

1. Si consideri il sistema con ingresso  $u$  ed uscita  $y$  descritto dalle seguenti equazioni:

$$\begin{aligned}\dot{x}_1(t) &= -2\beta x_1(t) + x_2^2(t) \\ \dot{x}_2(t) &= -x_2(t) + u(t) \\ y(t) &= x_1(t)\end{aligned}\quad (1)$$

dove  $\beta$  è un parametro reale non nullo ( $\beta \neq 0$ ).

1.1 Determinare stato e uscita di equilibrio  $\bar{x} = (\bar{x}_1, \bar{x}_2)$  e  $\bar{y}$  associati all'ingresso costante  $u(t) = 2$ ,  $t \geq 0$ .

ALL'EQUILIBRIO

$$\begin{aligned}\dot{x}_1 &= 0 \\ \dot{x}_2 &= 0\end{aligned} \Rightarrow \begin{cases} 0 = -2\beta \bar{x}_1 + \bar{x}_2^2 \\ 0 = -\bar{x}_2 + \bar{u} \end{cases} \rightarrow \begin{aligned}\bar{x}_1 &= \frac{\bar{x}_2^2}{2\beta} = \frac{4}{2\beta} = \frac{2}{\beta} \\ \bar{x}_2 &= \bar{u} = 2 \\ \bar{y} &= \bar{x}_1 = \frac{2}{\beta}\end{aligned}$$

PUNTO DI EQUILIBRIO

$$\begin{aligned}\bar{u} &= 2 \\ \bar{x}_1 &= \frac{2}{\beta} \\ \bar{x}_2 &= 2 \\ \bar{y} &= \frac{2}{\beta}\end{aligned}$$

1.2 Dopo avere scritto le equazioni del sistema linearizzato attorno allo stato di equilibrio  $(\bar{x}_1, \bar{x}_2)$  determinato al punto precedente, dire per quali valori del parametro  $\beta$  ( $\beta \neq 0$ ) lo stato di equilibrio è asintoticamente stabile.

$$\delta S : \begin{cases} \delta \dot{x}_1 = -2\beta \delta x_1 + 2\bar{x}_2 \delta x_2 \\ \delta \dot{x}_2 = -\delta x_2 + \delta u \\ \delta y = \delta x_1 \end{cases} \quad \begin{aligned}\delta x_1 &= x_1(t) - \bar{x}_1 \\ \delta x_2 &= x_2(t) - \bar{x}_2 \\ \delta u &= u(t) - \bar{u} \\ \delta y &= y(t) - \bar{y}\end{aligned}$$

$$A = \begin{bmatrix} -2\beta & 2\bar{x}_2 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -2\beta & 4 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} \quad (\text{TRIANGOLARE})$$

AUTOVALORI

$$\lambda_1 = -2\beta \quad \lambda_2 = -1$$

PERCHÉ L'EQUILIBRIO DEL SISTEMA ORIGINARIO SIA ASINTOTICAMENTE STABILE, TUTTI GLI AUTOVALORI DEL MODELLO LINEARE TANGENTE DEVONO AVERE PARTE REALE STRETTAMENTE NEGATIVA!

$$\Rightarrow -2\beta < 0 \quad \Rightarrow \boxed{\beta > 0}$$

1.3 Posto  $\beta = 1$ , determinare l'espressione analitica del movimento dell'uscita associato all'ingresso costante  $u(t) = 2, t \geq 0$ , e alla condizione iniziale  $x_1(0) = 1.9$  e  $x_2(0) = 2$ . A quale valore tende asintoticamente l'uscita? Giustificare il risultato ottenuto.

