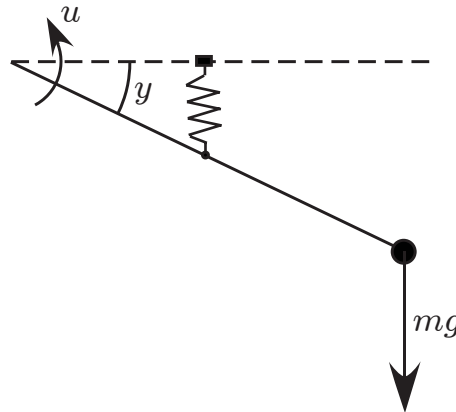


Cognome e nome: _____ Matr.: _____

Non è ammessa la consultazione di libri o quaderni, né l'uso di calcolatrici programmabili. Scrivere in modo chiaro e ordinato, motivare ogni risposta e fornire traccia dei calcoli.

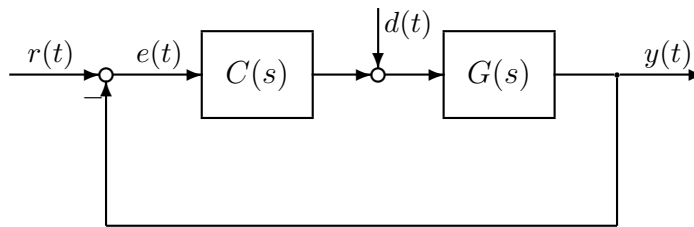
Esercizio 1. Si consideri il seguente sistema meccanico



Si tratta di una barra con massa m concentrata su un estremo e con l'altro estremo incernierato in un punto. La barra ha lunghezza ℓ e alla sua metà e' attaccata una molla ideale con lunghezza a riposo nulla e con costante di elasticita' k . L'altra estremita' della molla puo' scorrere in modo che la essa puo' restare sempre verticale. Sull'estremita' incernierata della barra agisce una coppia di controllo u mentre y e' l'angolo formato dalla barra rispetto alla retta orizzontale tratteggiata (l'angolo e' positivo se la barra sta sopra la linea orizzontale tratteggiata mentre e' negativo se sta sotto). Sulla massa m agisce la forza di gravita' mg dove g e' la costante di accelerazione di gravita'.

1. Determinare le equazioni del moto del sistema e le evoluzioni di equilibrio.
2. Supponiamo che se $u(t)$ e' nullo, allora un'evoluzione di equilibrio corrispondente sia $y(t) = -45^\circ$. Determinare la relazione tra parametri k, m, g, ℓ che ne possiamo dedurre.
3. Determinare la funzione di trasferimento del sistema linearizzato attorno al precedente punto di equilibrio.

Esercizio 2. Si consideri lo schema a blocchi mostrato nella figura seguente.



Si supponga che

$$C(s) = K \frac{1}{s + a} \quad G(s) = \frac{s^2 + 1}{(s + 2)^2}$$

dove a e' un parametro reale.

1. Determinare a in modo tale che -1 sia punto doppio del luogo dei poli in catena chiusa.

2. Si fissi a pari al valore trovato nel punto precedente. Si tracci il luogo dei poli del sistema in catena chiusa al variare di $K > 0$. Si determinino eventuali asintoti e punti doppi.
3. Determinare i valori di $K > 0$ tali che il sistema in catena chiusa ha solo modi non oscillatori.
4. Determinare i valori di K tali che il sistema in catena chiusa contiene il modo e^{-t} . Determinare gli eventuali altri modi del sistema.

Esercizio 3. Si consideri lo schema della figura precedente dove

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

1. Determinare il diagramma di Bode di $G(s)$.
2. Determinare il diagramma di Nyquist di $G(s)$ (calcolare eventuali asintoti e intersezioni con l'asse reale e l'asse immaginario).
3. Supponendo che $C(s) = K$, tramite il criterio di Nyquist si determinino il numero di instabili poli in catena chiusa del sistema, al variare del parametro reale K (negativo e positivo);
4. Supponendo che $C(s) = K$ con $K > 0$, calcolare il margine di fase al variare di K .

