

Aufgabe 1

(a) Die Ortsvektoren \vec{r}_A und \vec{r}_F vom drehbaren Festlager zu den Kraftangriffspunkten lauten:

$$\vec{r}_A = \frac{2}{\sqrt{3}}a (\sin(\varphi)\vec{e}_1 + \cos(\varphi)\vec{e}_2)$$

$$\vec{r}_F = \frac{4}{3}a (\cos(\varphi)\vec{e}_1 - \sin(\varphi)\vec{e}_2)$$

1 für beide

• Die Variation ergibt sich dann zu:

$$\delta\vec{r}_A = \frac{\partial\vec{r}_A}{\partial\varphi}\delta\varphi = \frac{2}{\sqrt{3}}a (\cos(\varphi)\vec{e}_1 - \sin(\varphi)\vec{e}_2) \delta\varphi$$

$$\delta\vec{r}_F = \frac{\partial\vec{r}_F}{\partial\varphi}\delta\varphi = \frac{4}{3}a (-\sin(\varphi)\vec{e}_1 - \cos(\varphi)\vec{e}_2) \delta\varphi$$

1 für beide

• Berechnung der Lagerkraft A , wie folgt:

$$\begin{aligned} \delta W &= A\vec{e}_1 \cdot \delta\vec{r}_A|_{\varphi=0} + F\vec{e}_2 \cdot \delta\vec{r}_F|_{\varphi=0} \quad \mathbf{1} \\ &= A\vec{e}_1 \cdot \frac{2}{\sqrt{3}}a (\cos(0)\vec{e}_1 - \sin(0)\vec{e}_2) \delta\varphi \\ &\quad + F\vec{e}_2 \cdot \frac{4}{3}a (-\sin(0)\vec{e}_1 - \cos(0)\vec{e}_2) \delta\varphi \\ &= \left(\frac{2}{\sqrt{3}}aA - \frac{4}{3}aF \right) \delta\varphi = 0 \\ \Rightarrow A &= \frac{4}{3} \frac{\sqrt{3}}{2} F \\ A &= \frac{2}{3} \sqrt{3} F = \frac{2}{\sqrt{3}} F \quad \mathbf{1} \end{aligned}$$

(b) Gesucht ist der Ortsvektor $\vec{r}_F = \vec{r}_S$ zum gemeinsamen Angriffspunkt der Kräfte F und S .

$$\vec{r}_F = \frac{4}{3}a (\cos(\varphi)\vec{e}_1 - \sin(\varphi)\vec{e}_2)$$

$$\vec{r}_F = \vec{r}_S$$

• Berechnung der Variationen $\delta\vec{r}_F$ und $\delta\vec{r}_S$

$$\delta\vec{r}_F = \delta\vec{r}_S = \frac{4}{3}a (-\sin(\varphi)\vec{e}_1 - \cos(\varphi)\vec{e}_2) \delta\varphi \quad \mathbf{1} \text{ für } \vec{r}_i \text{ und } \delta\vec{r}_i$$

• Bestimmung der Stabkraft S mithilfe des PdvV:
Die Kraft S liegt in Richtung eines Vektors \vec{e}_S . Dieser Vektor läßt sich durch \vec{e}_1 und \vec{e}_2 folgendermaßen ausdrücken.

$$\vec{e}_S = \cos(\alpha)\vec{e}_2 - \sin(\alpha)\vec{e}_1$$

Da $\alpha = 30^\circ$ wegen $\tan \alpha = \frac{1}{3} \frac{\sqrt{3}}{1} = \frac{\sqrt{3}}{3}$, ergibt sich für \vec{e}_S :

$$\vec{e}_S = -\frac{1}{2}\vec{e}_1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\vec{e}_2 \quad \mathbf{1}$$

Damit ist S :

$$\begin{aligned} \vec{S} &= S\vec{e}_S = S \left(-\frac{1}{2}\vec{e}_1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\vec{e}_2 \right) \quad \mathbf{1} \\ \delta W &= F\vec{e}_2 \cdot \delta\vec{r}_F|_{\varphi=0} + \vec{S} \cdot \delta\vec{r}_S|_{\varphi=0} \\ &= -\frac{4}{3}aF - \frac{4}{3}a \frac{\sqrt{3}}{2} S = 0 \\ \Rightarrow S &= -\frac{2}{\sqrt{3}} F \quad \mathbf{1} \end{aligned}$$

