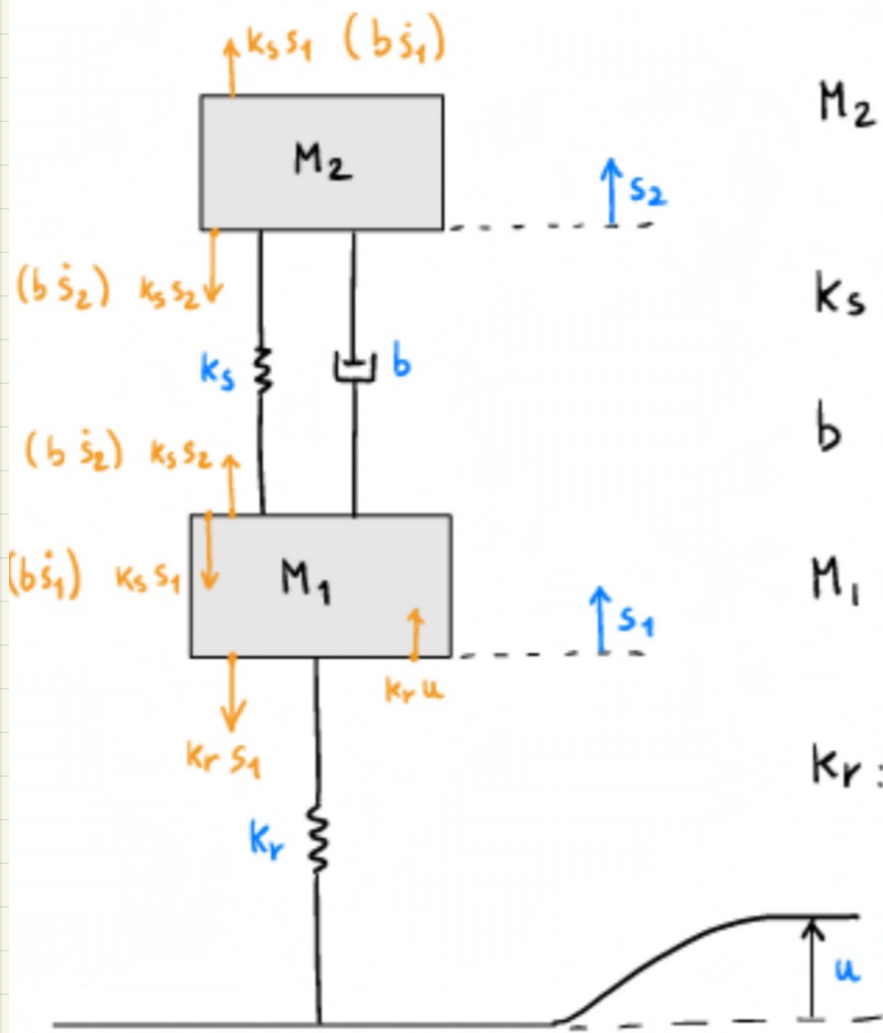


27-02-2023

Es. 1. Soluzione estratta dall'esercitazione (pdf su drive) del Prof. Cuzzella. Il valore dei parametri potrebbe essere diverso!

Modello di una sospensione (messa - molle - smorzatore)



M_2 : massa del veicolo
(2000 kg)

$k_s = 200\,000 \frac{N}{m}$ } parametri
 $b = 10\,000 \frac{Ns}{m}$ } della
 } sospensione

M_1 : massa delle ruote
(10 kg)

k_r : elasticità delle ruote
(10^6 N/m)

s_1, s_2 : spostamento
delle masse dalle
posizioni di equilibrio

• Trascurare la gravità!

1. Ricavare il sistema dinamico con ingresso $u(t)$ e uscita $y(t) = s_2(t)$:

$$x_1 := s_1; \quad x_2 := \dot{s}_1; \quad x_3 := s_2; \quad x_4 := \dot{s}_2$$

• Ruota (M_1), bilancio di forze:

$$M_1 \ddot{s}_1 = k_s (s_2 - s_1) + b (\dot{s}_2 - \dot{s}_1) - k_r (s_1 - u)$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = \underbrace{\frac{k_s}{M_1}}_{20 \cdot 10^3} (x_3 - x_1) + \underbrace{\frac{b}{M_1}}_{10^3} (x_4 - x_2) - \underbrace{\frac{k_r}{M_1}}_{100 \cdot 10^3} (x_1 - u) \end{cases}$$

• Veicolo (M_2), bilancio delle forze:

$$M_2 \ddot{s}_2 = -k_s (s_2 - s_1) - b (\dot{s}_2 - \dot{s}_1)$$

$$\begin{cases} \dot{x}_3 = x_4 \\ \dot{x}_4 = -\underbrace{\frac{k_s}{M_2}}_{100} (x_3 - x_1) - \underbrace{\frac{b}{M_2}}_5 (x_4 - x_2) \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -120 \cdot 10^3 x_1 - 10^3 x_2 + 20 \cdot 10^3 x_3 + 10^3 x_4 \\ \quad + 100 \cdot 10^3 u \\ \dot{x}_3 = x_4 \\ \dot{x}_4 = 100 x_1 + 5 x_2 - 100 x_3 - 5 x_4 \\ y = x_3 \end{cases}$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ -120 \cdot 10^3 & -10^3 & 20 \cdot 10^3 & 10^3 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ 100 & 5 & -100 & -5 \end{bmatrix}$$



