

PROBLEMA 1

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

$$W(s) = K \frac{40s}{(s+1)(s^2+4)}$$

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

SOLUZIONE

$$W(s) = K \frac{40s}{4(1+s)(1+\frac{s^2}{4})} = K \cdot 10 \frac{s}{(1+s)(1+\frac{s^2}{4})}$$

Chiamo $W_{AP}(s)$ $W(s)$ calcolata per $K=1 \rightarrow W_{AP}(s) = 10 \frac{s}{(1+s)(1+\frac{s^2}{4})}$

In $W_{AP}(s)$ riconosciamo i seguenti termini:

NOTA: $P_{AP} = 0$

• QUADAGNO: $K_w = 10 \rightarrow \left\{ \begin{array}{l} |K_w|_{dB} = 20 \log_{10} |K_w| = 20 \text{ dB} \\ \angle K_w = 0 \end{array} \right.$

• Termine zeri del numeratore: $s = j\omega$
 (nel diagramma di modul. provoca una pendenza di $+20 \text{ dB/dec}$ da $\omega > 0$.
 nel diagramma delle fasi provoca uno sfasamento globale di $+\frac{\pi}{2} \text{ rad}$.)

• Termine binomio al denominatore: $1+s$
 $\tau_1 = 1 \text{ s}$, $\omega_{c1} = \frac{1}{\tau_1} = 1 \text{ rad/s}$
 (nel diagramma di modul. genera una pendenza di -20 dB/dec da ω_{c1} in poi;
 nel diagramma delle fasi genera una pendenza di $-\frac{\pi}{4} \text{ rad/dec}$ in $[\omega_{c1}, 10\omega_{c1}] = [1, 10]$)

• Termine trinomio al denominatore
 $1+\frac{s^2}{4} \rightarrow \omega_n = 2 \text{ rad/s}$, $\zeta = 0$
 (nel diagramma di modul. provoca una pendenza di -40 dB/dec da ω_n in poi.
 Nel diagramma delle fasi provoca uno sfasamento identico di $-\pi \text{ rad}$ in ω_n !!)

NOTA: nei moduli in ω_n c'è un picco di ampiezza infinito!

DIAGRAMMA DEI MODULI

intervallo	pendenza	commenti
$\omega < \omega_{T1} = 1 \text{ rad/s}$	$+20 \text{ dB/dec}$	Azione del termine numerico al numeratore: $+20 \text{ dB/dec}$
$1 < \omega < \omega_n = 2 \text{ rad/s}$	0 dB/dec	Interviene il termine binomio al denominatore (-20 dB/dec)
$2 < \omega < \dots$	-40 dB/dec	In $\omega_n = 2 \text{ rad/s}$ picco di amplificazione massima e azione del termine quadratico al denominatore (-40 dB/dec) da ω_n in poi

DIAGRAMMA DELLE FASI

intervallo	pendenza	commenti
$\omega < 0.1 \omega_{T1} = 0.1 \text{ rad/s}$	0 rad/dec	Nessun contributo
$0.1 < \omega < 10 \omega_{T1} = 10 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$	$-\frac{\pi}{4} \text{ rad/dec}$	Contributo del termine binomio al denominatore ($-\frac{\pi}{4} \text{ rad/dec}$) e spostamento costante in ω_n di $-\pi$.
$10 < \omega$	0 rad/dec	Nessun contributo

Denominatore delle f.d.t. a ciclo chiuso:

$$W_{ch}(s) = \frac{KW_{AP}(s)}{1 + KW_{AP}(s)} = \frac{K40s}{(s+1)(s^2+4)} = \frac{K40s}{(s+1)(s^2+4) + K \cdot 40s}$$

$$\begin{aligned} d_{ch}(s) &= (s+1)(s^2+4) + K \cdot 40s = s^3 + s^2 + 4s + 4 + K \cdot 40s \\ &= s^3 + s^2 + (4 + 40K)s + 4 \end{aligned}$$

