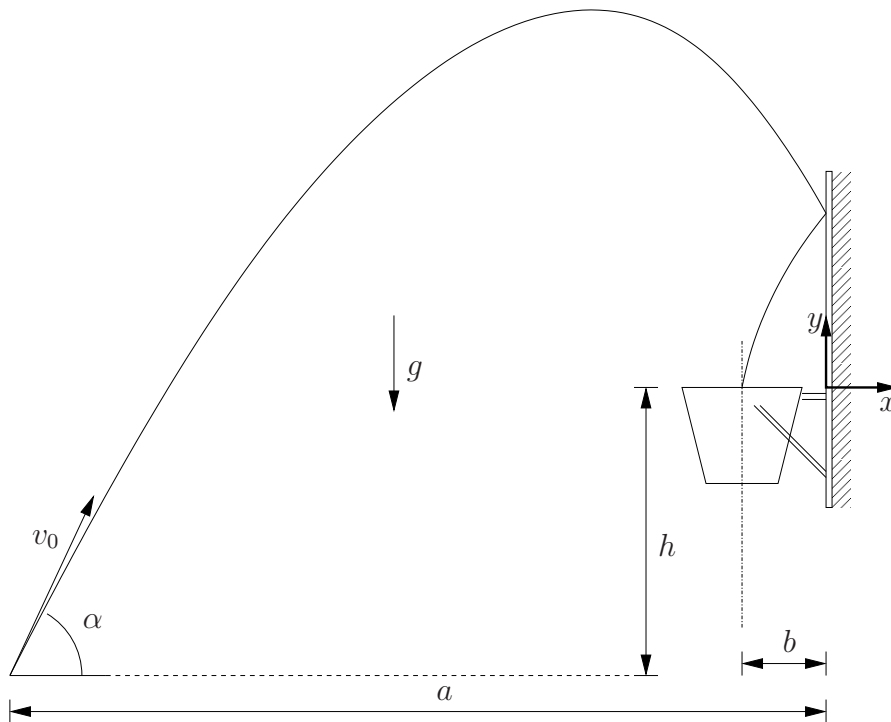


**Aufgabe 1** (10 Punkte)



**Freiwurf**

Ein Basketballspieler steht auf der Freiwurflinie (Abstand  $a$ ) und wirft zum Zeitpunkt  $t_0 = 0$  indirekt in den Korb. Das heißt der Ball prallt erst am glatten Brett ab und trifft genau mittig in den Korb. Die Größen  $a, b, h, v_0, \alpha$  und  $g$  seien bekannt. Reibungseffekte dürfen vernachlässigt und der Ball als Massenpunkt betrachtet werden.

- Stellen Sie alle Bewegungsgleichungen im gegebenen Koordinatensystem auf!
- Zu welchem Zeitpunkt  $t_B$  prallt der Ball an der Wand auf?
- Zu welchem Zeitpunkt  $t_C$  taucht der Ball in den Korb ein?
- Wie groß ist die Stoßzahl  $e$  zwischen Ball und Brett?

## Musterlösung - Aufgabe 1

### a) Bewegungsgleichungen

In  $x$ -Richtung:

$$\begin{aligned} \ddot{x} &= 0 && \text{für } t < t_B \\ \dot{x} &= v_0 \cos \alpha && \text{für } t < t_B \\ x &= v_0 \cos \alpha t - a && \text{für } t \leq t_B \\ \ddot{x} &= 0 && \text{für } t > t_B \\ \dot{x} &= v_b && \text{für } t > t_B \\ x &= v_b(t - t_B) && \text{für } t \geq t_B \end{aligned}$$

In  $y$ -Richtung:

$$\begin{aligned} \ddot{y} &= -g && \text{für } t < t_B \\ \dot{y} &= -gt + v_0 \sin \alpha && \text{für } t < t_B \\ y &= -\frac{1}{2}gt^2 + v_0 \sin \alpha t - h && \text{für } t \leq t_B \\ \ddot{y} &= -g && \text{für } t > t_B \\ \dot{y} &= -gt + \dot{y}(t_B) && \text{für } t > t_B \\ y &= -\frac{1}{2}g(t - t_B)^2 + \dot{y}(t_B) \cdot (t - t_B) + y(t_B) && \text{für } t \geq t_B \end{aligned}$$

