

Odvození stavového popisu modelu Inverzní kyvadlo P1

Vzhledem k tomu, že model inverzního kyvadla P1 představuje nelineární systém, bude nutné provést jeho linearizaci. Rovnice (1) a (2) vyjádříme tedy ve tvaru vhodném k linearizaci:

$$\frac{d^2\theta(t)}{dt^2} = -\frac{m_p l \frac{d^2 x(t)}{dt^2} \cos \theta(t)}{I} - \frac{k \frac{d\theta(t)}{dt}}{I} - \frac{m_p g l \sin \theta(t)}{I}$$

$$\frac{d^2 x(t)}{dt^2} = -\frac{b}{m_c} \frac{dx(t)}{dt} - \frac{m_p l \frac{d^2\theta(t)}{dt^2} \cos \theta(t)}{m_c} + \frac{m_p l \frac{d\theta^2(t)}{dt} \sin \theta(t)}{m_c} + \frac{c}{m_c} u(t)$$

kde zároveň platí

$$m_c = m_t + m_p$$

Nyní již můžeme model linearizovat. Linearizaci provedeme nejprve v obecném pracovním bodě a poté v konkrétním, námi zvoleném, pracovním bodě.

Linearizace v obecném pracovním bodě

$$\Delta \ddot{\theta}(t) = \left. -\frac{m_p l \cos \theta(t)}{I} \right|_p \Delta \ddot{x}(t) - \left. \frac{k}{I} \right|_p \Delta \dot{\theta}(t) + \left. -\frac{m_p g l \cos \theta(t)}{I} + \frac{m_p l \ddot{x}(t) \sin \theta(t)}{I} \right|_p \Delta \theta(t)$$

$$\Delta \ddot{x}(t) = \left. -\frac{m_p l \cos \theta(t)}{m_c} \right|_p \Delta \ddot{\theta}(t) + \left. \frac{2 m_p l \dot{\theta}(t) \sin \theta(t)}{m_c} \right|_p \Delta \dot{\theta}(t) - \left. \frac{b}{m_c} \right|_p \Delta \dot{x}(t)$$

$$+ \left. \frac{m_p l \ddot{\theta}(t) \sin \theta(t)}{m_c} + \frac{m_p l \dot{\theta}^2(t) \cos \theta(t)}{m_c} \right|_p \Delta \theta(t) + \frac{c}{m_c} \Delta u(t)$$

Linearizace v konkrétním pracovním bodě

Jako pracovní bod si zvolíme horní polohu kyvadla, tzn. do rovnic linearizovaného modelu v obecném bodě dosadíme $\theta = \pi$ a tím obdržíme následující rovnice:

$$\Delta \ddot{\theta}(t) = \frac{m_p l}{I} \Delta \ddot{x}(t) - \frac{k}{I} \Delta \dot{\theta}(t) + \frac{m_p g l}{I} \Delta \theta(t)$$

$$\Delta \ddot{x}(t) = \frac{m_p l}{m_c} \Delta \ddot{\theta}(t) - \frac{b}{m_c} \Delta \dot{x}(t) + \frac{c}{m_c} \Delta u(t)$$

Stavový popis modelu

Úpravou rovnic (8) a (9) a zavedením konstanty a , pro kterou platí

$$a = m_p^2 l^2 - I m_c$$

získáme rovnice

$$\Delta \ddot{\theta}(t) = \frac{k m_c}{a} \Delta \dot{\theta}(t) - \frac{m_p g l m_c}{a} \Delta \theta(t) + \frac{m_p l b}{a} \Delta \dot{x}(t) - \frac{m_p l}{a} \Delta u(t)$$

$$\Delta \ddot{x}(t) = \frac{m_p l k}{a} \Delta \dot{\theta}(t) - \frac{m_p^2 l^2 g}{a} \Delta \theta(t) + \frac{b I}{a} \Delta \dot{x}(t) - \frac{I}{a} \Delta u(t)$$

K vyjádření stavového popisu potřebujeme odstranit druhé derivace. To zajistíme zavedením dalších stavů: rychlost vozíku $\Delta v(t)$ a úhlová rychlost kyvadla $\Delta \omega(t)$. Tím obdržíme rovnice

$$\Delta \dot{\omega}(t) = \frac{k m_c}{a} \Delta \omega(t) - \frac{m_p g l m_c}{a} \Delta \theta(t) + \frac{m_p l b}{a} \Delta v(t) - \frac{m_p l}{a} \Delta u(t)$$

$$\Delta \dot{\theta}(t) = \Delta \omega(t)$$

$$\Delta \dot{v}(t) = \frac{m_p l k}{a} \Delta \omega(t) - \frac{m_p^2 l^2 g}{a} \Delta \theta(t) + \frac{b I}{a} \Delta v(t) - \frac{I}{a} \Delta u(t)$$

$$\Delta \dot{x}(t) = \Delta v(t)$$

Ze znalosti obecné rovnice stavového popisu

$$\Delta \frac{dx(t)}{dt} = A \Delta x(t) + B \Delta u(t)$$

$$\Delta y(t) = C \Delta x(t) + D \Delta u(t) ,$$

kde je v našem případě stavový vektor:

$$x(t) = [\Delta \omega(t) \Delta \theta(t) \Delta v(t) \Delta x(t)]^T ,$$

získáme stavové matice systému

$$A = \begin{bmatrix} \frac{k m_c}{a} & -\frac{m_p g l m_c}{a} & \frac{m_p l b}{a} & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 \\ \frac{m_p l k}{a} & -\frac{m_p^2 l^2 g}{a} & \frac{b I}{a} & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} -\frac{m_p l}{a} \\ 0 \\ -\frac{I}{a} \\ 0 \end{bmatrix} \quad C = [0 \ 1 \ 0 \ 0] \quad D = [0] .$$

Po dosazení hodnot těchto matic do obecné rovnice přenosu systému

$$G(s) = C(sI - A)^{-1} B + D$$

získáme přenos systému:

$$G(s) = \frac{-(l m_p a) s}{a^2 s^3 - (I a b + a k m_c) s^2 + (a g l m_c m_p - b k l^2 m_p^2 + I b k m_c) s - I b g l m_c m_p + b g l^3 m_p^3} .$$