(da cui occorre individuare il segno mediante il criterio di Routh)

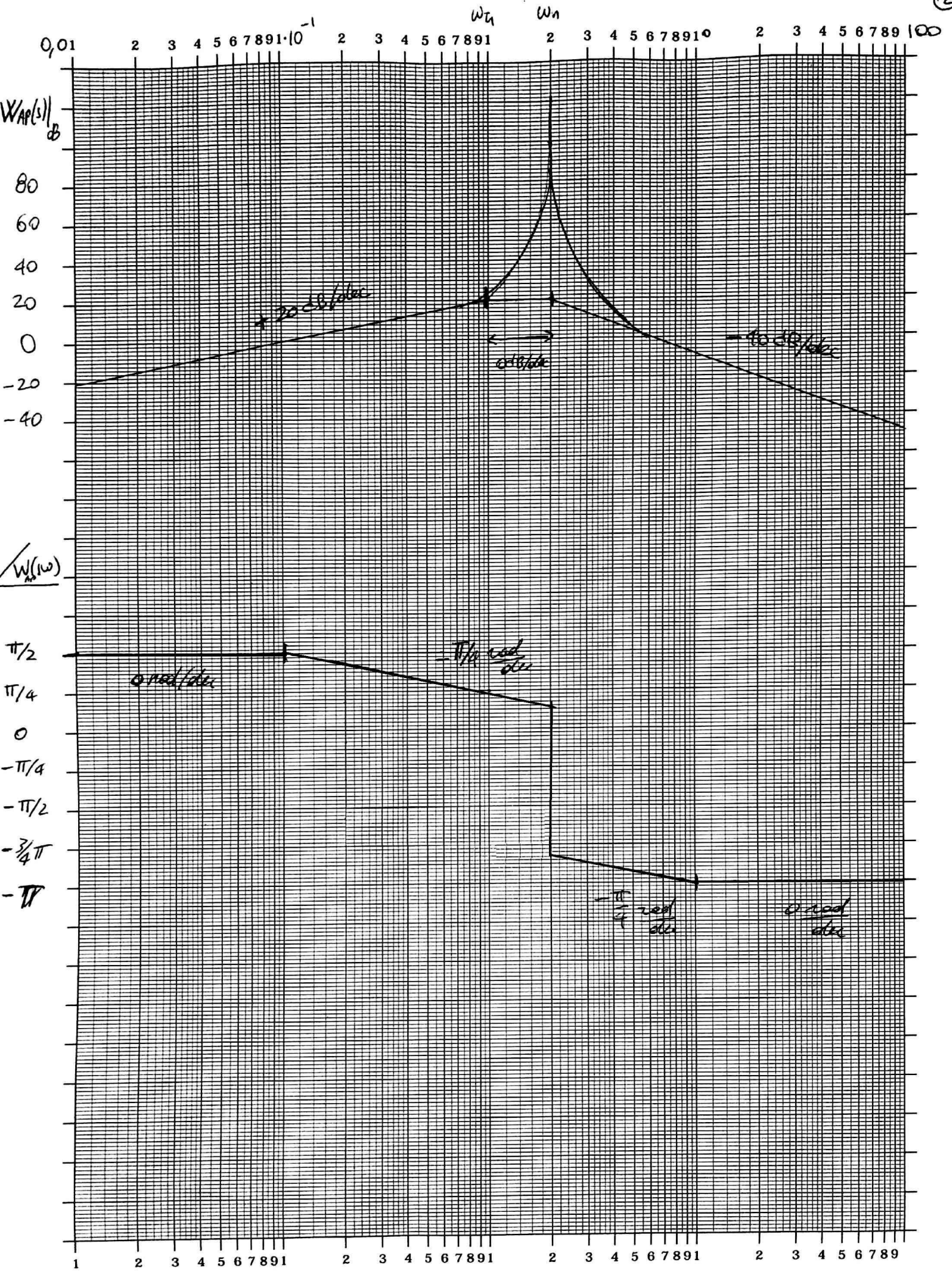