LE DUE EQUAZIONI DINAMICHE DEL SISTEMA SONO DISACCOPPIATE, PERTANTO PER CALCOLARE  $x_2(t)$  BASTA CONOSCERE  $u(t)$  E PER CALCOLARE  $x_1(t)$  BASTA CONOSCERE  $x_2(t)$  CALCOLATO IN PRECEDENZA

$$\dot{x}_2 = -x_2 + u$$

INIZIALIZZATA CON  $x_2(0) = 2$ ,  $x_2$  È ALL'EQUILIBRIO QUINDI CI ASPETTIAMO CHE  $x_2(t) = 2 \quad t \geq 0$

VERIFICHIAMO APPLICANDO LAGRANGE

$$\begin{aligned} x_2(t) &= e^{-t} x_2(0) + \int_0^t e^{-(t-\tau)} \cdot 2 d\tau = e^{-t} x_2(0) + 2 \left[ e^{-(t-\tau)} \right]_0^t = e^{-t} x_2(0) + 2(1 - e^{-t}) \\ &= 2 - (2 - x_2(0)) e^{-t} = 2 \quad t \geq 0 \quad (\text{COME PREVISTO}) \end{aligned}$$

$$\dot{x}_1 = -2x_1 + x_2^2$$

INIZIALIZZATA CON  $x_1(0) = 1.9$ ,  $x_1$  È VICINO ALL'EQUILIBRIO  $\bar{x}_1 = 2$  A CUI, ESSENDO ASINTOTICAMENTE STABILE (VEDI PUNTO 1.2),  $x_1$  TENDE. CI ASPETTIAMO UNA RISPOSTA ESPONENZIALE PERCHÉ L'EQUAZIONE È FORZATA DA  $x_2^2(t)$ , CHE È COSTANTE, E LA DINAMICA È LINEARE (IN  $x_1$ )

APPLICHIAMO LAGRANGE PER OTTENERE L'ESPRESSIONE ANALITICA

$$\begin{aligned} x_1(t) &= e^{-2t} x_1(0) + \int_0^t e^{-2(t-\tau)} \cdot x_2^2(\tau) d\tau = e^{-2t} x_1(0) + \int_0^t e^{-2(t-\tau)} \cdot 4 d\tau = \\ &= e^{-2t} x_1(0) + \frac{4}{2} \left[ e^{-2(t-\tau)} \right]_0^t = e^{-2t} x_1(0) + 2(1 - e^{-2t}) = 2 - (2 - x_1(0)) e^{-2t} \\ &= 2 - 0.1 e^{-2t} \quad t \geq 0 \quad (\text{COME PREVISTO}) \end{aligned}$$

INFINE  $y(t) = x_1(t) = 2 - 0.1 e^{-2t} \quad t \geq 0$

2. Si consideri il sistema lineare con ingresso  $u$  ed uscita  $y$  descritto dalle seguenti equazioni:

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = -x_1(t) + 6x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = -6x_1(t) - x_2(t) + u(t) \\ y(t) = 37x_1(t) \end{cases}$$

2.1 Determinare la funzione di trasferimento  $G(s)$  del sistema. E' possibile valutare le proprietà di stabilità del sistema dall'analisi di  $G(s)$ ?

APPLICANDO LA DEFINIZIONE

$$sI - A = \begin{bmatrix} s+1 & -6 \\ +6 & s+1 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \quad C = [37 \ 0] \quad D = 0$$

$$G(s) = C(sI - A)^{-1}B + D =$$

$$= \frac{[37 \ 0] \begin{bmatrix} s+1 & +6 \\ -6 & s+1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}}{s^2 + 2s + 37} = \frac{[37 \ 0] \begin{bmatrix} 6 \\ s+1 \end{bmatrix}}{s^2 + 2s + 37} = \frac{222}{s^2 + 2s + 37}$$

LA  $G(s)$  HA DUE POLI COMPLESSI CONIUGATI CON PARTE REALE NEGATIVA E IL SISTEMA È DEL II ORDINE  $\Rightarrow$  OK ASINTOTICA STABILITÀ DALL'ANALISI DELLA  $G(s)$

2.2 Calcolare il valore iniziale  $y(0)$ , la derivata iniziale  $\dot{y}(0)$ , ed il valore asintotico  $y_\infty$  della risposta forzata del sistema allo scalino unitario  $u(t) = sca(t)$ .

