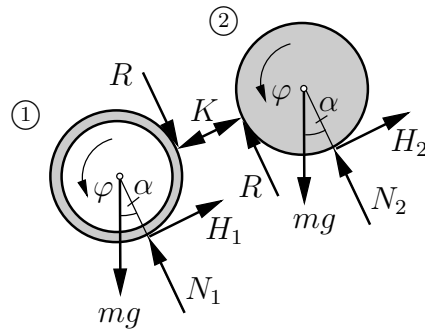


## Lösung - Aufgabe 1

a) Freikörperbild:



Massenträgheitsmomente:  $\Theta_1 = mr^2$ ,  $\Theta_2 = \frac{1}{2}mr^2$

Kinematik:  $\dot{x} = r\dot{\varphi}$ ,  $\ddot{x} = r\ddot{\varphi}$

Reibgesetz:  $R = \mu K$

Hohlzylinder ① :

$$m\ddot{x} = K - H_1 + mg \sin \alpha \quad (1)$$

$$\Theta_1 \ddot{\varphi} = H_1 r - R r \quad (2)$$

Vollzylinder ② :

$$m\ddot{x} = -K - H_2 + mg \sin \alpha \quad (3)$$

$$\Theta_2 \ddot{\varphi} = H_2 r - R r \quad (4)$$

$$\Rightarrow \boxed{\ddot{x} = \frac{4g \sin \alpha}{7 + \mu}}$$

b)

$$\ddot{x} = \frac{d\dot{x}}{dx} \dot{x}$$

$$\dot{x} d\dot{x} = \frac{4g \sin \alpha}{7 + \mu} dx$$

$$\boxed{\dot{x}(x) = \sqrt{\frac{8g \sin \alpha}{7 + \mu} x}}$$

c)

$$E_{P(0)} + E_{K(0)} = E_{P(1)} + E_{K(1)}$$

$$E_{P(0)} = 2mgx \sin \alpha$$

$$E_{K(0)} = 0$$

$$E_{P(1)} = 0$$

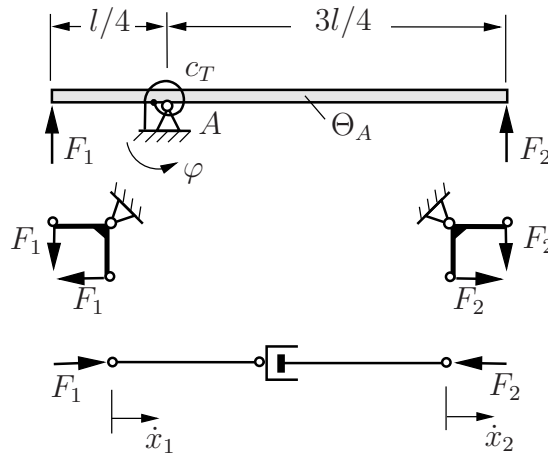
$$\begin{aligned} E_{K(1)} &= 2 \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} \Theta_1 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} \Theta_2 \dot{\varphi}^2 \\ &= \left(1 + \frac{1}{2} + \frac{1}{2} \frac{1}{2}\right) m \dot{x}^2 = \frac{7}{4} m \dot{x}^2 \end{aligned}$$

$$\frac{7}{4} m \dot{x}^2 = 2mgx \sin \alpha$$

$$\dot{x}(x) = \sqrt{\frac{8g \sin \alpha}{7}} x \quad \text{entspricht Ergebnis aus b) für } \mu = 0$$

## Lösung - Aufgabe 2

a)  
Freikörperbild:



Kräftegleichgewicht: und Dämpfergesetz

$$F_1 = F_2 = (\dot{x}_1 - \dot{x}_2) d \quad (1)$$

Trägheitsmoment

$$\Theta_A = \Theta_S + \left(\frac{l}{4}\right)^2 m = \left(\frac{1}{12} + \frac{1}{16}\right) ml^2 = \frac{7}{48} ml^2$$

Momentensatz:

$$\Theta_A \ddot{\varphi} = -\varphi c_t - F_1 \frac{l}{4} + F_2 \frac{3l}{4} \quad (2)$$