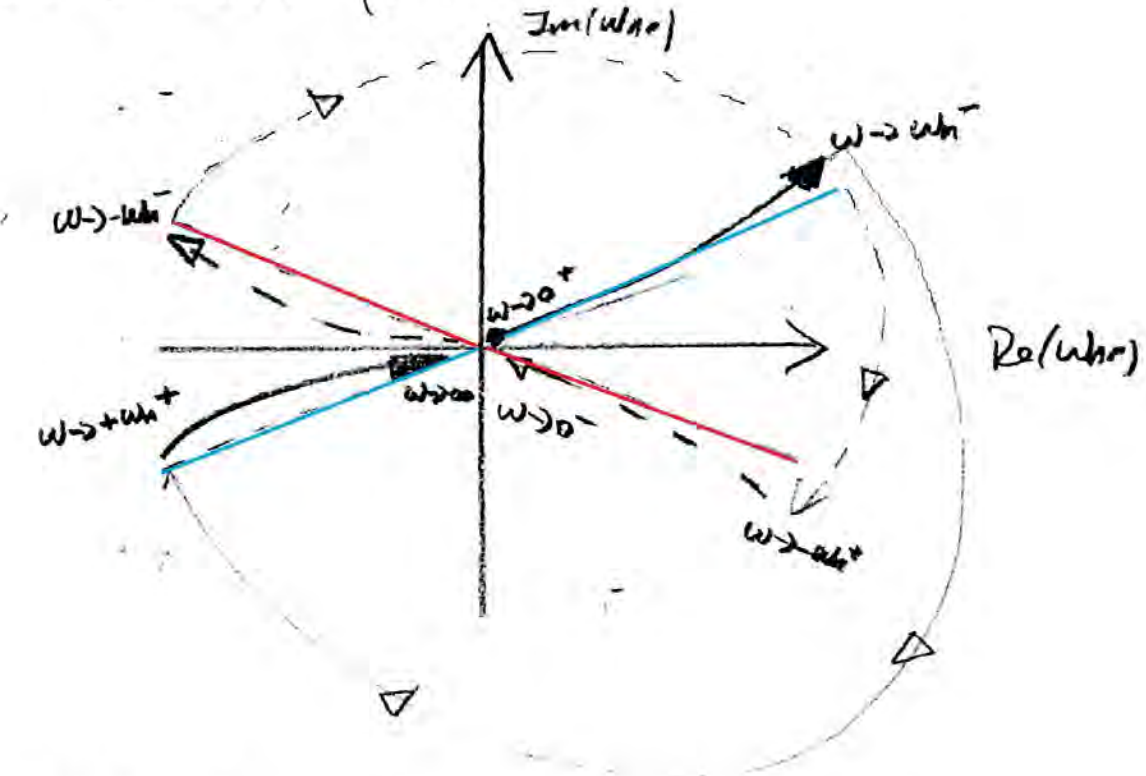
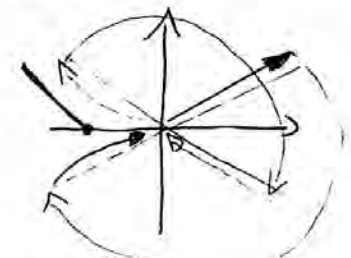