Aufgabe 4

(a) LAGRANGEFunktion:

$$L = K - U \quad \mathbf{1}$$

mit:

$$K = \frac{1}{2}m\dot{r}^2 + \frac{1}{2}\Theta^S\dot{\varphi}^2 \quad \mathbf{1} \quad U = \frac{1}{2}cs^2 \quad \mathbf{1} \quad (2)$$

für den Ortsvektor ergibt sich:

$$\vec{r} = l\vec{e}_1 + s\vec{e}_2 \quad \mathbf{1} \quad (3)$$

$$\dot{\vec{r}} = l\dot{\varphi}\vec{e}_2 + \dot{s}\vec{e}_2 - s\dot{\varphi}\vec{e}_1 \quad (4)$$

$$\dot{r}^2 = (l\dot{\varphi} + \dot{s})^2 + s^2\dot{\varphi}^2 \quad \mathbf{1} \quad (5)$$

Damit ergibt sich:

$$L = \frac{1}{2}\Theta^S\dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2}m(l^2\dot{\varphi}^2 + 2l\dot{\varphi}\dot{s} + \dot{s}^2 + s^2\dot{\varphi}^2) - \frac{1}{2}cs^2 \quad \mathbf{1} \quad (6)$$

(b) Die Dissipationsfunktion lautet:

$$D = \frac{1}{2}d\dot{s}^2 \quad \mathbf{1} \quad (7)$$

Für die generaliserten Kräfte stellt man die virtuelle Arbeit auf:

$$\delta W = -M(t)\delta\varphi \quad (8)$$

$$\Rightarrow Q_\varphi = -M(t) \quad Q_s = 0 \quad \mathbf{1} \quad (9)$$

(c) Differentiationen für φ :

$$\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} \right) = \Theta^S\dot{\varphi} + m(l^2\dot{\varphi} + l\dot{s} + s^2\dot{\varphi}) \quad (10)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} \right) = \Theta^S\ddot{\varphi} + m(l^2\ddot{\varphi} + l\ddot{s} + 2\dot{s}s\dot{\varphi} + s^2\ddot{\varphi}) \quad (11)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0 \quad \frac{\partial D}{\partial \dot{\varphi}} = 0 \quad \mathbf{1} \quad (12)$$

$$\Theta^S\ddot{\varphi} + m(l^2\ddot{\varphi} + l\ddot{s} + 2\dot{s}s\dot{\varphi} + s^2\ddot{\varphi}) = -M(t) \quad \mathbf{1} \quad (13)$$

Differentiationen für s :

$$\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{s}} \right) = m(l\dot{\varphi} + \dot{s}) \quad (14)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{s}} \right) = m(l\ddot{\varphi} + \ddot{s}) \quad (15)$$

$$\frac{\partial L}{\partial s} = -cs + ms\dot{\varphi}^2 \quad \frac{\partial D}{\partial \dot{s}} = d\dot{s} \quad \mathbf{1} \quad (16)$$

$$m(l\ddot{\varphi} + \ddot{s}) - cs + ms\dot{\varphi}^2 + d\dot{s} = 0 \quad \mathbf{1} \quad (17)$$

Aufgabe 2

(a) Die geometrischen Randbedingungen lauten:

$$w(0, t) = 0 \tag{18}$$

$$w(2l, t) = 0. \tag{19}$$

Damit ergibt sich für die Konstanten

$$a_0 = 0 \tag{20}$$

$$a_1 = -2l. \tag{21}$$

und für die Ansatzfunktion schließlich

$$w(x, t) = x(x - 2l)q(t). \tag{22}$$

(b) Benötigte Ableitungen:

