.$$

$$\pi_2 \text{ è t.c. } (\lambda_2 I - A)\pi_2 = 0 \quad \Leftrightarrow \begin{bmatrix} 2 & -2 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \pi_{2x} \\ \pi_{2y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \Leftrightarrow \pi_{2x} = \pi_{2y} \quad (\text{con } \pi_{2x} = \pi_{2y} = \alpha \in \mathbb{R})$$

$$\text{anche in questo caso si sceglie per convenienza } \alpha = 1 \quad \Rightarrow \quad \pi_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix}.$$

$$R = [\pi_1 \mid \pi_2] = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \quad \Rightarrow \quad L = R^{-1} = \frac{\begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}^T}{1} = \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} l_1^T \\ l_2^T \end{bmatrix}$$

$$\text{E per } \Lambda = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 \\ 0 & \lambda_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \text{ è facile verificare che } R \Lambda L = A.$$

$e^{At}$  si ottiene mediante la formula  $e^{At} = R e^{-At} L = \sum_{i=1}^2 e^{\lambda_i t} \pi_i l_i^T$

$$\text{FD } e^{At} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e^{-t} & 0 \\ 0 & e^t \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} e^{-t} & e^t \\ 0 & e^t \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} e^{-t} & -e^{-t} + e^t \\ 0 & e^t \end{bmatrix}$$

Veniamo al punto 2. I mod naturali del sistema corrispondono agli autovalori

$$\lambda_1 = -1, \lambda_2 = 1. \text{ Si ha: } \begin{cases} \operatorname{Re}(\lambda_1) < 0 & \text{FO modo naturale asintoticamente STABILE} \\ \operatorname{Re}(\lambda_2) > 0 & \text{FO modo naturale INSTABILE} \end{cases}$$

Osservabilità ed eccitabilità dei modi:

$$l_1^T B = [1 \ -1] \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix} = 1 \neq 0 \text{ FO modo eccitabile per ingressi impulsivi}$$

$$l_2^T B = [0 \ 1] \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix} = 0 \text{ FO modo NON eccitabile per ingressi impulsivi}$$

$$C \cdot \pi_1 = [2 \ -1] \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} = 2 \neq 0 \text{ FO modo osservabile in uscita}$$

$$C \cdot \pi_2 = [2 \ -1] \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} = 1 \neq 0 \text{ FO modo osservabile in uscita.}$$

$$\text{Calcolo della risposta impulsiva } w(t) = C e^{At} B = [2 \ -1] \begin{bmatrix} e^{-t} & -e^{-t} + e^t \\ 0 & e^t \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{FO } w(t) = [2e^{-t} \ -2e^{-t} + 2e^t - e^t] \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix} = e^{-t}$$

Punto n°3: si può calcolare  $W(s)$  semplicemente come  $\mathcal{L}\{w(t)\} = \frac{1}{s+1}$

$$\text{oppure mediante } W(s) = C(sI - A)^{-1} B = [2 \ -1] \begin{bmatrix} s+1 & -2 \\ 0 & s-1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix} =$$

$$= [2 \ -1] \frac{\begin{bmatrix} s-1 & 2 \\ 0 & s+1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix}}{(s+1)(s-1)} = \frac{[2(s-1) \ 4 - (s+1)] \begin{bmatrix} 1/2 \\ 0 \end{bmatrix}}{(s+1)(s-1)}$$

$$\text{FO } W(s) = \frac{\cancel{s-1}}{(s+1)(\cancel{s-1})} = \frac{1}{s+1}$$

otteniamo dunque una cancellazione zero-polo nel numeratore della rappresentazione con lo stesso di stato della rappresentazione ingresso-uscita (in frequenza). In particolare, la cancellazione riguarda un modo INSTABILE (il polo/autovalore  $p=1$ ), non eccitabile in ingresso (e dunque non stabilizzabile con azioni di controllo).