Diagramma polo di $WAP(s)$ (W pu $K=1$)



Per questo caso particolare lo discutiamo sulla stabilità di $WCH(s) = \frac{KWAP(s)}{1+KWAP(s)}$ mediante il criterio di Nyquist e i punti semplici, poiché il diagramma polo non presenta intersezioni notevoli (diverse dall'origine) con l'asse reale.

Per $K > 0$ si ha

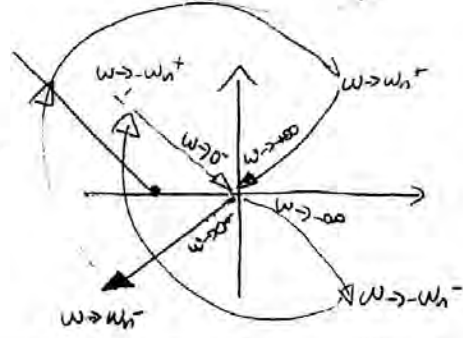


$\hat{N} = 0 \quad \forall K > 0$

$P_{CH} = P_{AP} - \hat{N} = 0$

W_{CH} non ha poli e parti reali positive \rightarrow il sistema controllato è stabile $\forall K > 0$

Per $K < 0$ si ha



$\hat{N} = 2 \quad \forall K < 0$

$P_{CH} = P_{AP} - \hat{N} = 2$

W_{CH} ha due poli e parti reali positive. Lo il sistema controllato è INSTABILE $\forall K < 0$

Applicando Routh a $d_{CH}(s) = s^3 + s^2 + (4+40K)s + 4$:

3	1	4+40K
2	1	4
1	40K	
0	4	

\rightarrow prime colonne 1 1 K 1

\rightarrow se $K > 0$ nessuna variazione $\Rightarrow d_{CH}(s)$ ha tutte radici a parti reali negative

$\forall K \geq 0$ il sistema controllato è STABILE

\rightarrow se $K < 0$ 2 variazioni $\Rightarrow d_{CH}(s)$ ha due poli a parti reali positive, il sistema controllato su $K < 0$ è INSTABILE

PROBLEMA 2

Si è dato il sistema a tempo continuo

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

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

$$\text{con } A = \begin{bmatrix} 0 & 3 \\ 4 & -1 \end{bmatrix}$$

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

1. Discutere le proprietà dei modi naturali
2. Calcolare la matrice di transizione dello stato $\Phi(t) = e^{At}$
3. Calcolare la funzione di trasferimento super-uscita e lo spazio al polo unitario.

SOLUZIONE

Procediamo nel dominio del tempo, e partiamo dalla decomposizione spettrale di A .

$$p(\lambda) = \det(\lambda I - A) = \begin{vmatrix} \lambda & -3 \\ -4 & \lambda + 1 \end{vmatrix} = \lambda^2 + \lambda - 12 = 0 \quad \text{con } \lambda_{1,2} = \frac{-1 \pm \sqrt{1+48}}{2} \quad \begin{cases} \lambda_1 = 3 \\ \lambda_2 = -4 \end{cases}$$

Dunque $\sigma(A) = \{3, -4\}$ $\Rightarrow \lambda_1 = 3$ è un modo naturale INSTABILE ($\text{Re}(\lambda_1) > 0$)

$\Rightarrow \lambda_2 = -4$ è un modo naturale A.S. STABILE ($\text{Re}(\lambda_2) < 0$).

$$A = U \Lambda V \quad \text{con } U = [u_1 \ u_2] \text{ matrice degli autovettori destri}$$

$$V = \begin{bmatrix} v_1^T \\ v_2^T \end{bmatrix} \text{ matrice degli autovettori sinistri} \quad \Lambda = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 \\ 0 & \lambda_2 \end{bmatrix}$$

$$u_1 \text{ è t.c. } (\lambda_1 I - A)u_1 = 0 \quad \text{con } \begin{bmatrix} 3 & -3 \\ -4 & 4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_{1x} \\ u_{1y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \text{con } u_{1x} = u_{1y} \quad \text{con } u_{1x} = 1 \quad \text{con } u_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$u_2 \text{ è t.c. } (\lambda_2 I - A)u_2 = 0 \quad \text{con } \begin{bmatrix} -4 & -3 \\ -4 & -3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_{2x} \\ u_{2y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \text{con } u_{2y} = -\frac{4}{3}u_{2x} \quad \text{con } u_{2x} = \frac{3}{4} \quad \text{con } u_2 = \begin{bmatrix} 3/4 \\ -1 \end{bmatrix}$$

