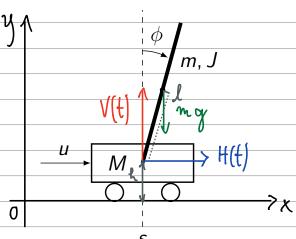


$$X_1 = \emptyset$$
, $X_2 = \emptyset$



H(t) = forta esercitata del carrello sul pendolo longo l'asse x

Moto del baricentro del pendolo:

ane
$$x: m \frac{d^2}{dt^2} (s(t) + l sin \phi) = H(t)$$
 (1)

are y:
$$m \frac{d^2}{dt^2} \left(h + l\cos \phi \right) = V(t) - mg$$
 (2)

Moto di retazione del pendolo rimetto al baricentro:

$$\int \frac{d^2 \phi}{dt^2} = V(t) l \sin \phi - H(t) l \cos \phi \tag{3}$$

Da (1):

$$H(t) = m \frac{d}{dt} \left(\dot{s} + l \cos \phi \dot{\phi} \right) = m \left(\dot{s} - l \sin \phi \dot{\phi}^2 + l \cos \phi \dot{\phi} \right) (1')$$

$$V(t)$$
- mg = $m \frac{d}{dt} \left(-l \sin \phi \phi\right) = m \left(-l \cos \phi \dot{\phi}^2 - l \sin \phi \dot{\phi}\right) (2')$

Vnamo (1') + (2') in (3):

$$\int \phi = l\sin\phi \left(mg - ml\cos\phi \dot{\phi}^2 - ml\sin\phi \dot{\phi} \right) + \\
-l\cos\phi \left(m\dot{s} - ml\sin\phi \dot{\phi}^2 + ml\cos\phi \dot{\phi} \right)$$

= mgl sind - ml² sint cos Ø ø² - ml² sin² Ø Ø -mlcosøs + ml2singcosøø2 - ml2cos²øø = mglsinø-mlcosøs - ml²ø(sin²ø+cos²ø)

$$\Rightarrow$$
 $(J+ml^2) \dot{\phi} = mglsin\phi - mlcos\phi \dot{s}$

$$\Rightarrow (J + ml^{2}) \dot{\phi} = mgl \sin \phi - ml \cos \phi \dot{s}$$

$$\Rightarrow \dot{\phi} = \frac{mgl}{J + ml^{2}} \sin \phi - \frac{ml}{J + ml^{2}} \cos \phi \dot{s} \qquad (3')$$

Assumiamo che

Moto del corrello:

$$M\ddot{s} = u - H(t) \implies M\ddot{s} = u \tag{4}$$

reazione del pendole sul carrello (proporzionale a m)

Usiamo (4) in (3'):

$$\phi = \frac{mgl}{J+ml^2} \sin \phi - \frac{ml}{M(J+ml^2)} \cos \phi n \qquad l \stackrel{\triangle}{=} \frac{J+ml^2}{ml}$$

Sistema in mazio di stato: x= \$ x = \$

$$x_1 = \phi = x_2$$

Segway linearizzato attorno a
$$\bar{x} = (0,0)$$

$$\phi = \text{posizione angolare pendolo}$$

$$s = \text{posizione carrello}$$

$$M = \text{massa carrello}$$

$$m = \text{massa pendolo}$$

$$\ell = \text{distanza dal baricentro pendolo a cerniera}$$

$$J = \text{momento inerzia pendolo rispetto al baricentro}$$

$$u = \text{forza esterna}$$

C. Baggio

Lea. 24: Exercitazione Matlab

16: Aprila 2021

$$\sum_{x_1} x_2 = \phi = x_2 = f_1(x_1, x_2, u)$$

$$\sum_{x_2} x_2 = \phi = \frac{g}{l!} \sin x_1 \cdot \frac{1}{Ml!} \cos x_1 \cdot u = f_2(x_1, x_2, u)$$

$$y = \phi = x_1$$

$$\bar{x} = (0,0), n(\cdot) = 0$$
 $\Rightarrow \text{equilibrio}$

$$\Sigma$$
 linearizzato altorno a \overline{X} per $\overline{n} = 0$: $X = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{9}{l!} \cos \overline{x} + \frac{1}{Ml!} \sin \overline{x} \cdot \overline{u} & 0 \end{bmatrix} \times + \begin{bmatrix} 0 \\ -\frac{1}{l!} \cos \overline{x} \\ Ml! \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{Ml'} \end{bmatrix} \times \left[\begin{array}{c} 0 \\ \frac{1}{Ml'} \end{array} \right]$$

$$\begin{cases} x = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 3/l' & 0 \end{bmatrix} \times + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{Ml'} \end{bmatrix} \times \\ y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ H \end{bmatrix} \times \begin{cases} \frac{1}{Ml'} \end{bmatrix} \times \begin{cases} \frac{1}{Ml'} \end{bmatrix}$$

Autovalori di F:
$$\Delta_F(\lambda) = \det \begin{bmatrix} \lambda & -1 \\ -J/\ell' & \lambda \end{bmatrix} = \lambda^2 - \frac{J}{\ell'} \implies \lambda_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{9}{\ell'}}$$

=> c'é sempre un autovalère positiva

⇒ x è instabile