USIAMO IL TEOREMA DEL VALORE INIZIALE/FINALE

$$U(s) = \frac{1}{s} \quad G(s) = \frac{222}{s^2 + 2s + 37} \quad Y(s) = G(s) \cdot U(s)$$

$$TVI: y(0) = \lim_{s \rightarrow +\infty} sY(s) = \lim_{s \rightarrow +\infty} s \cdot \frac{222}{s^2 + 2s + 37} \cdot \frac{1}{s} = 0$$

$$TVI: \dot{y}(0) = \lim_{s \rightarrow +\infty} s[sY(s) - y(0)] = \lim_{s \rightarrow +\infty} s^2 Y(s) = \lim_{s \rightarrow +\infty} s^2 \cdot \frac{222}{s^2 + 2s + 37} \cdot \frac{1}{s} = 0$$

$$TVF: y_\infty = \lim_{s \rightarrow 0} sY(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{222}{s^2 + 2s + 37} \cdot \frac{1}{s} = 6$$

↳ POSSO USARLO PERCHÉ AS. STABILE

2.3 Tracciare l'andamento qualitativo della risposta forzata del sistema allo scalino unitario  $u(t) = sca(t)$ . Specificare nel grafico valore iniziale  $y(0)$ , valore asintotico  $y_{\infty}$ , e tempo di assestamento. Come cambierebbero valore iniziale  $y(0)$ , valore asintotico  $y_{\infty}$ , e tempo di assestamento se si considerasse la condizione iniziale  $x_1(0) = 2$  e  $x_2(0) = 1$  invece di  $x_1(0) = x_2(0) = 0$ ?

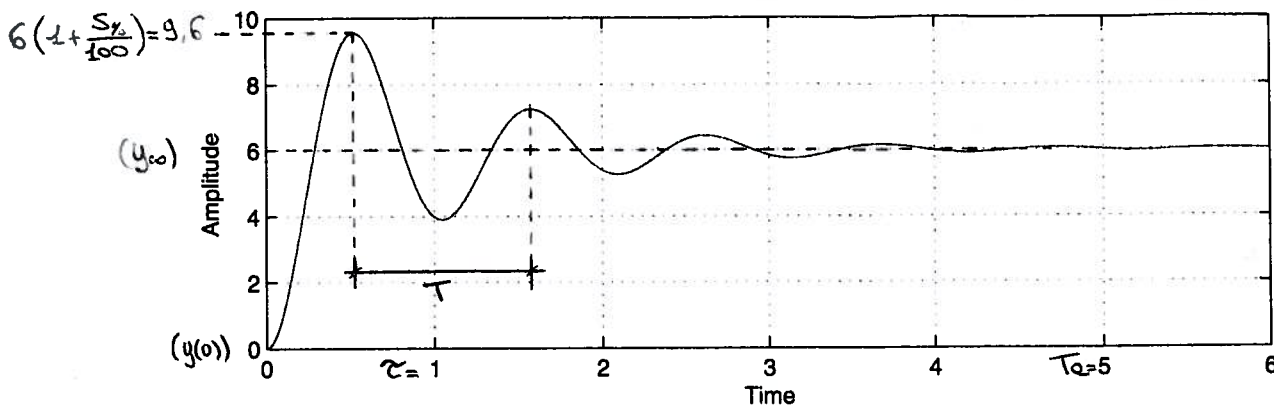
POLI:  $\lambda_{1,2} = \frac{-2 \pm \sqrt{4-37.4}}{2} = \frac{-2 \pm \sqrt{-36}}{2} = -1 \pm 6i$

$\omega_m = \sqrt{1^2 + 6^2} = 6,08 \text{ rad/s}$   
 $\xi = \frac{Re}{\omega_m} = \frac{1}{6,08} = 0,16 \text{ (POCO SMORZATO)}$   
 $T_e = 5 \cdot \frac{1}{\xi \omega_m} = 5 \text{ s}$