$$\text{con } U = [u_1 \ u_2] = \begin{bmatrix} 1 & 3/4 \\ 1 & -1 \end{bmatrix} \quad V = U^{-1} = \frac{1}{\det(U)} \begin{bmatrix} -1 & -1 \\ -3/4 & 1 \end{bmatrix}^T = -\frac{4}{7} \begin{bmatrix} -1 & -3/4 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow v_1^T$$

e si può verificare che $v_i^T \cdot u_j = \delta_{ij}$ e inoltre $C \cdot u_i \neq 0$, $v_i^T \cdot B \neq 0$ $i=1,2$ (sistemi a modi non osservabili e eccitabili)

A questo punto per calcolare $\Phi(t) = e^{At}$ si utilizza $e^{At} = U e^{\Lambda t} V = \sum_{i=1}^2 e^{\lambda_i t} u_i v_i^T$

$$\text{con } e^{At} = -\frac{4}{7} e^{3t} \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1 & -3/4 \end{bmatrix} + \frac{4}{7} e^{-4t} \begin{bmatrix} 3/4 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} = -\frac{4}{7} e^{3t} \begin{bmatrix} -1 & -3/4 \\ -1 & -3/4 \end{bmatrix} + e^{-4t} \begin{bmatrix} -3/4 & 3/4 \\ 1 & -1 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow e^{At} = -\frac{4}{7} \begin{bmatrix} -e^{3t} - \frac{3}{7}e^{-4t} & -\frac{3}{7}e^{3t} + \frac{3}{7}e^{-4t} \\ -e^{3t} + e^{-4t} & -\frac{3}{7}e^{3t} - e^{-4t} \end{bmatrix}$$

Calcoliamo la f.d.t. partendo per il calcolo della risposta impulsiva del sistema,

$$W(t) = e^{At} B + D f(t) = e^{At} B = \begin{bmatrix} 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} * \\ * \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} = -\frac{4}{7} \begin{bmatrix} -e^{3t} + e^{-4t} & -\frac{3}{7}e^{3t} - e^{-4t} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$= -\frac{4}{7} (e^{3t} + e^{-4t}) = \frac{4}{7} e^{3t} - \frac{4}{7} e^{-4t}$$

$$\Rightarrow W(s) = \frac{4}{7} \left(\frac{7}{(s-3)(s+4)} \right) = \frac{4}{(s-3)(s+4)}$$

ricordando che $\mathcal{L}[e^{at}] = \frac{1}{s-a}$

$$\Rightarrow W(s) = \mathcal{L}\{w(t)\} = \frac{4}{7} \frac{1}{s-3} - \frac{4}{7} \frac{1}{s+4}$$

La risposta al gradino unitario e la risposta a $u(t) = \delta_{-1}(t) \Leftrightarrow \mathcal{L}\{u(t)\} = \frac{1}{s}$

$$\Rightarrow Y_g(s) = W(s)U(s) = W(s) \cdot \frac{1}{s} = \frac{4}{s(s-3)(s+4)} = \frac{R_1}{s} + \frac{R_2}{s-3} + \frac{R_3}{s+4}$$

$$R_1 = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot Y_g(s) = \frac{4}{-12} = -\frac{1}{3}$$

$$R_2 = \lim_{s \rightarrow 3} Y_g(s) \cdot (s-3) = \frac{4}{3 \cdot 7} = \frac{4}{21}$$

$$R_3 = \lim_{s \rightarrow -4} Y_g(s) \cdot (s+4) = \lim_{s \rightarrow -4} \frac{4}{s(s-3)} = \frac{4}{-4(-7)} = \frac{4}{28} = \frac{1}{7}$$

$$\Rightarrow Y_g(s) = -\frac{1}{3s} + \frac{4}{21} \frac{1}{s-3} + \frac{1}{7} \frac{1}{s+4}$$

$$\Rightarrow Y_g(t) = \mathcal{L}^{-1}\{Y_g(s)\} = -\frac{1}{3} \delta_{-1}(t) + \frac{4}{21} e^{3t} + \frac{1}{7} e^{-4t}$$

Problema 3

Dato il sistema a tempo discreto caratterizzato dalla seguente risposta impulsiva

$$w(t) = (0.2)^t - (0.5)^t$$

1) Calcolare la funzione di trasferimento ingegnere-uscita.

