



UNIVERSITÀ
DEGLI STUDI
DEL
SANNIO
Benevento

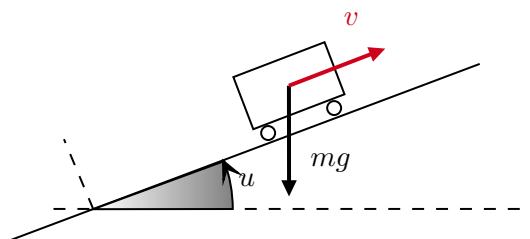
Dipartimento di Ingegneria
Università del Sannio
Corso di Sistemi Dinamici

A.A. 2020/2021

Tempo a disposizione: 80 min. È consentita la consultazione di testi e appunti.

07 Giugno 2021 Matricola: Candidato(a):

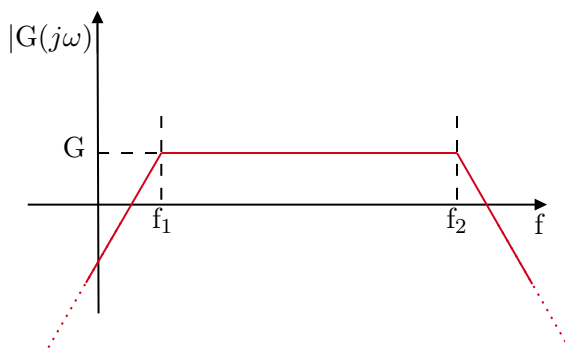
1. Un carrellino di massa m si muove con velocità v su un piano inclinato rispetto all'orizzontale di un angolo u modificato da un motore. Il movimento è soggetto a un attrito viscoso β .



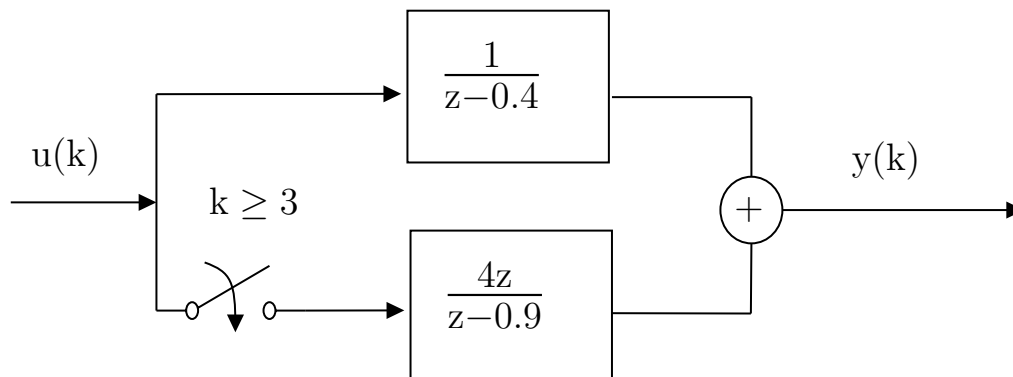
- (a) Scrivere il modello ingresso-uscita del sistema in oggetto considerando u come ingresso e v come uscita;
(b) Determinare il sistema linearizzato intorno al punto di equilibrio corrispondente a un ingresso costante \bar{u} ;
(c) Determinare costante di tempo e guadagno statico;
(d) Per $m = 10 \text{ kg}$, $\beta = 1 \text{ Nsm}^{-1}$, $g = 9.8 \text{ m s}^{-2}$, $\bar{u} = 5^\circ$, calcolare la velocità di regime.
2. La funzione di trasferimento:

$$G(s) = \frac{ks}{(1 + sT_1)(1 + sT_2)}$$

ha approssimativamente la seguente risposta armonica in ampiezza



- (a) Determinare i parametri della fdt in modo che $f_1 = 100$ Hz, $f_2 = 15$ kHz, $G = 0$ dB;
- (b) Qual è la frequenza mezza decade sopra $f_2 = 15$ kHz e quanto vale lì l'attenuazione approssimativamente?
3. Dato il sistema t.d. del seguente schema a blocchi



- (a) Calcolare la f.d.t. complessiva con interruttore chiuso, il polo dominante e il tempo di assestamento al 1%;
- (b) Calcolare la risposta al gradino (con interruttore che si chiude all'istante $k = 3$).

SOLUZIONI DELLA PROVA SCRITTA DI SD del 7/6/2021

Esercizio 1

(a) Proiettando le forze peso nella direzione del piano inclinato e applicando l'equazione di Newton si ha

$$M \dot{v} = -\beta v - mg \sin u \quad (*)$$

(b) In corrispondenza dell'angolo costante \bar{u} la velocità d'equilibrio soddisfa l'equazione algebrica

$$0 = -\beta \bar{v} - mg \sin \bar{u} \quad (**)$$

$$\bar{v} = -\frac{mg}{\beta} \sin \bar{u}$$

(Infatti con angolo nullo la velocità di equilibrio è nulla, per angoli positivi la \bar{v} è negativa, ecc.)