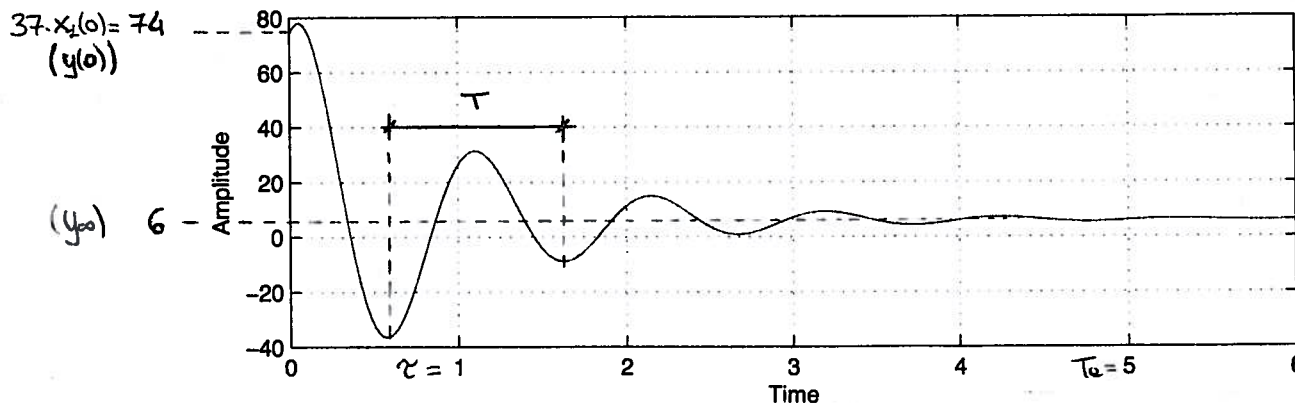
$\tau = \frac{1}{\xi \omega_m} = 1 \text{ sdt}$

$S_{\%} = 100 e^{-\frac{\tau \xi}{\sqrt{1-\xi^2}}} \approx 60\%$

$T = \frac{2\pi}{\omega_m \sqrt{1-\xi^2}} \approx 1,05 \text{ sdt}$

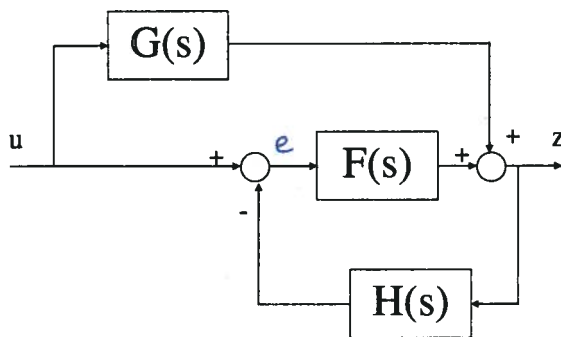


$x_1(0) = 0$   
 $x_2(0) = 0$   
 $\Rightarrow y(0) = 0$



$x_1(0) = 2$   
 $x_2(0) = 1$   
 $y(0) = 2 \cdot 37 = 74$   
 $\dot{y}(0) = \dot{x}_1(0) = -x_1(0) + 6x_2(0) = -2 + 6 = +4$

2.4 Il sistema con funzione di trasferimento  $G(s)$  viene inserito nello schema in figura, dove  $F(s)$  e  $H(s)$  sono le funzioni di trasferimento di due sistemi lineari.



Scrivere l'espressione della funzione di trasferimento  $V(s)$  del sistema con ingresso  $u$  ed uscita  $z$  in termini di  $G(s)$ ,  $F(s)$ , e  $H(s)$ .