### PROBLEMA 3

Si è dato il seguente sistema a tempo discreto, dove  $u(t)$ ,  $x(t)$ ,  $y(t)$  sono scalari:

$$\begin{cases} x(t+1) = 0.5x(t) - u(t) \\ y(t) = -2x(t) \end{cases} \quad (*)$$

1. Calcolare la risposta forzata al gradino unitario

2. Calcolare la risposta armonica all'ingresso  $u(t) = \frac{1}{4} \sin(2\pi t)$

#### SVOLGIMENTO

Nel sistema (\*) si individuano facilmente  $A = 0.5$ ,  $B = -1$ ,  $C = -2$ .

Per il calcolo della risposta forzata è conveniente passare al dominio

della frequenza, dove  $Y_{for}(z) = W(z) \cdot U(z)$  con  $U(z) = \mathcal{Z}\{s_{-1}(t)\} = \frac{z}{z-1}$

Occorre calcolare  $W(z) = \mathcal{Z}\{w(t)\} = \mathcal{Z}\{CA^{t-1}B\}$ ,  $t > 0$

oppure direttamente  $W(z) = C(zI - A)^{-1}B$

$$\text{Si ha: } W(z) = C(zI - A)^{-1}B = -2(z - \frac{1}{2})^{-1}(-1) = \frac{2}{z - 1/2}$$

$$Y_{for}(z) = W(z)U(z) = \frac{2z}{(z-1)(z-0.5)}$$

Calcolo  $y_{for}(t) = \mathcal{Z}^{-1}\{Y_{for}(z)\}$  passando per lo sviluppo in fratti semplici di  $\frac{Y_{for}(z)}{z}$

$$R_1 = \lim_{z \rightarrow 1} (z-1) \frac{Y_{for}(z)}{z} = \lim_{z \rightarrow 1} \frac{2}{z-0.5} = 4$$

$$\frac{Y_{for}(z)}{z} = \frac{R_1}{z-1} + \frac{R_2}{z-0.5} \quad \text{con} \quad R_2 = \lim_{z \rightarrow 0.5} (z-0.5) \frac{Y_{for}(z)}{z} = \lim_{z \rightarrow 0.5} \frac{2}{z-1} = -4$$

$$\text{FD } Y_{for}(z) = \frac{4z}{z-1} - \frac{4z}{z-0.5} \quad \text{FD } y_{for}(t) = 4s_{-1}(t) - 4(0.5)^t$$

2. Calcolo della risposta armonica (che esiste essendo stabile la parte regg. e sn. del sistema)

$$y_{arm}(t) = M |W(e^{j\omega})| \sin(\omega t + \varphi + \angle W(e^{j\omega})) \quad \text{con } u(t) = \frac{1}{4} \sin(2\pi t) \quad \text{FD} \quad \begin{cases} M = 1/4 \\ \varphi = 0 \\ \omega = 2\pi \text{ rad/s} \end{cases}$$

$$|W(e^{j\omega})| = |W(e^{j2\pi})| = \left| \frac{2}{e^{j2\pi} - 1/2} \right| = \frac{2}{|1 - 1/2|} = 4$$



$$\angle W(e^{j\omega}) \Big|_{\omega=2\pi} = \angle \frac{2}{(e^{j2\pi} - 1/2)} = \angle 2 - \angle (1 - 1/2) = 0 - 0 = 0$$

$$FD \ y_{ssm}(t) = M |W(e^{j2\pi})| \sin(2\pi t + \varphi + \angle W(e^{j2\pi})) = 4 \cdot \frac{1}{4} \sin(2\pi t)$$

### PROBLEMA 4

Si consideri il sistema lineare e stazionario a tempo continuo:

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

$$y(t) = Cx(t)$$

$$A = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 1 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} \quad C = [1 \ 0 \ 1]$$

1. Si trovano delle basi per lo spazio degli stati raggiungibili e per lo spazio degli stati osservabili;
2. Si individuano i 4 sottospazi  $\mathcal{X}_1, \mathcal{X}_2, \mathcal{X}_3, \mathcal{X}_4$  della decomposizione di Kalman;
3. Si forniscono esempi di stati raggiungibili e non raggiungibili, osservabili e non osservabili.

