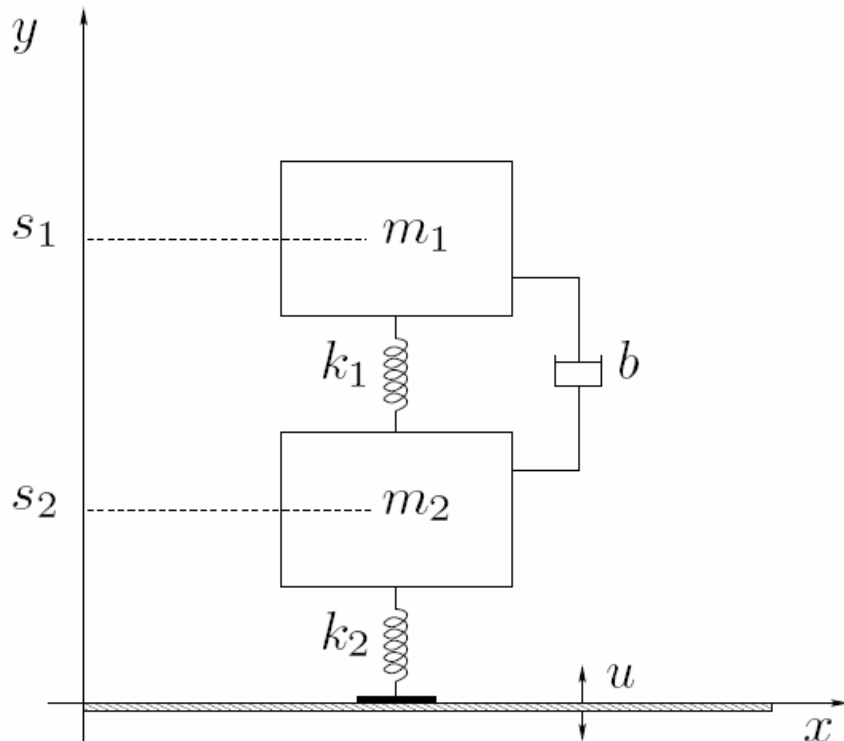


CONTROLLI AUTOMATICI LS
Ingegneria Informatica

Sospensione Di Veicolo

Gianni Borghesan

gianni.borghesan@unibo.it



- m_1 : massa gravante sulla sospensione considerata
- m_2 : massa della ruota
- k_1 : costante elastica della molla della sospensione;
- k_2 : costante elastica relativa al pneumatico;
- b : coefficiente di attrito viscoso che descrive il comportamento dell'ammortizzatore;
- s_1 : posizione di equilibrio della carrozzeria del veicolo in assenza di ingressi (il veicolo
- s_2 : posizione di equilibrio della ruota in assenza di ingressi (il veicolo è fermo);

- Definire il modello nello spazio degli stati (Matrici A, B,C,D)

$$m_1 \ddot{s}_1(t) = -k_1(s_1(t) - s_2(t)) - b(\dot{s}_1(t) - \dot{s}_2(t))$$

$$m_2 \ddot{s}_2(t) = k_1(s_1(t) - s_2(t)) + b(\dot{s}_1(t) - \dot{s}_2(t)) - k_2(s_2(t) - u(t))$$

- Considerare come stato il vettore $x(t)$

$$\begin{aligned} x(t) &= [x_1 \ x_2 \ x_3 \ x_4]^T \\ &= [s_1 \ \dot{s}_1 \ s_2 \ \dot{s}_2]^T \end{aligned}$$

- Con i seguenti valori

$$m_1 = 250 \text{Kg} \quad k_1 = 1000 \text{N/m} \quad b = 500 \text{Ns/m}$$

$$m_2 = 40 \text{Kg} \quad k_2 = 20000 \text{N/m}$$

- Analisi delle risposte nel dominio del tempo (evoluzione libera da stato non nullo, impulso, gradino, sinusoidale)

- Portare la il sistema nella forma di Jordan REALE!
- Si sfrutta il comando

$$[Tc,diag]=eig(A)$$

Che fornisce la base Tc e una matrice diagonale con gli autovalori.

La base di Tc è una base per una forma canonica complessa, quindi, se sono presenti autovalori c.c. bisognerà operare sulla base ottenuta per ottenere una forma reale.

- Nel nostro caso $\sigma_1 \pm j\omega_1 = -6.3024 \pm j21.4802$
 $\sigma_2 \pm j\omega_2 = -0.9476 \pm j1.7587$

$$J_c = \begin{bmatrix} \sigma_1 + j\omega_1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_1 - j\omega_1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_2 + j\omega_2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \sigma_2 - j\omega_2 \end{bmatrix}$$

Invece voglio una matrice:

$$J = \begin{bmatrix} \sigma_1 & \omega_1 & 0 & 0 \\ -\omega_1 & \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_2 & \omega_2 \\ 0 & 0 & -\omega_2 & \sigma_2 \end{bmatrix}$$

■ Soluzione:

Considero una matrice di Tr che mi dia una forma reale:

Si può od agire costruendo T oppure costruendo un'altra base

$$T_r = \begin{bmatrix} \frac{T_1 + T_2}{2} & \frac{T_1 - T_2}{2j} & \frac{T_3 + T_4}{2} & \frac{T_3 - T_4}{2j} \end{bmatrix}$$

$$J = T_r^{-1} A T_r = \hat{T}^{-1} T^{-1} A T \hat{T}$$

$$\hat{T} = \begin{bmatrix} \frac{1}{2} & \frac{1}{2j} & 0 & 0 \\ \frac{1}{2} & \frac{-1}{2j} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{2} & \frac{1}{2j} \\ 0 & 0 & \frac{1}{2} & \frac{-1}{2j} \end{bmatrix}$$

- Calcolo dell'evoluzione libera

$$e^{A_J^* t} = \begin{bmatrix} c_{\lambda 1} & s_{\lambda 1} & 0 & 0 \\ -s_{\lambda 1} & c_{\lambda 1} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & c_{\lambda 2} & s_{\lambda 2} \\ 0 & 0 & -s_{\lambda 2} & c_{\lambda 2} \end{bmatrix}$$

$$c_{\lambda} = e^{\sigma t} \cos(\omega t)$$

$$s_{\lambda} = e^{\sigma t} \sin(\omega t)$$

Evoluzione nel tempo dello stato/uscita

$$x_J(t) = e^{A_J^* t} x_J(0)$$

$$x(t) = T x_J(t) = T e^{A_J^* t} x_J(0) = T e^{A_J^* t} T^{-1} x(0)$$

$$y(t) = C x(t)$$

- Discretizzare il modello, simulare in matlab e simulink
- Fare diagramma di bode e valutare la giusta frequenza

$$\frac{2\pi}{10\alpha\omega_c} \leq T_c \leq \frac{2\pi}{\alpha\omega_c}, \quad \alpha = 10$$

CONTROLLI AUTOMATICI LS

**Sospensione Di Veicolo
FINE**

Gianni Borghesan

gianni.borghesan@unibo.it