Esercizio 4. Si consideri lo schema della figura precedente dove

$$G(s) = \frac{2}{5s+1}$$

Attraverso la sintesi di Bode si determini un compensatore $C(s)$ in grado di soddisfare alle seguenti specifiche:

1. errore a regime in risposta al gradino ≤ 0.01 ;
2. margine di fase $m_\phi \geq 40^\circ$;
3. pulsazione di attraversamento $\omega_A = 2$.

Esercizio 5. Dare la definizione della BIBO stabilita'. Indicare come si caratterizza la BIBO stabilita' in termini delle caratteristiche dalla risposta impulsiva e dare un cenno della dimostrazione.

ES. 1

1. Equazioni del moto

$$-m l^2 \ddot{y} - m g l \cos y - k \frac{l^2}{4} \sin y \cos y + u = 0$$

Se $u(t) = \bar{u}$ e $y(t) = \bar{y}$

$$-m g l \cos \bar{y} - k \frac{l^2}{4} \sin \bar{y} \cos \bar{y} + \bar{u} = 0$$

2. Se $\bar{u} = 0$ $\bar{y} = -45^\circ$

$$-m g l \frac{\sqrt{2}}{2} - k \frac{l^2}{4} \frac{\sqrt{2}}{2} \left(-\frac{\sqrt{2}}{2}\right) = 0 \quad \boxed{m g = -\frac{k l}{4\sqrt{2}}}$$

3) Lineare intorno a $u(t) = 0$ $y(t) = -45^\circ = \bar{y}$
 $y(t) = \bar{y} + \tilde{y}(t)$ $u(t) = \tilde{u}(t)$ \tilde{y}, \tilde{u} piccoli

$$\cos(y) \approx \cos \bar{y} + \sin(\bar{y}) \tilde{y} = \frac{\sqrt{2}}{2} + \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y}$$

$$\sin(y) \cos(y) \approx \sin \bar{y} \cos \bar{y} + (\cos^2 \bar{y} - \sin^2 \bar{y}) \tilde{y} = -\frac{1}{2} + 0 \tilde{y}$$

Sostituiamo

$$-m l^2 \ddot{\tilde{y}} - m g l \left(\frac{\sqrt{2}}{2} + \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y}\right) - k \frac{l^2}{4} \left(-\frac{1}{2}\right) + \tilde{u} = 0$$

$$-m l^2 \ddot{\tilde{y}} - m g l \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y} + \tilde{u} = 0 \quad \text{Sia } Y(s) = \mathcal{L}(\tilde{y})$$
$$U(s) = \mathcal{L}(\tilde{u})$$

$$\left(m l^2 s^2 + m g l \frac{\sqrt{2}}{2}\right) Y(s) = U(s)$$

$$\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{1}{m l^2 s^2 + m g l \frac{\sqrt{2}}{2}}$$

ES.2

$$1) \begin{cases} (s+a)(s+2)^2 + k(s^2+1) = 0 \\ (s+2)^2 + 2(s+2)(s+a) + 2ks = 0 \end{cases} \quad s = -1 \begin{cases} -1+a+2k=0 \\ 1-2+2a-2k=0 \\ \hline -2+3a=0 \quad a = \frac{2}{3} \end{cases}$$

2) Punti doppi

$$\begin{cases} (s+\frac{2}{3})(s+2)^2 + k(s^2+4) = 0 \\ (s+2)^2 + 2(s+2)(s+\frac{2}{3}) + 2ks = 0 \end{cases} \quad k = -\frac{(s+2)[s+2+2s+\frac{4}{3}]}{2s}$$

$$(s+\frac{2}{3})(s+2)^2 - \frac{(s+2)(3s+\frac{10}{3})}{2s}(s^2+4) = 0$$

$$2s(s+\frac{2}{3})(s+2) - (3s+\frac{10}{3})(s^2+4) = 0$$

$$2s^3 + \frac{8}{3}s^2 + \frac{8}{3}s - 3s^3 - \frac{10}{3}s^2 - 3s - \frac{10}{3} = 0$$