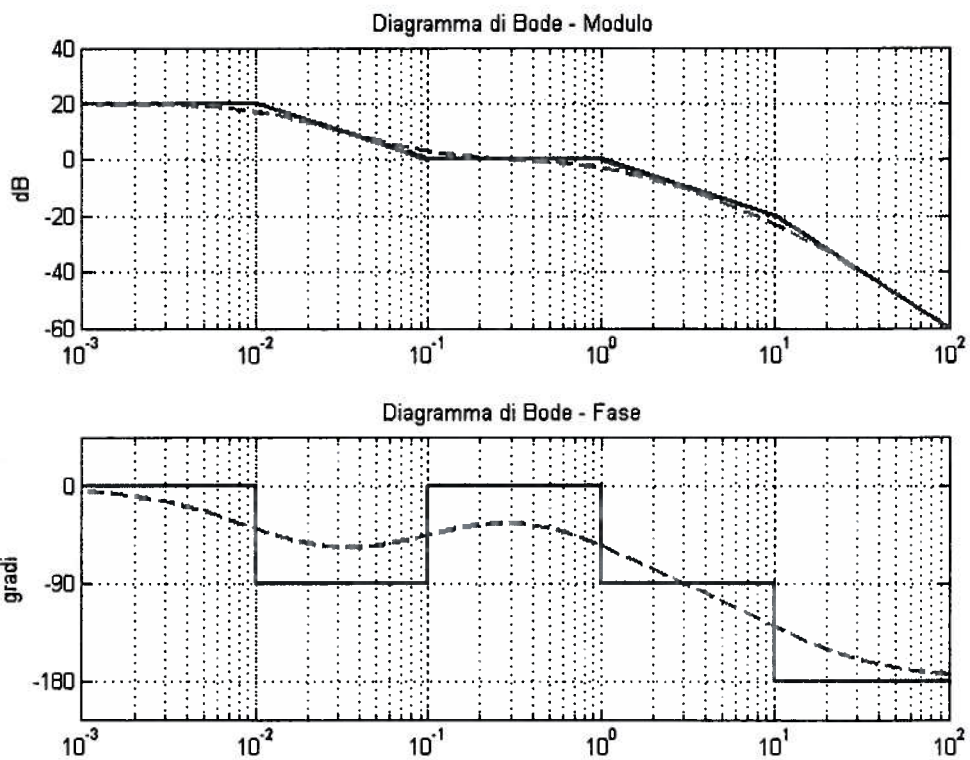
DEFINIAMO IL SEGNALE  $e$  COME SEGNATO NELLA FIGURA A PAGINA PRECEDENTE

$$E(s) = U(s) - H(s)Z(s) \quad \text{INOLTRE} \quad Z(s) = F(s)E(s) + G(s)U(s)$$

$$\text{SOSTITUENDO SI OTTIENE} \quad Z(s) = F(s)U(s) - F(s)H(s)Z(s) + G(s)U(s)$$

$$V(s) = \frac{Z(s)}{U(s)} = \frac{F(s) + G(s)}{1 + F(s)H(s)}$$

4. In figura sono riportati i diagrammi di Bode (esatti e approssimati) del modulo e della fase della risposta in frequenza associata alla funzione di trasferimento  $G(s)$  di un sistema lineare senza autovalori nascosti.



4.1 Dire, motivando la risposta, se le seguenti affermazioni sono vere o false:

a) il sistema è asintoticamente stabile.

IN  $\omega = 10^{-2}$  C'È UN CAMBIO DI PENDENZA DI  $-1$  E UNO SFASAMENTO DI  $-90^\circ$

$\Rightarrow$  POLO NEL SEMIPIANO SINISTRO

IN  $\omega = 10^{-1}$   $\left. \begin{array}{l} \Delta \text{PENDENZA } +1 \\ \Delta \text{FASE } +90^\circ \end{array} \right\} \Rightarrow$  ZERO SINISTRO

IN  $\omega = 10^0$   $\left. \begin{array}{l} \Delta \text{PENDENZA } -1 \\ \Delta \text{FASE } -90^\circ \end{array} \right\} \Rightarrow$  POLO SINISTRO

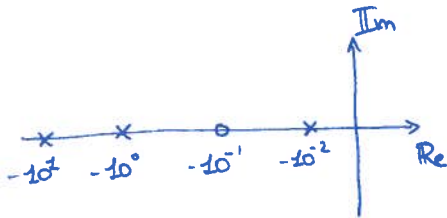
IN  $\omega = 10^1$   $\left. \begin{array}{l} \Delta \text{PENDENZA } -1 \\ \Delta \text{FASE } -90^\circ \end{array} \right\} \Rightarrow$  POLO SINISTRO

3 POLI CON  $\text{Re} < 0$

NESSUN AUTOVALORE NASCOSTO  $\Rightarrow$  AS. STABILE  $\Rightarrow$  VERO

b) la risposta forzata del sistema ad un ingresso a scalino presenta una sovraelongazione.