Es. 2

$$\frac{k-3 > 0}{\boxed{k > 5}} \neq \frac{k-5 > 0}{\underline{k > 5}}$$

a)

$2s^3 + 4s^2 + 2(k-3) \cdot s + 8(k-5) \rightarrow$ CN é de tutti i coeff. abbiamo stesso segno.

$$\begin{array}{l|l} h & 2 \quad 2(k-3) \\ k & 4 \quad 8(k-5) \\ e & 14-2k \quad \odot \\ m & 8(k-5) \end{array}$$

$$P_1 = -\frac{1}{k_1} \det \begin{pmatrix} h_1 & h_2 \\ k_1 & k_2 \end{pmatrix}$$

$$= -\frac{1}{4} \cdot (16(k-5) - 8(k-3))$$

$$= -\frac{1}{4} \cdot (-80 + 24 + 8k)$$

$$= -\frac{1}{4} (8k - 56)$$

$$= -\frac{1}{4} 8 (k - 7) = \frac{14 - 2k}{> 0}$$

$$2k < 14$$

$$\underline{k < 7}$$

$$m_1 = \frac{-1}{14-2k} \cdot -8(k-5)(14-2k)$$

$$= 8(k-5) \rightarrow \underline{k > 5}$$

In conclusione

$$\underline{\underline{5 < k < 7}}$$

$$b) \quad 2s^3 + 4s^2 + 2 \cdot 3s + 8$$

$$2s^3 + 4s^2 + 6s + 8$$

$$2(s^3 + 2s^2 + 3s + 4)$$

$$G(s) = \frac{1}{2(s^3 + 2s^2 + 3s + 4)}$$

$$u(t) = \text{imp}(t) + 2 \sin(2t)$$

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

$$y_{1\infty} = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s) \cdot \overset{\mathcal{L}[\text{imp}(t)]}{1} =$$
$$= \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{1}{2(s^3 + 2s^2 + 3s + 4)} = 0$$

$$y_2(t) = 2 \cdot |G(j2)| \cdot \sin(2t + \angle G(j2))$$

$$\Rightarrow G(j2) = \frac{1}{2(-8j - 8 + 6j + 4)}$$

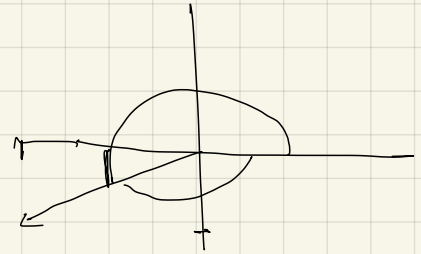
$$= \frac{1}{2(-2j-4)}$$

$$|G(i2)| = \left| \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{-2(i-2)} \right| = \frac{1}{4} \cdot \left| \frac{1}{j-2} \right|$$

$$= \frac{1}{4} \cdot \frac{1}{\sqrt{4+1}} = \frac{1}{4\sqrt{5}}$$

$$\angle G(i2) = + (180 - \arctan(1/2)) \cdot \frac{\pi}{180}$$

$$= 2.6779 \text{ rad}$$



$$-(180 - \arctan(2/4))$$

$$y_{2\infty} = \frac{1}{2\sqrt{5}} \sin(2t + 2.6779)$$

$$y_{\infty} = 0 + \frac{1}{2\sqrt{5}} \sin(2t + 2.6779)$$

c)

$$G(s) = \frac{1}{2(s^3 + 2s^2 + 3s + 4)}$$

$$G(s) = \frac{1/2}{s^3 + 2s^2 + 3s + 4}$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -4 & -3 & -2 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} 1/2 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad D = 0$$

Esercizio 3 (5 punti)

Dire se le seguenti affermazioni sono vere o false. Punteggio: risposta esatta = 1, errore = -0.5, non risponde = 0.

1. Un controllore PID rende un sistema in anello chiuso sempre A.S. **F** *se fatto da sia un PID non implica che stabilizzi*
2. Si consideri un sistema LTI ed un ingresso $u(t) = A \sin(\omega t + \phi)$. La corrispondente uscita a regime sarà sempre del tipo $y(t) = B \sin(\omega t + \psi)$ con B numero reale finito e ψ opportuno. **F** *Senza AS non vale teo risposta in freq.*
3. Un sistema dinamico non lineare può avere zero punti di equilibrio. **V**

$$\begin{array}{l} \dot{x}_1 = x_1 + 1 \\ \dot{x}_2 = x_1 + 2 \end{array} \Rightarrow \begin{array}{l} 0 = \bar{x}_1 + 1 \\ 0 = \bar{x}_2 + 2 \end{array}$$

→ Nessuna soluzione

4. Uno schema a blocchi è A.S. solo se i singoli blocchi sono A.S. **F** *nella retroazione posso stabilizzare $G(s)$ instabile*
5. Per un sistema LTI, il punto $(\bar{x}, \bar{u}) = (0, 0)$ è sempre punto di equilibrio. **V**

$$\begin{array}{l} 0 = A\bar{x} + B\bar{u} \\ \downarrow \\ 0 = A \cdot 0 + B \cdot 0 \end{array}$$