Beim Einsetzen zeigt sich direkt, daß der Stoß keinen Einfluß in  $y$ -Richtung hat:

$$y = -\frac{1}{2}gt^2 + v_0 \sin \alpha t - h \quad \text{für alle } t$$

### b) Zeitpunkt $t_B$

$$\begin{aligned} x(t_B) &= 0 = v_0 \cos \alpha t_B - a \\ t_B &= \frac{a}{v_0 \cos \alpha} \end{aligned}$$

### c) Zeitpunkt $t_C$

$$\begin{aligned} y(t_C) &= 0 = -\frac{1}{2}gt_C^2 + v_0 \sin \alpha t_C - h \\ t_C &= \frac{1}{-g} \left( -v_0 \sin \alpha \pm \sqrt{v_0^2 \sin^2 \alpha - 2gh} \right) \end{aligned}$$

Diese quadratische Gleichung hat zwei Lösungen. Aus der Form der Wurfparabel erkennt man, daß der spätere Zeitpunkt der gesuchte sein muß.

$$\begin{aligned} t_C &= \frac{1}{-g} \left( -v_0 \sin \alpha - \sqrt{v_0^2 \sin^2 \alpha - 2gh} \right) \\ &= \frac{1}{g} \left( v_0 \sin \alpha + \sqrt{v_0^2 \sin^2 \alpha - 2gh} \right) \end{aligned}$$

d) Stoßzahl  $e$

$$e \stackrel{\text{D}}{=} -\frac{v_b^{\text{I}} - v_b^{\text{II}}}{v_a^{\text{I}} - v_a^{\text{II}}}$$

(in Stoßnormalenrichtung) mit  $v_a^{\text{I}} = \dot{x}(t < t_B)$ ,  $v_b^{\text{I}} = \dot{x}(t > t_B)$  und  $v_a^{\text{II}} = v_b^{\text{II}} = 0$ .

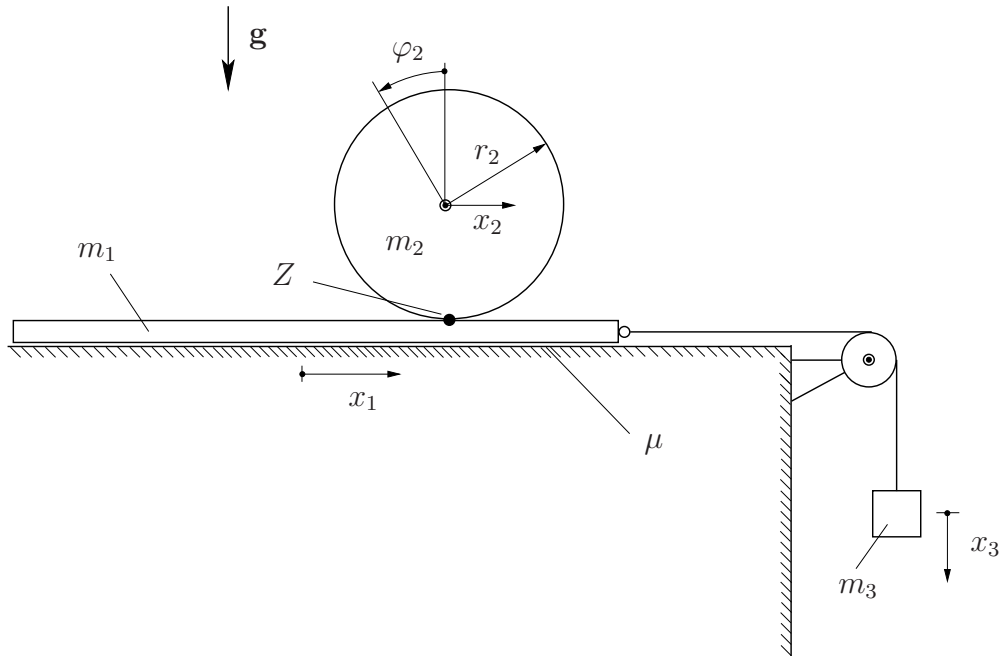
$$e = -\frac{\dot{x}(t > t_B)}{\dot{x}(t < t_B)} = -\frac{v_b}{v_0 \cos \alpha}$$

$$x(t_C) = -b = v_b (t_C - t_B)$$

$$v_b = \frac{-b}{t_C - t_B}$$

$$\begin{aligned} e &= -\frac{-b}{v_0 \cos \alpha (t_C - t_B)} \\ &= \frac{b}{v_0 \cos \alpha \left( \frac{1}{g} \left( v_0 \sin \alpha + \sqrt{v_0^2 \sin^2 \alpha - 2gh} \right) - \frac{a}{v_0 \cos \alpha} \right)} \end{aligned}$$