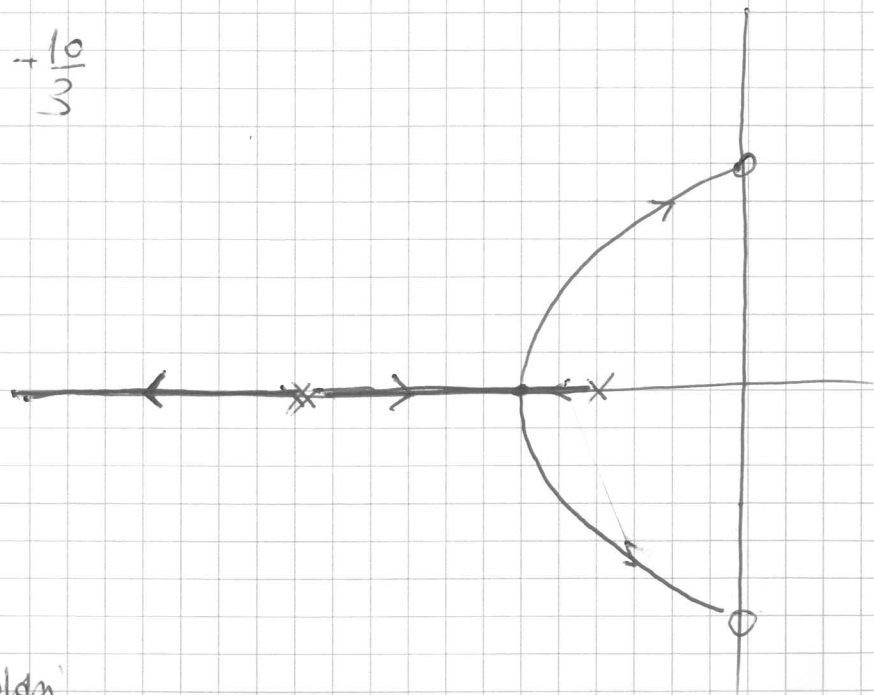
$$s^3 + \frac{2}{3}s^2 + \frac{4}{3}s + \frac{10}{3} = 0$$

$$\begin{array}{r|l} s^3 + \frac{2}{3}s^2 + \frac{4}{3}s + \frac{10}{3} & s+1 \\ \hline s^3 + s^2 & s^2 - \frac{1}{3}s - \frac{10}{3} \\ \hline -\frac{1}{3}s^2 + \frac{4}{3}s + \frac{10}{3} & \\ -\frac{1}{3}s^2 + \frac{2}{3}s & \\ \hline \frac{2}{3}s + \frac{10}{3} & \end{array}$$

Discriminante

$$\Delta = 9 - \frac{40}{3} < 0$$

Non ci sono altri punti doppi



3) Bisogna trovare k in modo che che -1
sia radice. Si ottiene

$$\left(-1 + \frac{2}{3}\right)\left(-1 + 2\right)^2 + k(1 + 1) = 0 \quad k = \frac{1/3}{2} = \frac{1}{6}$$

le polinomio per quel valore di k

$$\left(s + \frac{2}{3}\right)\left(s + 2\right)^2 + \frac{1}{6}(s^2 + 1) = 0$$

$$s^3 + 4s^2 + 4 + \frac{2}{3}s^2 + \frac{8}{3}s + \frac{8}{3} + \frac{1}{6}s^2 + \frac{1}{6} = 0$$

