

Lösung zur Übung 2: Modellierung Dynamischer Systeme

Prof. Dr. Philipp Rostalski
Institut für Medizinische Elektrotechnik
Universität zu Lübeck

L 2.1: Modellierung ([FrPE14] Aufg. 2.19)

Freischneiden der beweglichen Masse ergibt: Damit ergibt sich die Bewegungsgleichung der be-

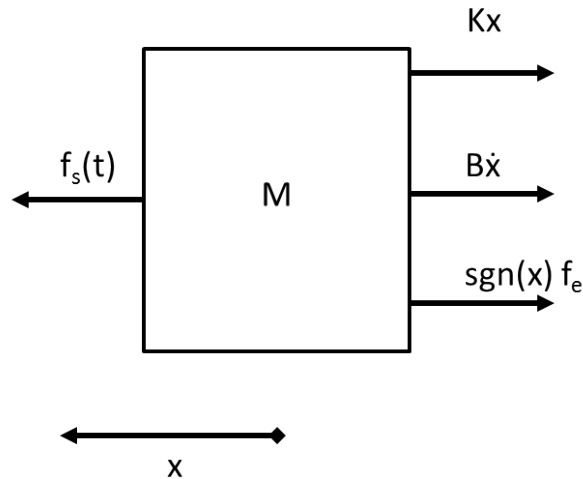


Abbildung 1 (zu L 2.1): Angreifende Kräfte an der beweglichen Masse M .

weglichen Platte ergibt sich damit zu:

$$M\ddot{x} = f_s(t) - B\dot{x} - Kx - f_e \operatorname{sgn}(\dot{x})$$

Die Differentialgleichung der elektrischen Schaltung ist gegeben durch

$$v = iR + L \frac{di}{dt} + U_c,$$

wobei die Spannung über den Kondensatorplatten

$$U_c = \frac{1}{C} \int i(t) dt$$

und $C = \epsilon A/x$.

Mit $i = \frac{dq}{dt}$ und $U_c = q/C$ ergibt sich

$$v = R\dot{q} + L\ddot{q} + \frac{qx}{\epsilon A}.$$

Zusammen ergibt sich folgendes Differentialgleichungssystem:

$$\begin{aligned} M\ddot{x} + B\dot{x} + Kx + f_\epsilon \operatorname{sgn}(\dot{x}) &= f_s(t) \\ R\dot{q} + L\ddot{q} + \frac{qx}{\epsilon A} &= v \end{aligned}$$

L 2.2: Wassertanks ([FrPE10] Aufg. 2.24)

a) S = Tankfläche, ρ = Flüssigkeitsdichte, w = Fluss

$$\dot{m}_1 = S\rho\dot{h}_1 = w_{in} - w_{out}^A \quad \dot{m}_2 = S\rho\dot{h}_2 = w_{out}^A - w_{out}^C \quad (1)$$

$$w_{out}^A = \frac{1}{R}(p_1 - p_a)^{1/2} \quad p_1 = \rho g(h_1 - h_3) + p_a \quad (2)$$

$$w_{out}^C = \frac{1}{R}(p_2 - p_a)^{1/2} \quad p_2 = \rho g h_2 + p_a \quad (3)$$

Zusammen:

$$\dot{h}_1 = \frac{w_{in} - w_{out}^A}{\rho S} = \frac{w_{in} - \frac{1}{R}\sqrt{\rho g(h_1 - h_3)}}{\rho S} \quad (4)$$

$$\dot{h}_2 = \frac{w_{out}^A - w_{out}^C}{\rho S} = \frac{\frac{\sqrt{\rho g}}{R}(\sqrt{h_1 - h_3} - \sqrt{h_2})}{\rho S} \quad (5)$$

Einsetzen der angegebenen Werte für $h_{2,ss}$, ρ , g und $w_{out,ss}^C$ ($200 \text{ [g/min]} = 10/3 \text{ [g/s]}$) in Gleichung (3) ergibt

$$R = \frac{\sqrt{\rho g h_{2,ss}}}{w_{out,ss}^C} = 30 \text{ [g cm]}^{-1/2} . \quad (6)$$

b) Im Arbeitspunkt: $w_{in} = w_{out,ss}^A = w_{out,ss}^C = 200 \text{ [g/min]}$.

Die Löcher sind gleich gross $\Rightarrow p_{10} = p_{20} \Rightarrow h_{2,ss} = (h_{1,ss} - h_3) = 10 \text{ [cm]} \Rightarrow h_{1,ss} = 30 \text{ [cm]}$.

c) Bei dem angegebenen Arbeitspunkt handelt es sich um denjenigen von Unteraufgaben a) und b). Entsprechend gilt immer noch $h_{1,ss} = 30$, $h_{2,ss} = 10$, $h_3 = 20$ und $w_{in} = w_{out,ss}^A = w_{out,ss}^C = 200 \text{ [g/min]} = 10/3 \text{ [g/s]}$. Aus der Vorlesung wissen wir, dass sich die linearisierte Zustandsraumdarstellung *im steady state* wie folgt schreiben lässt:

$$\dot{x} = \Delta\dot{x} \approx \underbrace{f(x_s, u_s)}_{=0} + F\Delta x + G\Delta u$$