**Aufgabe 2** (12 Punkte)



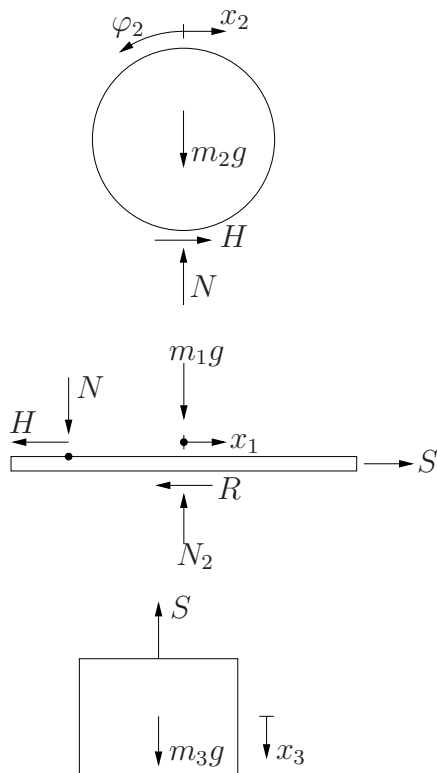
Ein Brett (Masse  $m_1$ ) ist über ein undehnbares Seil mit einem Gewicht (Masse  $m_3$ ) verbunden. Das Brett liegt auf einer rauhen Unterlage (Reibkoeffizient  $\mu$ ) und das Seil wird über eine masselose Rolle umgelenkt. Auf dem Brett sitzt im Punkt  $Z$  eine Rolle. Das System wird nun aus dem Ruhezustand losgelassen. Es soll nun die Zeitspanne der Bewegung betrachtet werden bei der sich die Rolle noch auf dem Brett befindet und gleitfrei abrollt.

- Schneiden Sie die massenbehafteten Körper frei und geben Sie ihre Bewegungsgleichungen an.
- Bestimmen Sie die kinematischen Beziehungen für die Geschwindigkeiten  $\dot{x}_2$  und  $\dot{x}_3$ .
- Berechnen Sie die Beschleunigung  $\ddot{x}_3$  der Masse  $m_3$ .
- Bestimmen Sie den Haftkoeffizienten  $\mu_0$  zwischen Unterlage und Brett bei dem das System in Ruhe bleibt.

Gegeben:  $m_1, m_2, m_3, r_2, \mu, g$ .

## Musterlösung - Aufgabe 2

a) Kinetik:



$$m_2 \ddot{x}_2 = H \quad (1)$$

$$0 = N - m_2 g \quad (2)$$

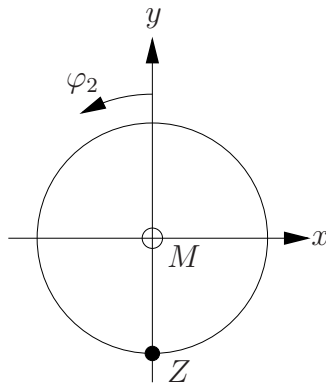
$$\Theta \ddot{\varphi}_2 = H r_2 \quad | \quad \Theta = \frac{1}{2} m_2 r_2^2 \quad (3)$$

$$m_1 \ddot{x}_1 = S - H - R \quad | \quad R = \mu N_2 \quad (4)$$

$$0 = N_2 - N - m_1 g \quad (5)$$

$$m_3 \ddot{x}_3 = m_3 g - S \quad (6)$$

b) Kinematik:



$$\dot{x}_2 = -\dot{\varphi}_2 r_2 + \dot{x}_1 \quad \Leftrightarrow \quad \dot{x}_1 = \dot{x}_2 + \dot{\varphi}_2 r_2 \quad (7)$$

$$\dot{x}_1 = \dot{x}_3 \quad \Rightarrow \quad \dot{x}_3 = \dot{x}_2 + \dot{\varphi}_2 r_2 \quad (8)$$

alternativ zu Lösen über Euler-Beziehung:

$$\begin{aligned} \vec{v}_{ZS} &= \vec{v}_{\text{MGP}} + \vec{\omega} \times \vec{r}_{\text{MGP}-2s} & | & \quad 2s \hat{=} \text{Schwerpunkt von } m \\ \Leftrightarrow \begin{bmatrix} \dot{x}_2 \\ \dot{y}_2 \\ \dot{z}_2 \end{bmatrix} &= \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\varphi}_2 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ r_2 \\ 0 \end{bmatrix} \\ \Leftrightarrow \begin{bmatrix} \dot{x}_2 \\ \dot{y}_2 \\ \dot{z}_2 \end{bmatrix} &= \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -r_2 \dot{\varphi}_2 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \Rightarrow \dot{x}_2 = \dot{x}_1 - \dot{\varphi}_2 r_2 \end{aligned}$$

c) (1) in (3)

$$\begin{aligned} \frac{1}{2} m_2 r_2^2 \ddot{\varphi}_2 &= m_2 r_2 \ddot{x}_2 & | & \text{mit (7)} \\ \Leftrightarrow \ddot{\varphi}_2 r_2 &= \frac{2}{3} \ddot{x}_1 = \frac{2}{3} \ddot{x}_3 & & (9) \end{aligned}$$

$$m_3 \ddot{x}_3 = m_3 g - S \quad (10)$$

(4) nach S umstellen mit (5), (1)

$$\begin{aligned} S &= m \ddot{x}_1 + H + R = m_1 \ddot{x}_1 + m_2 \ddot{x}_2 + \mu (N + m_1 g) \\ &= m_1 \ddot{x}_1 + \frac{1}{2} m_2 r_2 \ddot{\varphi}_2 + \mu (m_2 g + m_1 g) & | & \text{mit (8)} \\ &= m_1 \ddot{x}_3 + \frac{1}{3} m_2 \ddot{x}_3 + \mu (m_2 g + m_1 g) & | & \text{in (6)} \end{aligned}$$

$$\Rightarrow m_3 \ddot{x}_3 = m_3 g - m \ddot{x}_3 - \frac{1}{3} m_2 \ddot{x}_3 - \mu (m_2 g + m_1 g)$$

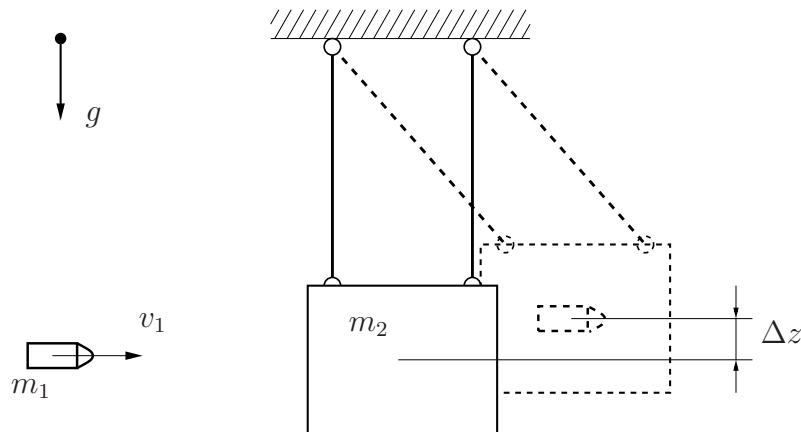
$$\begin{aligned} \Leftrightarrow \ddot{x}_3 \left( m_3 + m_1 + \frac{1}{3} m_2 \right) &= m_3 g - \mu g (m_2 + m_1) \\ \Leftrightarrow \ddot{x}_3 &= \frac{m_3 g - \mu g (m_1 + m_2)}{m_1 + \frac{m_2}{3} + m_3} \end{aligned}$$

d)  $\mu_0 = ?$

$$\ddot{x}_3 = 0 \quad \Rightarrow \quad 0 = \frac{m_3 g - \mu_0 g (m_1 + m_2)}{m_1 + \frac{m_2}{3} + m_3} \quad (11)$$

$$\Rightarrow \mu_0 = \frac{m_3}{m_1 + m_2} \quad (12)$$

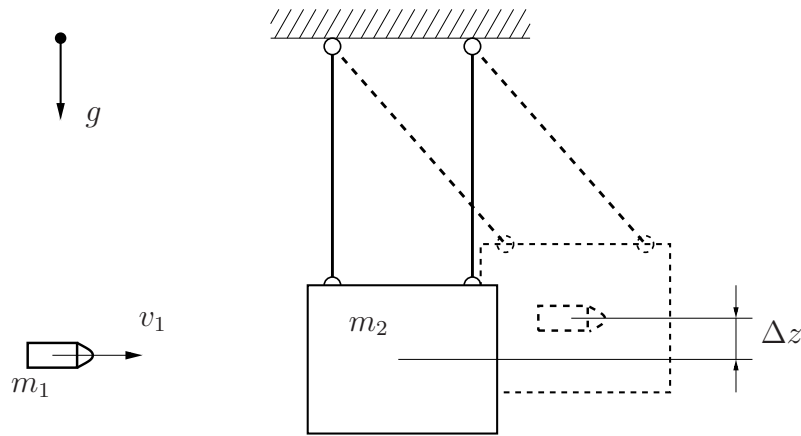
**Aufgabe 3** (6 Punkte)