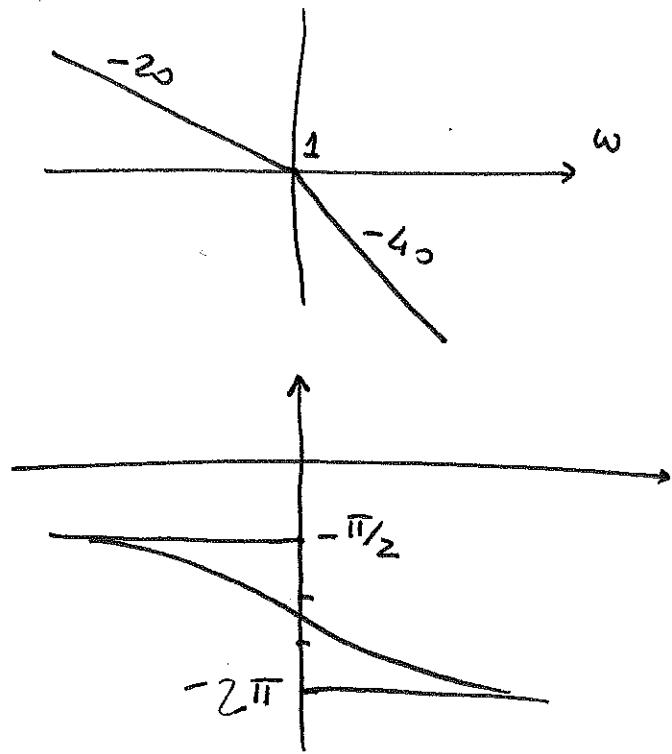
$$s^3 + \frac{29}{6}s^2 + \frac{20}{3}s + \frac{17}{3} = 0$$

$$\begin{array}{r|l} s^3 + \frac{29}{6}s^2 + \frac{20}{3}s + \frac{17}{3} & s^2 + 2s + 1 \\ \hline s^3 + 2s^2 + s & s + \frac{17}{6} \\ \hline \frac{17}{6}s^2 + \frac{17}{3}s + \frac{17}{6} & \end{array}$$

I modi sono e^{-t} , te^{-t} , $e^{-\frac{17}{6}t}$

ES. 3

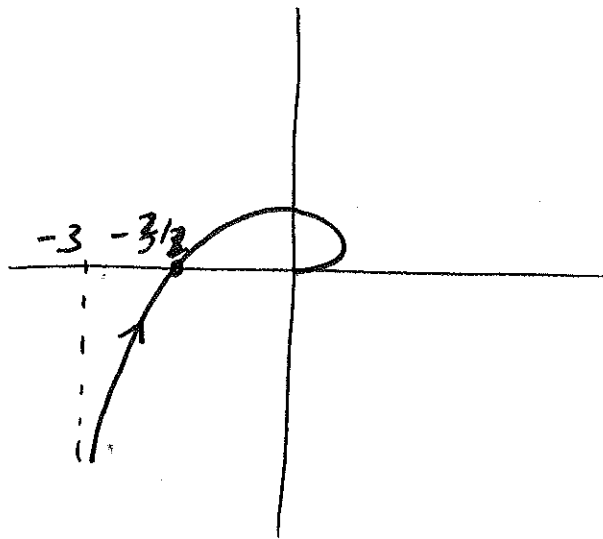
1. $G(s)$ è già in
forma di Bode



2. $G(j\omega) = \frac{1 - j\omega}{j\omega(1 + j\omega)^2}$

$$Re = \frac{\omega^2 - 3}{(1 + \omega^2)^2}$$

$$Im = \frac{3\omega^2 - 1}{\omega(1 + \omega^2)}$$



ω	Re	Im
0^+	-3	$-\infty$
$1/\sqrt{3}$	$-\frac{3}{2}$	0
$\sqrt{3}$	0	$\frac{1}{2}\sqrt{3}$