Geometrie (Kinematik):

$$\frac{l}{4} \varphi = x_1; \quad \frac{l}{4} \dot{\varphi} = \dot{x}_1; \quad \frac{l}{4} \ddot{\varphi} = \ddot{x}_1 \quad (3)$$

$$\frac{3l}{4} \varphi = x_2; \quad \frac{3l}{4} \dot{\varphi} = \dot{x}_2; \quad \frac{3l}{4} \ddot{\varphi} = \ddot{x}_2 \quad (4)$$

Einsetzen: (1), (3) und (4) in (2)

$$\Theta_A \ddot{\varphi} + \left(\frac{l}{2}\right)^2 d \dot{\varphi} + c_T \varphi = 0 \quad (5)$$

$$\boxed{\Theta_A \ddot{\varphi} + d \frac{l^2}{4} \dot{\varphi} + c_T \varphi = 0} \quad (6)$$

b)

Vergleich mit  $\boxed{\ddot{x} + 2\delta\dot{x} + \omega^2 x = 0}$

liefert mit  $\ddot{x} = \ddot{\varphi} \quad \dot{x} = \dot{\varphi} \quad x = \varphi$

$$\omega = \sqrt{\frac{c_T}{\Theta_A}}$$

$$\delta = D\omega = d \frac{l^2}{8\Theta_A}$$

$$\omega_d = \sqrt{\omega^2 - \delta^2}$$

c)

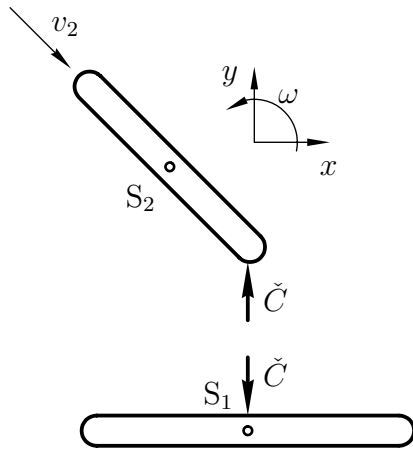
$$D = \frac{\delta}{\omega} = 1 \quad \text{für aperiod. Grenzfall}$$

$$\Rightarrow \boxed{\delta = \omega}$$

$$\Rightarrow d = \frac{8}{l^2} \sqrt{c_T \Theta_A}$$

## Lösung - Aufgabe 3

### Freikörperbild



#### a) Gleichungen

Trägheitsmomente der Stangen bezüglich deren Schwerpunkte:

$$\text{Stange 1: } \Theta_1^S = \frac{1}{12}m_1(2a)^2 = \frac{1}{3}m_1a^2$$

$$\text{Stange 2: } \Theta_2^S = \frac{1}{12}m_2(2b)^2 = \frac{1}{3}m_2b^2$$

Drall- und Impulssatz:

$$\rightarrow: m_1(\bar{v}_{1Sx} - 0) = 0 \quad (1)$$

$$\uparrow: m_1(\bar{v}_{1Sy} - 0) = -\check{C} \quad (2)$$

$$\Theta_1^S(\bar{\omega}_1 - 0) = 0 \quad (3)$$

$$\rightarrow: m_2(\bar{v}_{2Sx} - v_{2Sx}) = 0 \quad (4)$$

$$\uparrow: m_2(\bar{v}_{2Sy} - v_{2Sy}) = \check{C} \quad (5)$$

$$\Theta_2^S(\bar{\omega}_2 - 0) = \check{C} \frac{b}{\sqrt{2}} \quad (6)$$

Kinematik:

$$v_{2Sx} = \frac{v_2}{\sqrt{2}} \quad v_{2Sy} = -\frac{v_2}{\sqrt{2}}$$

$$v_{2Cx} = v_{2Sx} + \frac{b\omega_2}{\sqrt{2}} \quad v_{2Cy} = v_{2Sy} + \frac{b\omega_2}{\sqrt{2}}$$