Zur Messung der Geschwindigkeit eines Geschosses ( $m_1$ ) wird das in der oberen Abbildung dargestellte ballistische Pendel verwendet. Das Geschoss dringt mit einer Geschwindigkeit  $v_1$  in das Pendel ( $m_2$ ) ein und bleibt stecken. Dabei bewegt sich das System um eine Höhe  $\Delta z$  nach oben. Aus dieser Höhendifferenz soll nun die Geschwindigkeit ( $v_1$ ) ermittelt werden. Der Stoßvorgang erfolgt dabei voll plastisch.

Geg.:  $m_1$ ,  $m_2$ ,  $g$ ,  $\Delta z$

### Musterlösung - Aufgabe 3



- Stoßgesetz:

$$\epsilon = \frac{\bar{v}_2 - \bar{v}_1}{v_1 - v_2} \quad | \text{plastischer Stoß: } \epsilon = 0$$

$$\Rightarrow \bar{v}_2 = \bar{v}_1$$

- Impulserhaltung

$$m_1 v_1 + m_2 v_2 = m_1 \bar{v}_1 + m_2 \bar{v}_2 \quad | v_2 = 0, \bar{v}_2 = \bar{v}_1$$

$$\Leftrightarrow v_1 = \frac{m_1 + m_2}{m_1} \bar{v}_2 \quad (1)$$

- Energieerhaltung nach dem Stoß

$$E_{kin}^{Stoß} + E_{pot}^{Stoß} = E_{kin}^{\Delta z} + E_{pot}^{\Delta z}$$

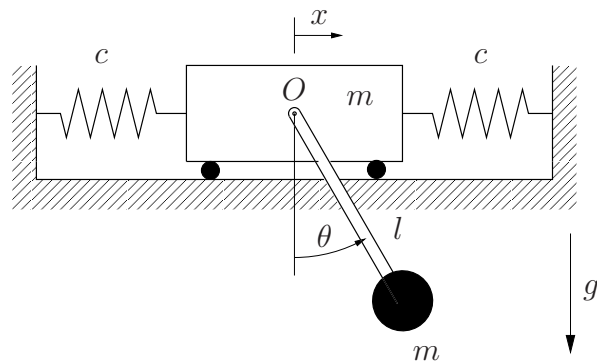
$$\Leftrightarrow \frac{1}{2} (m_1 + m_2) \bar{v}_2^2 + 0 = 0 + (m_1 + m_2) g \Delta z$$

$$\Leftrightarrow \bar{v}_2 = \sqrt{2 g \Delta z} \quad | \text{in (1)}$$

$$\Rightarrow v_1 = \frac{m_1 + m_2}{m_1} \sqrt{2 g \Delta z}$$



**Aufgabe 4** (12 Punkte)



Ein Körper mit der Masse  $m$  bewegt sich ohne Reibung entlang einer horizontalen Fläche. Er ist über zwei Federn mit identischen Federsteifigkeiten  $c$  an starre Wände angeschlossen. Ein Pendel mit der gleichen Masse  $m$  und der Länge  $l$  ist im Punkt  $O$  drehbar befestigt. Das Pendel ist als Massenpunkt zu betrachten, der Pendelstab ist masselos.

Gegeben:  $m, g, c, mg = \frac{cl}{2}$

Berechnen Sie unter Verwendung der generalisierten Koordinaten  $x$  und  $\theta$ :

1. die Bewegungsgleichungen des Systems mit Hilfe der Lagrange Gleichungen 2. Art,
2. die linearisierten Bewegungsgleichungen,
3. die Eigenfrequenzen des Systems und
4. die zugehörigen Eigenvektoren.

