

Si consideri il sistema meccanico rappresentato in figura 1.

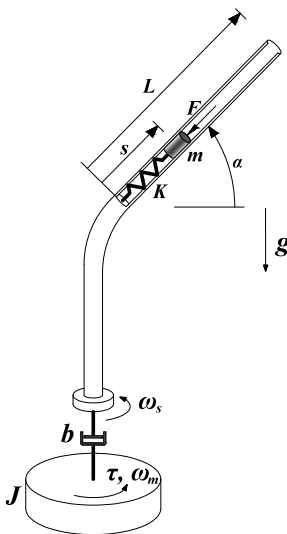


Figura 1: Sistema meccanico

Esso è costituito da una struttura tubolare di massa trascurabile la cui parte superiore, di lunghezza L , è curvata e forma un angolo α rispetto all'orizzontale. All'interno della parte tubolare superiore scorre senza attrito una massa m connessa alla base attraverso una molla di costante elastica k . La struttura è connessa per mezzo di uno smorzatore viscoso con coefficiente di smorzamento b ad un motore che può mettere in rotazione la struttura e far sì che la massa m scorra verso l'alto per effetto della forza centrifuga dovuta alla velocità di rotazione. Sulla massa m agisce inoltre una forza di disturbo F diretta nella direzione di moto della massa stessa.

Indicando con s la posizione della massa m sul cavo, con s_0 la posizione a riposo della molla, con ω_s la velocità di rotazione della struttura e con ω_m la velocità di rotazione del motore (vedi figura 1), le equazioni che descrivono il comportamento dinamico del sistema sono:

$$\begin{aligned} m \ddot{s} + k(s - s_0) + m g \sin \alpha - m s \cos^2 \alpha \omega_s^2 &= F \\ m s^2 \cos^2 \alpha \dot{\omega}_s + 2m s \dot{s} \omega_s \cos^2 \alpha &= b(\omega_m - \omega_s) \\ J \dot{\omega}_m &= \tau - b(\omega_m - \omega_s) \end{aligned}$$

- A** Si determini l'equilibrio del sistema corrispondente a velocità di rotazione $\bar{\omega}_s = \bar{\omega}_m$ costante, massa m in posizione di riposo per la molla e disturbo $F = 0$.
- B** Supponendo di disporre della misura della posizione s della massa m , e di poter agire sulla coppia τ , si determini una rappresentazione in forma di stato del sistema linearizzato intorno all'equilibrio calcolato al punto precedente.

Si considerino i seguenti valori numerici: $k = 5 \text{ N/m}$; $b = 0.5 \text{ N m s}$; $m = 1 \text{ Kg}$; $s_0 = 0.5 \text{ m}$; $g = 9.81 \text{ m/s}^2$; $J = 2 \text{ Kg m}^2$; $\alpha = \pi/6$; $L = 1.1 \text{ m}$.

- C** Si determinino le funzioni di trasferimento tra l'ingresso $u = \tau$ e l'uscita $y = s$, e tra il disturbo $u_d = F$ e l'uscita $y = s$. Si discuta inoltre la stabilità dell'equilibrio del sistema linearizzato e se ne dia una interpretazione fisica.
- D** Si determini una legge di controllo per l'ingresso $u = \tau$ che agisca in modo tale da garantire che:

D.1 partendo dalle condizioni di equilibrio, la massa raggiunga la posizione $s = 1 \text{ m}$ con un errore minore a 0.5 cm senza uscire fuori dal tubo, ed entrando mantenendosi in un intervallo pari a $s = 1 \text{ m} \pm 2.5 \text{ cm}$ entro un tempo non superiore a 100 ms ;

D.2 l'effetto di un disturbo di forza sulla massa del tipo $F = 1 + \sum_{k=1}^3 \frac{k^2}{(3k-1)} \sin(\omega_k t)$ con $\omega_k = \frac{1}{k^2} \text{ rad/s}$ a regime non comporti una variazione sulla posizione della massa superiore a 2.5 cm .

Si riportino quindi:

- il controllore progettato;
- il diagramma a blocchi del sistema con il controllore progettato;
- il diagramma di Bode con le relative specifiche da rispettare;
- la risposta al gradino ottenuta con le caratteristiche significative.

E Si scriva una funzione `Matlab` che simuli la dinamica discretizzata del controllore progettato discutendo la scelta del tempo di campionamento. Si effettui poi una simulazione del sistema linearizzato chiuso in retroazione con il controllore discretizzato.