### SVOLGIMENTO

Calcolo delle matrici di raggiungibilità  $R = [B \ AB \ A^2B]$  e osservabilità  $Q = \begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^2 \end{bmatrix}$

$$R = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 2 \\ 1 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \text{ che ha rango pieno } \Rightarrow \text{lo spazio di stati è interamente raggiungibile.}$$

$$Q = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 2 & 1 & 2 \\ 4 & 3 & 4 \end{bmatrix} \text{ che ha rango 2 } \Rightarrow \text{lo spazio di stati non è interamente osservabile}$$

$$\text{Si ha } \mathcal{O} = \text{Im}(R) = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \\ 1 \end{pmatrix} \right\} = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \right\}$$

$$\mathcal{I} = \mathcal{N}(Q) = \{v \text{ t.c. } Q \cdot v = 0\} \quad Q \cdot v = 0 \Leftrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 2 & 1 & 2 \\ 4 & 3 & 4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ y \\ z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} x = -z \\ 2x + y + 2z = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} x = -z \\ y = 0 \end{cases} \Leftrightarrow v = \begin{pmatrix} \alpha \\ 0 \\ -\alpha \end{pmatrix} \stackrel{\alpha=1}{=} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow \mathcal{I} = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \right\}$$

Quattro sottospazi della decomposizione strutturale di Kalman:

$$\mathcal{X}_1 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 = \mathbb{R} \cap \mathcal{I} \quad (\text{ragg. e inv.})$$

$$\mathcal{X}_2 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2 = \mathbb{R} \quad (\text{ragg. e inv.})$$

$$\mathcal{X}_3 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_3 = \mathcal{I} \quad (\text{non ragg. e non inv.})$$

$$\mathcal{X}_4 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2 \oplus \mathcal{X}_3 \oplus \mathcal{X}_4 = \mathbb{R}^n = \mathbb{R}^3 \quad (\text{non ragg. e non inv.})$$

$$\mathcal{X}_1 = \mathbb{R} \cap \mathcal{I} = \mathcal{I}$$

$$\mathcal{X}_2 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2 = \mathbb{R} = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix} \right\}$$

$$\mathcal{X}_3 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_3 = \mathcal{I} = \{0\}$$

$$\mathcal{X}_4 \text{ è t.c. } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2 \oplus \mathcal{X}_3 \oplus \mathcal{X}_4 = \mathbb{R}^3 = \{0\} \quad (\mathbb{R}^3 \text{ è generato già da } \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2)$$

Decomposizione completa di Kalman: la matrice del cambio di coordinate t.c.  $z(t) = Tx(t)$  è

$$T^{-1} = [\text{base}(\mathcal{X}_1) | \text{base}(\mathcal{X}_2) | \text{base}(\mathcal{X}_3) | \text{base}(\mathcal{X}_4)] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{nelle nuove coordinate } x \text{ ha } \begin{cases} \dot{z}(t) = T\dot{x}(t) = TA x(t) + TBu(t) = \underbrace{TAT^{-1}}_{\tilde{A}} z(t) + \underbrace{TB}_{\tilde{B}} u(t) \\ y(t) = Cx(t) = \underbrace{CT^{-1}}_{\tilde{C}} z(t) \end{cases}$$

$$\text{ovvero } \boxed{\tilde{A} = TAT^{-1}, \tilde{B} = TB, \tilde{C} = CT^{-1}}$$

$$\text{Si verifica facilmente che } T = (T^{-1})^{-1} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -1 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{da cui: } \tilde{A} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\tilde{B} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -1 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$\tilde{C} = [1 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} 1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = [0 \ 1 \ 0]$$

Osservando  $\tilde{A}$  si vede subito che due tra autovalori del sistema  $\{0, 2, 1\}$  l'autovalore  $\lambda_1 = 0$  è NON OSSERVABILE (non raggiungibile), e  $\lambda_2 = 2, \lambda_3 = 1$  sono sia osservabili che raggiungibili.