2) Calcolare, se esiste (giustificare la risposta), la risposta sinusoidale a $u(t) = 6 \sin(\pi t + \frac{\pi}{4})$.

SOLUZIONE

La funzione di trasferimento è ottenibile da $W(z) = \mathcal{Z}\{w(t)\}$

Ricordando che $\mathcal{Z}\{e^{at}\} = \frac{z}{z-a}$, segue subito $W(z) = \frac{z}{z-0.2} - \frac{z}{z-0.5} = \frac{0.3z}{(z-0.2)(z-0.5)}$

La risposta sinusoidale esiste in quanto le componenti reali e immaginarie del sistema sono entitativamente stabili, ovvero i modi individuali emessi agli autovalori $\lambda_1 = 0.2$, $\lambda_2 = 0.5$ sono A.S. ($|\lambda_1|, |\lambda_2| < 1$).

Si ha $u(t) = 6 \sin(\pi t + \frac{\pi}{4})$ $\begin{cases} M=6 \\ \omega = \pi \text{ rad/s} \\ \varphi = \pi/4 \end{cases}$

La $y_{\text{form}}(t) = M |W(e^{j\omega})| \sin(\omega t + \angle W(e^{j\omega}) + \varphi)$

con:

$$\cdot |W(e^{j\omega})|_{\omega=\pi} = |W(-1)| = \left| -\frac{0.3(-1)}{(-1-0.2)(-1-0.5)} \right| = \frac{0.3}{1.2 \cdot 1.5} = \frac{1}{6}$$

$$\cdot \angle W(e^{j\omega})_{\omega=\pi} = \angle W(-1) = \frac{0.3}{1.2 \cdot 1.5} = 0 \quad \left(\begin{array}{l} \text{le} \\ \text{fase di un numero reale positivo è zero.} \end{array} \right)$$

Abbiamo dunque ottenuto:

$$y_{\text{form}}(t) = 6 \cdot \frac{1}{6} \sin(\pi t + 0 + \frac{\pi}{4}) \Rightarrow y_{\text{form}}(t) = \sin(\pi t + \frac{\pi}{4})$$

Problema 4

Si consideri il sistema lineare e stazionario a tempo discreto

$$\begin{cases} x(t+1) = Ax(t) + Bu(t) \\ y(t) = Cx(t) \end{cases} \quad \text{con} \quad A = \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 1 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} \quad C = [1 \ 0 \ 0]$$

1. Si trovino delle basi per lo spazio degli stati raggiungibili e per lo spazio degli stati invariabili.
2. Si individuino i 4 sottospazi X_1, X_2, X_3, X_4 della decomposizione strutturale di Kalman.
3. Si calcoli uno stato iniziale $x(0) \in \mathbb{R}^3$ tale che negli istanti di tempo $t=0, 1, 2$ l'evoluzione libera dell'uscita sia pari a $y(0)=1, y(1)=3, y(2)=9$.

SOLUZIONE

Calcoliamo subito la matrice di raggiungibilit  del sistema $R = [B \ AB \ A^2B]$

$$R = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{che ha rango } 1 \Rightarrow \dim(\text{Im}(R)) = 1$$

$\mathcal{R} = \text{Im}(R) = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix} \right\}$ e dunque $v = \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix}$ costituisce la base cercata.