Wobei die beiden Matrizen gegeben sind durch $F = \left. \frac{\partial f}{\partial x^T} \right|_{\substack{x=x_s \\ u=u_s}}$ und $G = \left. \frac{\partial f}{\partial u^T} \right|_{\substack{x=x_s \\ u=u_s}}$. Einsetzen der entsprechenden Ableitungen ergibt

$$\begin{aligned} F &= \begin{bmatrix} -\frac{\sqrt{\rho g}}{2R\rho S\sqrt{h_{1,ss}-h_3}} & 0 \\ \frac{\sqrt{\rho g}}{2R\rho S\sqrt{h_{1,ss}-h_3}} & -\frac{\sqrt{\rho g}}{2R\rho S\sqrt{h_{2,ss}}} \end{bmatrix} \\ G &= \begin{bmatrix} \frac{1}{\rho S} \\ 0 \end{bmatrix} \end{aligned}$$

Nach Einsetzen der Parameter ($S = 10/6 \text{ cm}^2$) erhält man

$$\begin{bmatrix} \Delta \dot{h}_1 \\ \Delta \dot{h}_2 \end{bmatrix} = \frac{1}{10} \begin{bmatrix} -1 & 0 \\ 1 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta h_1 \\ \Delta h_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{6}{10} \\ 0 \end{bmatrix} \Delta w_{in} \quad (7)$$

d) A geschlossen, B und C offen:

$$w_{out}^B = \frac{1}{R}(p_1 - p_2)^{1/2} = \frac{1}{R}\sqrt{\rho g} \sqrt{h_1 - h_2} \quad (8)$$

w_{out}^C unverändert.

$$\dot{h}_1 = \frac{w_{in} - w_{out}^B}{\rho S} = \frac{w_{in} - \frac{1}{R}\sqrt{\rho g(h_1 - h_2)}}{\rho S} \quad (9)$$

$$\dot{h}_2 = \frac{w_{out}^B - w_{out}^C}{\rho S} = \frac{\sqrt{\rho g}}{\rho R S}(\sqrt{h_1 - h_2} - \sqrt{h_2}) \quad (10)$$

Die Gleichgewichtslage bestimmt sich zu $h_{1,ss} = 20$, $h_{2,ss} = 10$. Bei gleichem Vorgehen wie in c) erhält man:

$$\begin{bmatrix} \Delta \dot{h}_1 \\ \Delta \dot{h}_2 \end{bmatrix} = \frac{1}{10} \begin{bmatrix} -1 & 1 \\ 1 & -2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta h_1 \\ \Delta h_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{6}{10} \\ 0 \end{bmatrix} \Delta w_{in} \quad (11)$$

L 2.3: Impulsantwort ([Lu96] Aufg. 5.11)

Die Lösung der Differentialgleichung

$$\begin{aligned} \dot{x}(t) &= ax(t) + bu(t), \\ y(t) &= cx(t) + du(t) \end{aligned}$$

für allgemeines $u(t)$ wurde in der Vorlesung hergeleitet als

$$x(t) = x(t_0)e^{a(t-t_0)} + \int_{t_0}^t e^{a(t-\tau)} bu(\tau) d\tau$$

Mit $t_0 = 0$ und $x(0) = 0$ ergibt sich nach einsetzen des Dirac-Impulses $u(t) = \delta(t)$:

$$x(t) = be^{a \cdot t}$$

und damit die Impulsantwort

$$g(t) = y(t) = cbe^{a \cdot t} + d \cdot \delta(t).$$

Dabei ist durchgängig

$$\begin{aligned} b &= -a = \frac{1}{C_1 R_1 + C_1 R_2}, \\ c &= \frac{R_1}{R_1 + R_2}, \\ d &= \frac{R_2}{R_1 + R_2}. \end{aligned}$$

L 2.4: Filter ([FrPE10] Aufg. 3.12)

a)

$$v_1(t) = L \frac{di}{dt} + Ri + \frac{1}{C} \int i(t) dt \quad (12)$$

b)

$$v_2(t) = \frac{1}{C} \int i(t) dt \quad (13)$$

c) Es ist ein System 2. Ordnung.

d)

$$\omega_n = \frac{1}{\sqrt{LC}} \quad (14)$$

$$\zeta = \frac{R}{2} \sqrt{\frac{C}{L}} \quad (15)$$

e) Bei 25 % Überspringen ist $\zeta \approx 0.4$.

$$\zeta = \sqrt{\frac{\ln^2 0.25}{\pi^2 + \ln^2 0.25}} \approx 0.4 \approx \frac{R}{2\sqrt{\frac{L}{C}}} \quad (16)$$

$$R = 2\zeta \sqrt{\frac{L}{C}} = 2 \cdot 0.4 \cdot \sqrt{\frac{10 \times 10^{-3}}{4 \times 10^{-6}}} = 40 \, \Omega \quad (17)$$