Stoßzahl:

$$e = -\frac{\bar{v}_{1Sy} - \bar{v}_{2Cy}}{v_{1Sy} - v_{2Cy}} \quad (7)$$

b) Berechnen von  $\bar{\omega}_2$

(7) mit Kinematik	$\bar{v}_{2Sy} - \bar{v}_{1Sy} + \frac{b}{\sqrt{2}} \bar{\omega}_2 = -e v_{2Sy}$	(8)
$\frac{(3)}{m_1} + \frac{(1)}{m_1}$	$\frac{m_2}{m_1} \bar{v}_{2Sy} + \bar{v}_{1Sy} = \frac{m_2}{m_1} v_{2Sy}$	(9)
$\frac{1 + \frac{m_2}{m_1}}{m_2} (3) - \frac{1 + \frac{m_2}{m_1}}{m_2 \frac{b}{\sqrt{2}}} (4)$	$\left(1 + \frac{m_2}{m_1}\right) \bar{v}_{2Sy} - \frac{2}{3} \left(1 + \frac{m_2}{m_1}\right) \frac{b}{\sqrt{2}} \bar{\omega}_2 = \left(1 + \frac{m_2}{m_1}\right) v_{2Sy}$	(10)
(8) + (9) - (10)	$\frac{1}{3} \left(5 + \frac{2m_2}{m_1}\right) \frac{b}{\sqrt{2}} \bar{\omega}_2 = -(e+1) v_{2Sy}$	

**Ergebnis**

$$\bar{\omega}_2 = \frac{3 v_2}{b} \frac{(e+1) m_1}{5 m_1 + 2 m_2}$$

## Lösung - Aufgabe 4 / MB

a)

$$v_P = -v_F + l\omega_1 \quad (1)$$

$$r_1\omega_1 = r_2\omega_2 \quad (2)$$

$$v_F = R\omega_2 \quad (3)$$

$$\implies v_P = -R\omega_2 + l\frac{r_2}{r_1}\omega_2 \quad (4)$$

$$\implies \omega_2 = \frac{v_P}{\left(\frac{r_2}{r_1}l - R\right)} \quad (5)$$

$$\omega_1 = \frac{r_2}{r_1} \frac{v_P}{\left(\frac{r_2}{r_1}l - R\right)} \quad (6)$$

$$v_F = \frac{Rv_P}{\frac{r_2}{r_1}l - R} \quad (7)$$

b)

Fahrrad nach links, d.h.  $v_F > 0$  :

$$\implies \frac{l}{R} \frac{r_2}{r_1} > 1 \quad (8)$$

c)

Geschwindigkeit Punkt Q:

$$\vec{v}_Q = -v_F \vec{e}_x - \omega_2 R (\cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y) \quad (9)$$

$$\vec{a}_Q = -\omega_2 R \dot{\varphi} (-\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y) \quad (10)$$

$$\dot{\varphi} = \omega_2 \quad (11)$$

$$\implies \vec{a}_Q = R\omega_2^2 (\sin \varphi \vec{e}_x - \cos \varphi \vec{e}_y)$$

Betrag:  $|\vec{a}_Q| = R\omega_2^2$

Richtung:  $\vec{a}_Q/|\vec{a}_Q| = \sin \varphi \vec{e}_x - \cos \varphi \vec{e}_y$



## Lösung - Aufgabe 4 / BI

- a) Satz von BERNOULLI: Umgebung (OK Wasser)  $\rightarrow$  Düse

$$\rho gh = \frac{1}{2} \rho v_S^2 \quad \rightsquigarrow \quad v_S = \sqrt{2gh}$$

- b) Impulssatz:

$$F = \dot{m} v_S, \quad \dot{m} = \rho A_S v_S, \quad A_S = \frac{\pi}{4} d_S^2$$
$$\rightsquigarrow \quad F = \rho \frac{\pi}{4} d_S^2 v_S^2 = \rho \frac{\pi}{2} d_S^2 gh$$

- c) Trägheit / Momentenbilanz:

$$\Theta_W \ddot{\varphi}_0 = FR$$
$$\rightsquigarrow \quad h = \frac{2\Theta_W \ddot{\varphi}_0}{\rho \pi d_S^2 g R}$$