Occupiamoci ora della matrice di osservabilit  $\mathcal{Q} = \begin{bmatrix} CA \\ CA^2 \end{bmatrix}$

$$\mathcal{Q} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 2 & 1 & 0 \\ 5 & 4 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{che ha rango } 2 \Rightarrow \dim(\mathcal{N}(\mathcal{Q})) = 1$$

$$\mathcal{I} = \mathcal{N}(\mathcal{Q}) = \left\{ x : \mathcal{Q}x = 0 \right\} \quad \mathcal{Q}x = 0 \Leftrightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 2 & 1 & 0 \\ 5 & 4 & 0 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \Leftrightarrow \begin{cases} x_1 = 0 \\ 2x_1 + x_2 = 0 \\ 5x_1 + 4x_2 = 0 \end{cases}$$

$$\mathcal{I} = \mathcal{N}(\mathcal{Q}) = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \right\} \quad \text{e } w = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \text{ costituisce la base cercata.}$$

Ora scriviamo esplicitamente i 4 sottospazi della decomposizione di Kalman:

- $X_1 = \mathcal{R} \cap \mathcal{I}$ sottospazio degli stati raggiungibili e invariabili
- $X_2 : X_1 \oplus X_2 = \mathcal{R}$ sottospazio degli stati raggiungibili e osservabili
- $X_3 : X_1 \oplus X_3 = \mathcal{I}$ sottospazio degli stati non raggiungibili e invariabili
- $X_4 : X_1 \oplus X_2 \oplus X_3 \oplus X_4 = \mathbb{R}^4$ sottospazio degli stati non raggiungibili e osservabili.

esendo $\mathcal{R} = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix} \right\}$ e $\mathcal{I} = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \right\}$ si ha facilmente che

$$\mathcal{X}_1 = \mathcal{R} \cap \mathcal{I} = \{0\}$$

$$\mathcal{X}_2: \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2 = \mathcal{R} \Rightarrow \mathcal{X}_2 = \mathcal{R}$$

$$\mathcal{X}_3: \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_3 = \mathcal{I} \Rightarrow \mathcal{X}_3 = \mathcal{I}$$

$\mathcal{X}_4: \mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2 \oplus \mathcal{X}_3 \oplus \mathcal{X}_4 = \mathbb{R}^3 \Rightarrow \mathcal{X}_4$ non è generato da 1 vettore (giacché $\mathcal{X}_1 \oplus \mathcal{X}_2$ genera già \mathbb{R}^2)
 linearmente indipendente dai generatori di \mathcal{X}_1 e \mathcal{X}_2 .

Si può scegliere ad esempio $\mathcal{X}_4 = \text{span} \left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \right\}$ in quanto $\begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$ è l.i. da $\left\{ \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix}, \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \right\}$.

Il terzo punto ha soluzione immediata. Si scrive $y_{lib}(t) = CA^t x(0)$.

Allora
$$\begin{bmatrix} y_{lib}(0) \\ y_{lib}(1) \\ y_{lib}(2) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^2 \end{bmatrix} x(0) \stackrel{?}{=} \begin{bmatrix} 1 \\ 3 \\ 9 \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 2 & 1 & 0 \\ 5 & 4 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1(0) \\ x_2(0) \\ x_3(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 3 \\ 9 \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{cases} x_1 = 1 \\ 2x_1 + x_2 = 3 \\ 5x_1 + 4x_2 = 9 \end{cases}$$

risolvendo si ottiene la soluzione $\begin{cases} x_1 = 1 \\ x_2 = 1 \\ x_3 = \alpha \end{cases} \quad \alpha \in \mathbb{R}$ ad esempio allora $x(0) = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$.

Problema 5

Sia dato il sistema
$$\begin{cases} \dot{x}_1 = -(x_1 - 1)^3 + x_2 \\ \dot{x}_2 = -(x_1 - 1)^3 + k(x_1 + x_2^2 - 1) - x_2 \end{cases}$$

Studiare la stabilità del punto d'equilibrio $x_e = (1, 0)$ al variare di $k \in (-\infty, +\infty)$ usando il metodo delle linearizzazioni attorno al punto d'equilibrio e, se necessario, il metodo di Lyapunov con $V(x) = (x_1 - x_{e,1})^4 + \beta(x_2 - x_{e,2})^2$, β opportuno.
 (Suggerimento: si ricordi che per studiare il segno delle radici di un polinomio non è necessario calcolarle esplicitamente).