PROBLEMA 5

$$\text{Sia dato il sistema } \begin{cases} \dot{x}_1 = (x_1 - 2)x_2 + k(x_1 - 2) \\ \dot{x}_2 = -3x_2 - (x_1 - 2)^2 \end{cases}$$

Dopo aver verificato che  $x_e = (2, 0)$  è un punto d'equilibrio del sistema, si studi la stabilità di  $x_e$  al variare del parametro  $k \in (-\infty, +\infty)$

utilizzando il metodo della linearizzazione attorno al punto di equilibrio ed eventualmente il metodo di Lyapunov.

SVOLGIMENTO  $x_e$  è d'equilibrio in quanto verifica  $\begin{cases} 0 = f_1(x_e) \\ 0 = f_2(x_e) \end{cases}$



A tale scopo calcoliamo lo Jacobiano del sistema in  $x_e$ .

$$J(x) \Big|_{x_e} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} \end{bmatrix} \Big|_{x_e} = \begin{bmatrix} x_2 + k & x_1 - 2 \\ -2(x_1 - 2) & -3 \end{bmatrix} \Big|_{(2,0)} = \begin{bmatrix} k & 0 \\ 0 & -3 \end{bmatrix}$$

Poiché  $J(x_e)$  è diagonale, gli autovalori sono sulle diagonali.

Un particolare  $\lambda_1 = k$ ,  $\lambda_2 = -3$ .

Per questo affermata del metodo indiretto di Lyapunov, al variare di  $k$  sono possibili i seguenti casi:

- se  $k < 0$  allora  $J(x_e)$  ha tutti autovalori <sup>o parte</sup> reale negativa  $\Rightarrow x_e$  LOC. ASINT. STABILE
- se  $k > 0$  allora esiste un autovalore di  $J(x_e)$  a parte reale positiva  $\Rightarrow x_e$  INSTABILE
- se  $k = 0$   $J(x_e)$  ha un autovalore a parte reale nulla  $\Rightarrow$  CASO CRITICO, nulla di più concludere su  $x_e$ .

Disattinamo il caso critico con il metodo DIRETTO di Lyapunov

Per  $k=0$  il sistema diventa:

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = (x_1 - 2)x_2 \\ \dot{x}_2 = -3x_2 - (x_1 - 2)^2 \end{cases}$$

Scego la candidata di Lyapunov  $V(x) = \frac{\alpha}{2}(x_1 - 2)^2 + \frac{x_2^2}{2} > 0$  per  $\alpha > 0$

$$\begin{aligned} \dot{V}(x) &= \frac{\partial V}{\partial x} \dot{x}(t) = \begin{bmatrix} \frac{\partial V}{\partial x_1} & \frac{\partial V}{\partial x_2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} f_1(x) \\ f_2(x) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \alpha(x_1 - 2) & x_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} (x_1 - 2)x_2 \\ -3x_2 - (x_1 - 2)^2 \end{bmatrix} = \\ &= \alpha(x_1 - 2)^2 x_2 - 3x_2^2 - (x_1 - 2)^2 x_2 \end{aligned}$$

È chiaro che per  $\alpha = 1$  (ommissibile per ottenere  $V(x) > 0$ ) si ha:

$$\dot{V}(x) = -3x_2^2 < 0 \quad (\text{semidefinita negativa, non nulla in tutte i punti } \tilde{x} = (x_1, 0), x_1 \in \mathbb{R})$$

$\Rightarrow$  per  $k=0$   $x_e$  è SEMPLICEMENTE STABILE

- RIASSUMENDO:
- se  $k < 0$   $x_e$  LOC. ASINTOTICAMENTE STABILE
  - se  $k = 0$   $x_e$  SEMPLICEMENTE STABILE
  - se  $k > 0$   $x_e$  INSTABILE.