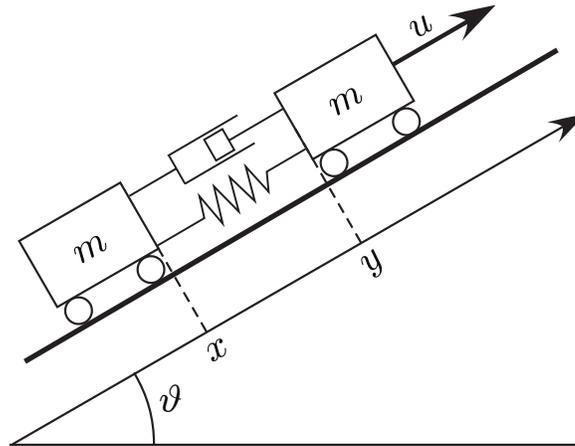


Cognome e nome: _____ Matr.: _____

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 due carrelli entrambi di massa m sottoposti alla forza di gravità che si muovono su di un piano inclinato collegati tra di loro da una molla e da uno smorzatore. Lo smorzatore è ideale con costante di attrito b e la molla è ideale con costante di elasticità k e lunghezza a riposo L . Su uno dei due carrelli agisce una forza u .

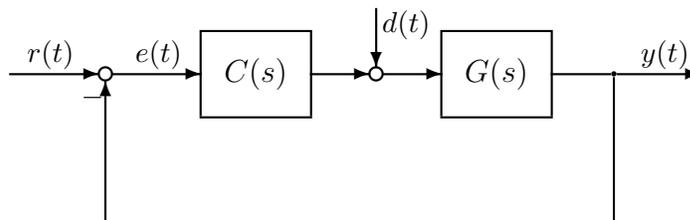
1. Determinare le equazioni del moto del sistema.
2. Determinare, se esistono, le evoluzioni di equilibrio del sistema cioè le soluzioni costanti $x(t) = \bar{x}$, $y(t) = \bar{y}$, $u(t) = \bar{u}$.
3. Sia $\tilde{x}(t) := x(t) - \bar{x}$, $\tilde{y}(t) := y(t) - \bar{y}$, $\tilde{u}(t) := u(t) - \bar{u}$. Determinare la funzione di trasferimento tra ingresso $\tilde{u}(t)$ e l'uscita $\tilde{y}(t)$ e dire se questa corrisponde a un sistema BIBO stabile.

Esercizio 2. Si consideri l'equazione differenziale

$$y''(t) + y'(t) = u(t)$$

alimentato con un ingresso a gradino $u(t) = \delta^{(-1)}(t)$. Determinare l'uscita forzata.

Esercizio 3. Si consideri lo schema a blocchi mostrato nella figura seguente.



Si supponga che

$$C(s) = \frac{K}{s} \quad G(s) = \frac{1}{s^2 + as + 4}$$

con $a > 0$.

1. Determinare le funzioni di trasferimento $T_{ry}(s)$ del sistema in catena chiusa dall'ingresso $r(t)$ all'uscita $y(t)$ e se ne studi la stabilita' al variare di K e a .
2. Supponiamo che $r(t) = t$ e che $d(t) = 5$. Determinare l'andamento a regime di $e(t)$.
3. Supponiamo che $K = 0$ e che a un ingresso di disturbo sinusoidale $d(t) = 8 \cos(2t)$ si osservi un'uscita $y(t)$ che asintoticamente e' uguale a $y(t) \simeq 2 \cos(2t + \phi)$. Determinare il valore di a .

Esercizio 4. Dare la definizione della funzione sensibilita' di una funzione di trasferimento rispetto a un parametro e spiegarne il significato e l'utilizzo nella valutazione delle proprieta' di un sistema.

ES.1

$$\begin{cases} -m\ddot{y} - b(\dot{y} - \dot{x}) - k(y - x - L) - m_f m \theta + u = 0 \\ -m\ddot{x} - b(\dot{x} - \dot{y}) - k(x - y + L) - m_f m \theta = 0 \end{cases}$$

Equilibrio:

$$\begin{cases} -k(\bar{y} - \bar{x} - L) - m_f m \theta + \bar{u} = 0 \\ -k(\bar{x} - \bar{y} + L) - m_f m \theta = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{aligned} \bar{u} &= 2m_f m \theta \\ \bar{y} &= \bar{x} + L + \frac{m_f m \theta}{k} \end{aligned}$$