Soluzione: Partiamo dal metodo delle linearizzazioni, calcolando lo Jacobiano del sistema nel p.to d'equilibrio:

$$J(x) \Big|_{x_e = (1, 0)} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} \end{bmatrix} \Big|_{x_e} = \begin{bmatrix} -3(x_1 - 1)^2 & 1 \\ -3(x_1 - 1)^2 + k & 2kx_2 - 1 \end{bmatrix} \Big|_{(1, 0)} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ k & -1 \end{bmatrix}$$

Ora, per determinare la stabilità locale di $x_e = (1, 0)$ è necessario conoscere il segno delle parti reali degli autovalori di $J(x_e)$. Non è però necessario calcolarli esplicitamente: basta infatti applicare la regola di Routh e il polinomio caratteristico $p(\lambda)$:

$$p(\lambda) = \det(\lambda I - J) = \begin{vmatrix} \lambda & -1 \\ -k & \lambda + 1 \end{vmatrix} \Rightarrow \boxed{p(\lambda) = \lambda^2 + \lambda - k}$$

Ora, se $k < 0$ allora $p(\lambda)$ ha solo radici a parte reale negativa (i coeff. del polin. hanno tutti lo stesso segno)
 se $k > 0$ allora $p(\lambda)$ ha una radice a parte reale positiva (c'è una variazione di segno)

- ↳ se $k < 0$ $J(x_e)$ ha due autovalori a parte reale negativa $\Rightarrow x_e$ è localmente asintoticamente stabile
- se $k > 0$ $J(x_e)$ ha un autovalore a parte reale positiva $\Rightarrow x_e$ è INSTABILE
- se $k = 0$ $J(x_e)$ ha autovalori $\lambda_1 = 0, \lambda_2 = -1$ e dunque siamo nel caso critico (1 autovalore ^{o parte reale} nulla e un autovalore a parte reale negativa)
 \Rightarrow per $k=0$ non possiamo concludere niente.

Studiamo il caso critico $k=0$ con il metodo diretto \Rightarrow
$$\begin{cases} \dot{x}_1 = -(x_1 - 1)^3 + x_2 \\ \dot{x}_2 = -(x_1 - 1)^3 - x_2 \end{cases}$$

$$V(x) = (x_1 - 1)^4 + \beta x_2^2 > 0 \quad \text{per } \beta > 0.$$

$$\dot{V}(x) = \begin{bmatrix} \frac{\partial V}{\partial x_1} & \frac{\partial V}{\partial x_2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 4(x_1 - 1)^3 & 2\beta x_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -(x_1 - 1)^3 + x_2 \\ -(x_1 - 1)^3 - x_2 \end{bmatrix} = -4(x_1 - 1)^6 + 4x_2(x_1 - 1)^3 - 2\beta x_2(x_1 - 1)^3 - 2\beta x_2^2$$

↑ termin. problematica

scelgendo $\beta = 2$ (e dunque $V(x) = (x_1 - 1)^4 + 2x_2^2$) si ottiene:

$$\dot{V}(x) = -4(x_1 - 1)^6 - 4x_2^2 < 0 \quad \forall (x_1, x_2) \neq x_e \Rightarrow x_e \text{ globalmente, } V \text{ rad. ell.!!}$$

(globalmente, V rad. ell.!!)
 per $k=0$

Riassumendo:

- $k > 0 \Rightarrow x_e$ è instabile
- $k < 0 \Rightarrow x_e$ è localmente asintoticamente stabile
- $k = 0 \Rightarrow x_e$ è globalmente asintoticamente stabile.