$$\text{Poniamo ora } v = \bar{v} + \delta v \\ u = \bar{u} + \delta u$$

e sostituiamo in (*) per ottenere

$$\begin{aligned} M \delta \dot{v} &= -\beta (\bar{v} + \delta v) - mg \sin(\bar{u} + \delta u) \\ &\approx -\beta \bar{v} - \beta \delta v - mg \left[\sin \bar{u} + (\cos \bar{u}) \delta u \right] \\ &\quad \text{sviluppo in serie} \\ &\quad \text{del I ordine} \\ &= -\beta \bar{v} - \beta \delta v - mg \sin \bar{u} - mg (\cos \bar{u}) \delta u \\ &= -\beta \delta v - mg (\cos \bar{u}) \delta u \quad (\text{in virtù delle } (**)) \end{aligned}$$

In definitiva, il sistema linearizzato è

$$\delta \ddot{v} = - \frac{\beta}{m} \delta v - \underbrace{g(\cos \bar{u})}_{\text{attenzione! Questa è una costante...}} \delta u \quad (***)$$

(c) La (***) è la "classica" equazione del I ordine -
 L'autovalore è $-\frac{\beta}{m}$ e dunque la costante di tempo
 vale $T = \frac{m}{\beta}$ - Il guadagno statico posso ottenerlo
 ad esempio calcolando il punto di equilibrio delle (***)

$$0 = - \frac{\beta}{m} \delta \bar{v} - g(\cos \bar{u}) \delta \bar{u}$$

$$\delta \bar{v} = \left[- \frac{mg(\cos \bar{u})}{\beta} \right] \delta \bar{u} \quad \rightarrow \text{guadagno statico}$$

(d) Basta usare la formula (**)

Esercizio 2

$$G(s) = \frac{ks}{(1+sT_1)(1+sT_2)}$$

$$(a) \quad f_1 = 100 \text{ Hz} \Rightarrow \omega_1 = 2\pi \cdot 100 = 628 \text{ rad/s}$$

$$T_1 = 1.59 \times 10^{-3} \text{ s}$$

$$f_2 = 15 \text{ kHz} \Rightarrow \omega_2 = 2\pi \cdot 15,000 = 283 \times 10^3 \text{ rad/s}$$

$$T_2 = 3.54 \times 10^{-6} \text{ s}$$

primo punto di rottura

secondo punto di rottura

Per determinare k notiamo che la prima parte del diagramma di Bode è determinata proprio dal termine (ks) e vogliamo che il diagramma dei moduli di (ks)

valga $0 \text{ dB} = 1$ alla frequenza $f_1 = 100 \text{ Hz}$,
cioè alla pulsazione $\omega_1 = 628 \text{ rad/s}$.

In altri termini:

$$|ks|_{s=j\omega_1} = |k j 628| = 1$$

$$k = 1/628$$

(b) Nell'ultimo tratto del diagramma di Bode il guadagno perde 20 dB/dec e dunque in mezza decade
(cioè alla frequenza $15.00 \times 10^{1/2} \approx 47 \text{ kHz}$)

perde 10 dB . In altri termini il guadagno di ampiezza a quella frequenza sarà -10 dB .

Esercizio 3

(a) Le fdt complessive sarà la somma delle due fdt:

$$\frac{1}{z - 0.4} + \frac{4z}{z - 0.9}$$

Il polo dominante è quello di modulo maggiore, dunque 0.9 . Il tempo di assestamento si calcola risolvendo l'equazione $(0.9)^k \leq 0.01$

Prendendo il log di entrambi i membri delle disuguaglianze otteniamo

$$k \ln 0.9 \leq \ln 0.01$$

$$-0.11 k \leq -4.61$$

$$0.11 k \geq 4.61$$

$$k \geq \frac{4.61}{0.11} = 41.9$$

Dunque il tempo d'asintento all'1% è pari a 42 (ricordarsi che stiamo trattando un sistema t.d.)

(b) Ci si vede facilmente conto che effetto dell'interruttore è l'applicazione di un gradino al secondo sistema dall'istante 3 in poi, insomma una traslazione della risposta al gradino di 3 passi.

La risposta y_1 (ramo superiore) è data da

$$\begin{aligned} y_1(k) &= Z^{-1} \left(\frac{1}{z-0.4} \frac{z}{z-1} \right) \\ &= Z^{-1} \left(\frac{A}{z-0.4} + \frac{B}{z-1} \right) \\ &= [A (0.4)^{k-1} + B] \delta_{-1}(k-1) \end{aligned}$$

(con A e B da determinare una questione più semplice, si può omettere)

Per calcolare $y_2(k)$, la risposta sul secondo ramo, calcoliamo prima la risposta al gradino del blocco di fdt $\frac{4z}{z-0.9}$, e cioè

$$\begin{aligned}\tilde{y}_2(k) &= Z^{-1} \left(\frac{4z}{z-0.9} \cdot \frac{z}{z-1} \right) \\ &= Z^{-1} \left(\frac{Cz}{z-0.9} + \frac{Dz}{z-1} \right) \\ &= (C 0.9^k + D) \delta_{-1}(k)\end{aligned}$$

C e D da determinare, ma questa sintesi basta e avanza

Ora traghiamo tutto di 3 passi ottenendo

$$\begin{aligned}y_2(k) &= \tilde{y}_2(k-3) \\ &= (C 0.9^{k-3} + D) \delta_{-1}(k-3)\end{aligned}$$

In definitiva

$$y(k) = y_1(k) + y_2(k)$$