GUARDIAMO LA POSIZIONE RECIPROCA TRA POLI E ZERI



LO ZERO È TRA IL POLO DOMINANTE E IL SUCCESSIVO QUINDI NON CAUSA SOVRAELONGAZIONE

$\Rightarrow$  FALSO

c) la risposta forzata del sistema all'ingresso  $u(t) = 2, t \geq 0$ , si assesta in circa 500 unità di tempo al valore 10.

IL POLO DOMINANTE È  $\lambda = -10^{-2}$  CHE CORRISPONDE AD UNA  $\tau = 100 \text{ ms}$   
 QUINDI IL TEMPO DI ASSESTAMENTO È CORRETTO, MA IL VALORE A CUI SI ASSESTA LA RISPOSTA È DATO DAL PRODOTTO TRA L'AMPIEZZA DELLO SCALINO E IL GUADAGNO STATICO DEL SISTEMA

$$\Rightarrow y_\infty = G(0) \cdot 2 = 20 \text{ dB} \cdot 2 = 10 \cdot 2 = 20 \neq 10 \Rightarrow \text{FALSO}$$

d) segnali sinusoidali in ingresso al sistema con pulsazione  $\omega > 10$  vengono attenuati di un fattore pari ad almeno 10.

DA  $\omega = 10$  IN POI IL DIAGRAMMA DEL MODULO NELLA  $G(s)$  STA SOTTO I  $-20\text{dB}$ , CIOÈ

$$|G(i\omega)| < -20\text{dB} = \frac{1}{10} \quad \forall \omega > 10$$

$\Rightarrow$  L'ATTENUAZIONE È ALMENO DI UN FATTORE 10  $\Rightarrow$  VERO

4.2 Scrivere l'espressione analitica della risposta di regime all'ingresso  $u(t) = 2 + \text{sen}(10^{-3}t) + 2\text{sen}(10^{-1}t)$ .

PER IL PRINCIPIO DI SOVRAPPOSIZIONE DELLE CAUSE E DEGLI EFFETTI POSSIAMO CONSIDERARE I CONTRIBUTI DELL'INGRESSO SEPARATAMENTE E CALCOLARE LA RISPOSTA DI REGIME DI OGNI CONTRIBUTO

①  $u(t) = 2$   $y(t) = G(0) \cdot 2 = 20\text{dB} \cdot 2 = 10 \cdot 2 = 20$

②  $u(t) = \text{sen}(10^{-3}t)$  PER  $\omega = 10^{-3}$   $|G(i\omega)| \cong 20\text{dB}$  E  $\angle G(i\omega) \cong 0$   
 $\Rightarrow y(t) = |G(i10^{-3})| \text{sen}(10^{-3}t + \angle G(i10^{-3})) \cong 10 \text{sen}(10^{-3}t + 0)$

③  $u(t) = 2\text{sen}(10^{-1}t)$  PER  $\omega = 10^{-1}$  SIAMO ESATTAMENTE SULLO ZERO E DATO CHE GLI ALTRI POLI SONO DISTANTI ALMENO UNA DECADE (IN QUESTO CASO PROPRIO UNA DECADE) ALLORA POSSIAMO DIRE CHE:  $|G(i\omega)| \cong 3\text{dB}$  E  $\angle G(i\omega) \cong -45^\circ$

$$\Rightarrow y(t) = 2|G(i10^{-1})| \text{sen}(10^{-1}t + \angle G(i10^{-1})) \cong 2\sqrt{2} \text{sen}(10^{-1}t - \frac{\pi}{4})$$

APPLICANDO IL PRINCIPIO DI SOVRAPPOSIZIONE DELLE CAUSE E DEGLI EFFETTI OTTENIAMO

$$y(t) = 20 + 10 \text{sen}(10^{-3}t) + 2\sqrt{2} \text{sen}(10^{-1}t - \frac{\pi}{4})$$

Formule:  $S\% = 100e^{-\frac{\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}}$   $T = \frac{2\pi}{\omega_n \sqrt{1-\xi^2}}$