## Musterlösung - Aufgabe 4

1. Potentielle Energie:

$$E_{\text{pot}} = -m g l \cos(\theta) + 2 \left[ \frac{1}{2} c x^2 \right]$$

2. Kinetische Energie:

Ortsvektoren der Schwerpunkte:

$$\text{Wagen:} \quad \vec{x}_1 = x \vec{e}_x$$

$$\text{Pendel:} \quad \vec{x}_2 = [x + l \sin(\theta)] \vec{e}_x - [l \cos(\theta)] \vec{e}_y$$

Aus den Ortsvektoren folgt:

$$\begin{aligned} \dot{\vec{x}}_1 &= \dot{x} \vec{e}_x \\ |\dot{\vec{x}}_1|^2 &= \dot{x}^2 \\ \dot{\vec{x}}_2 &= [\dot{x} + l \cos(\theta) \dot{\theta}] \vec{e}_x + [l \sin(\theta) \dot{\theta}] \vec{e}_y \\ |\dot{\vec{x}}_2|^2 &= \dot{x}^2 + 2 \dot{x} \dot{\theta} l \cos(\theta) + l^2 \dot{\theta}^2 \end{aligned}$$

$$E_{\text{kin}} = m \dot{x}^2 + m \dot{x} \dot{\theta} l \cos \theta + \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$$

3. Lagrangefunktion:

$$L = E_{\text{kin}} - E_{\text{pot}}$$

Bewegungsgleichungen:

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \qquad \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = 2 m \dot{x} + m \dot{\theta} l \cos \theta$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) = 2 m \ddot{x} + m l [\ddot{\theta} \cos \theta - \sin \theta \dot{\theta}^2]$$

$$\frac{\partial L}{\partial x} = -2 c x$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0$$

$$2 m \ddot{x} + m l \ddot{\theta} \cos \theta - m l \sin \theta \dot{\theta}^2 + 2 c x = 0$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m \dot{x} l \cos \theta + m l^2 \dot{\theta}$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = m l \left[ \ddot{x} \cos \theta - \dot{x} \sin \theta \dot{\theta} \right] + m l^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -m \dot{x} \dot{\theta} l \sin \theta - m g l \sin \theta$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0$$

$$m l \ddot{x} \cos \theta + m l^2 \ddot{\theta} + m g l \sin \theta = 0$$

Gleichgewichtslage:

$$2 c x = 0 \quad \Leftrightarrow \quad x = 0$$

$$m g l \sin \theta = 0 \quad \Leftrightarrow \quad \theta = 0$$

Linearisierung:

$$2 m \ddot{x} + m l \ddot{\theta} + 2 c x = 0$$

$$m l \ddot{x} + m l^2 \ddot{\theta} + m g l \theta = 0$$

Ansatz:

$$x(t) = a_1 \cos(\omega t - \psi)$$

$$\theta(t) = a_2 \cos(\omega t - \psi)$$

$$x(t) = -a_1 \omega^2 \cos(\omega t - \psi)$$

$$\theta(t) = -a_2 \omega^2 \cos(\omega t - \psi)$$

4. Eigenfrequenzen:

$$2 m \ddot{x} + m l \ddot{\theta} + 2 c x = 0$$

$$m l \ddot{x} + m l^2 \ddot{\theta} + m g l \theta = 0$$

$$(-2 m \omega^2 + 2 c) a_1 + (-m l \omega^2) a_2 = 0 \quad (-m l \omega^2) a_1 + (-m l^2 \omega^2 + m g l) a_2 = 0$$

$$\begin{vmatrix} (-2 m \omega^2 + 2 c) & -m l \omega^2 \\ -m l \omega^2 & -m l^2 \omega^2 + m g l \end{vmatrix} = 0$$

$$\omega^4 (m^2) + \omega^2 (-3 c m) + c^2 = 0$$

Lösung:

$$\omega_{1,2} = \sqrt{\frac{3 \pm \sqrt{5}}{2} \frac{c}{m}}$$

5. Modalvektoren:

$$a_2 = \frac{(-2 m \omega^2 + 2 c) a_1}{(m l \omega^2)} \quad \text{für } \omega = \omega_1, \omega_2$$

$$\mu_1 = \frac{a_2^{(1)}}{a_1^{(1)}} = \frac{3.24}{l}$$

$$\vec{a}^{(1)} = a_1^{(1)} \begin{bmatrix} 1 \\ \frac{3.24}{l} \end{bmatrix}$$

$$\mu_2 = \frac{a_2^{(2)}}{a_1^{(2)}} = \frac{-1.24}{l}$$

$$\vec{a}^{(2)} = a_1^{(2)} \begin{bmatrix} 1 \\ \frac{-1.24}{l} \end{bmatrix}$$