Scegliamo le equazioni differenziali nelle variabili $\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{u}$

$$\begin{cases} -m\ddot{\tilde{y}} - b(\dot{\tilde{y}} - \dot{\tilde{x}}) - k(\tilde{y} + \tilde{y} - \bar{x} - \bar{x} - L) - m_f m \theta + \tilde{u} + \tilde{u} = 0 \\ -m\ddot{\tilde{x}} - b(\dot{\tilde{x}} - \dot{\tilde{y}}) - k(\bar{x} + \tilde{x} - \bar{y} - \tilde{y} + L) - m_f m \theta = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} -m\ddot{\tilde{y}} - b(\dot{\tilde{y}} - \dot{\tilde{x}}) - k(\tilde{y} - \tilde{x}) + \tilde{u} = 0 \\ -m\ddot{\tilde{x}} - b(\dot{\tilde{x}} - \dot{\tilde{y}}) - k(\tilde{x} - \tilde{y}) = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} -m\ddot{\tilde{y}} - b(\dot{\tilde{y}} - \dot{\tilde{x}}) - k(\tilde{y} - \tilde{x}) + \tilde{u} = 0 \\ -m\ddot{\tilde{x}} - b(\dot{\tilde{x}} - \dot{\tilde{y}}) - k(\tilde{x} - \tilde{y}) = 0 \end{cases}$$

Passando alle trasformate di Laplace $\tilde{Y}(s) = \mathcal{L}[\tilde{y}]$ $\tilde{X}(s) = \mathcal{L}[\tilde{x}]$ $\tilde{U}(s) = \mathcal{L}[\tilde{u}]$

$$(-ms^2 - bs - k)\tilde{Y} + (bs + k)\tilde{X} + \tilde{U} = 0$$

$$(-ms^2 - bs - k)\tilde{X} + (bs + k)\tilde{Y} = 0 \Rightarrow \tilde{X} = \frac{bs + k}{ms^2 + bs + k} \tilde{Y}$$

$$\left(ms^2 + bs + k - \frac{(bs + k)^2}{ms^2 + bs + k} \right) \tilde{Y} = \tilde{U}$$

$$\tilde{Y} = \frac{1}{ms^2 + bs + k - \frac{(bs + k)^2}{ms^2 + bs + k}} \tilde{U} = \frac{ms^2 + bs + k}{(ms^2 + bs + k)^2 - (bs + k)^2} \tilde{U}$$

$$= \frac{ms^2 + bs + k}{ms^4 + 2mbs^3 + 2mks^2} \tilde{U}$$

La risultante funzione di trasferimento non è BIBO stabile dato che ha due poli nell'origine

ES. 2

La fonction de transfert est $U(s) = \frac{1}{s^2 + s} = \frac{1}{s(s+1)}$

L'usée forset est

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

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

$$\begin{cases} A+C=0 \\ A+B=0 \\ B=1 \end{cases} \Rightarrow B=1, A=-1, C=1$$

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

$$g(t) = -f^{(1)}(t) + t f^{(-1)}(t) + e^{-t} f^{(-1)}(t) = (-1+t+e^t) f^{(-1)}(t)$$

Es. 3

$$1) T_{zy}(s) = \frac{CG}{1+CG} = \frac{k}{s(s^2+as+4)+k} = \frac{k}{s^2+as^2+4s+k}$$

Tabelle di Routh

$$\begin{array}{c|cc} 3 & 1 & 4 \\ 2 & a & k \\ 1 & \frac{4a-k}{a} & \\ 0 & k & \end{array}$$

$$-\frac{1}{a} \det \begin{bmatrix} 1 & 4 \\ a & k \end{bmatrix} = \frac{4a-k}{a}$$

ricordando che $a > 0$ si ottiene

$$\boxed{0 < k < 4a}$$

$$2) T_{ze}(s) = \frac{1}{1+CG} = \frac{s(s^2+as+4)}{s(s^2+as+4)+k}$$

$$T_{de}(s) = \frac{-G}{1+CG} = \frac{-s}{s(s^2+as+4)+k}$$

1) Sull'asse $n(t) = t$ e $d(t) = 0 \rightarrow R(s) = \frac{1}{s^2}$

$$E(s) = T_{ze}(s) \frac{1}{s^2} = \frac{s^2+as+4}{s(s^2+as+4)+k} \frac{1}{s} = \frac{A}{s} + \text{termini}$$

dove $A = E(s)s|_{s=0} = \frac{s^2+as+4}{s(s^2+as+4)+k} \Big|_{s=0} = \frac{4}{k}$

$$e(t) \approx \frac{4}{k} f^{(-1)}(t) + (\text{termini} \rightarrow 0 \text{ per la stabilità})$$

2) Sull'asse $n(t) = 0$ e $d(t) = 5$

$$e(t) \approx T_{de}(0) 5 = 0$$

Quindi $e(t)$ globale zero e quindi $e(t) \approx \frac{4}{k}$

3) Il segnale di ingresso non zero $d(t) = f \cos(\omega t)$
 può portare a una uscita $y(t)$ che sia a regime
 anche in regime non zero di frequenza $\omega = 2$ e
 ampiezza = $|G(j2)| f$

Quindi $2 = |G(j2)| f \Rightarrow |G(j2)| = \frac{1}{4}$

$$|G(j2)| = \frac{1}{|1-k+a2j+k|} = \frac{1}{2a} \Leftrightarrow \frac{1}{2a} = \frac{1}{4} \Rightarrow \boxed{a=2}$$