3. Criterio di Nyquist

$$P=0$$

$$-\frac{1}{k} < -\frac{3}{2} \quad (0 < k < \frac{2}{3}) \quad N=0$$

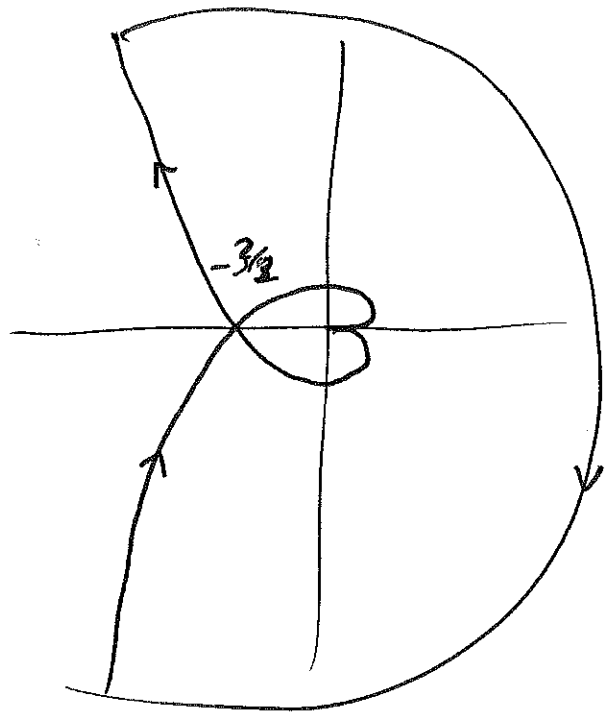
0 poli instabili in
contorno chiuso

$$-\frac{3}{2} < -\frac{1}{k} < 0 \quad (k > \frac{2}{3}) \quad N=-2$$

2 poli instabili in
contorno chiuso

$$-\frac{1}{k} > 0 \quad (k < 0) \quad N=-1$$

1 polo instabile in
contorno chiuso



$$4. |KG(j\omega_A)| = 1 \Leftrightarrow |KG(j\omega_A)|^2 = 1$$

$$k^2 \frac{1+\omega_A^2}{\omega_A^2(1+\omega_A^2)^2} = 1$$

$$\omega_A^4 + \omega_A^2 - k^2 = 0$$

$$\text{Sia } x = \omega_A^2$$

$$x^2 + x - k^2 = 0$$

$$x_{1,2} = \frac{-1 \pm \sqrt{1+4k^2}}{2}$$

Si come $x > 0$ allora

$$x = \frac{\sqrt{4k^2+1} - 1}{2}$$

$$\omega_A = \sqrt{\frac{\sqrt{4k^2+1} - 1}{2}}$$

Margine di fase

$$M_p = \pi + \angle KG(j\omega_A) \stackrel{k>0}{=} \pi + \angle k + \angle 1 - j\omega_A - \angle j\omega_A - 2 \angle 1 + j\omega_A - \frac{-\pi/2}{2}$$

$$= \frac{\pi}{2} - 3 \angle 1 + j\omega_A = \frac{\pi}{2} - 3 \operatorname{arctg}(\omega_A)$$

$$= \frac{\pi}{2} - 3 \operatorname{arctg} \sqrt{\frac{\sqrt{4k^2+1} - 1}{2}}$$

ES 4

$$1) K_c K_G \geq \frac{1}{0,01} = 100$$

$$K_G = 2 \quad K_c = 50 \quad h_c = h_i - h_o = 0$$

$$\hat{W}(s) = \frac{K_c}{s^{h_c}} G(s) = \frac{100}{1+5s}$$

$$T = 5$$

punto di svenamento $\frac{1}{T} = 0,2$

in modulo un polo in $0,2$
e una zero in z

$$\hat{C}(s) = \frac{1+0,5s}{1+5s}$$

$$C(s) = 50 \frac{1+0,5s}{1+5s}$$