$$w'(x, t) = 2(l - x)q(t) \tag{23}$$

$$w''(x, t) = -2q(t) \tag{24}$$

$$\dot{w}(x, t) = x(x - 2l)\dot{q}(t) \tag{25}$$

$$\dot{w}'(x, t) = 2(x - l)\dot{q}(t) \tag{26}$$

1 für alle

$$L = K - U \tag{27}$$

$$K = \underbrace{\frac{1}{2} \int_0^{3l} \rho A \dot{w}(x, t)^2 dx}_{\mathbf{1}} + \underbrace{\frac{1}{2} m \dot{w}(3l, t)^2 + \frac{1}{2} \Theta_y^S \dot{w}'(0, t)^2}_{\mathbf{1}} \tag{28}$$

$$= \left[\frac{1}{2} \rho A \int_0^{3l} x^2 (x - 2l) dx + 2\Theta_y^S l^2 + \frac{9}{2} ml^4 \right] \dot{q}(t)^2 \tag{29}$$

$$\int_0^{3l} x^2 (x - 2l) dx = \int_0^{3l} (x^3 - 2lx^2) dx \tag{30}$$

$$= \left[\frac{1}{4} x^4 - \frac{2}{3} l x^3 \right]_0^{3l} \tag{31}$$

$$= l^5 \left(\frac{243}{4} - 81 + 36 \right) = \frac{18}{5} l^5. \tag{32}$$

$$U = \frac{1}{2} \int_0^{3l} EI w''(x, t)^2 dx + \frac{1}{2} c_d w'(2l, t)^2 \tag{33}$$

$$= \frac{1}{2} EI \int_0^{3l} 4q(t)^2 dx + 2l^2 c_d q(t)^2 \tag{34}$$

$$= 6EIq(t)^2 + 2l^2 c_d q(t)^2 \tag{35}$$

Damit folgt für L:

$$L = \left(\frac{9}{5} \rho A l^5 + \Theta_y^S 2l^2 + \frac{9}{2} ml^4 \right) \dot{q}(t)^2 \tag{36}$$

$$- (6EI l + 2l^2 c_d) q(t)^2 \tag{37}$$

(c) Anwenden des Lagrangeformalismus:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L}{\partial q} = 0 \tag{37}$$

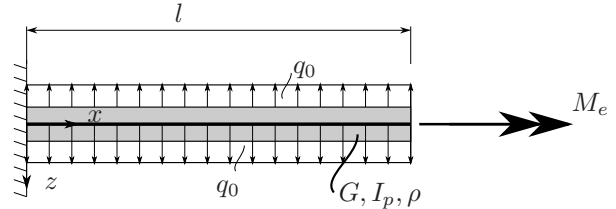
$$\left(\frac{9}{5} \rho A l^5 + 2\Theta_y^S l^2 + \frac{9}{2} ml^4 \right) \ddot{q}(t) - (6EI l + 2l^2 c_d) q(t) = 0 \tag{38}$$

Damit ergibt sich für ω^2

$$\omega^2 = \frac{6EI + 2c_d l}{\frac{9}{5} \rho A l^4 + 2\Theta_y^S l + \frac{9}{2} ml^3} \tag{39}$$

Aufgabe 3

(a) Ersatzsystem **1**:



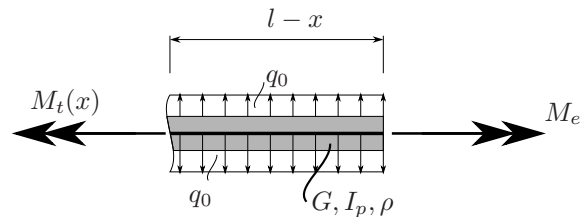
Zweiter Satz von CASTIGLIANO:

$$\frac{\partial W^*}{\partial Q_i} = q_i \tag{40}$$

$$\frac{\partial W}{\partial M_e} = 0 \tag{41}$$

$$\tag{42}$$

(b) Freischnitt **1**:



$$m(x) = 2q_0 a \tag{43}$$

$$M_t(x) = M_e + 2q_0(l - x)a \tag{44}$$

(c)

$$W = \frac{1}{2} \int_0^l \frac{M_t(x)^2}{GI_p} dx \tag{45}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial W}{\partial M_e} = \frac{1}{GI_p} \int_0^l M_t(x) \frac{\partial M_t(x, M_e)}{\partial M_e} dx \tag{46}$$

$$= \frac{1}{GI_p} \int_0^l (M_e + 2q_0 a(l - x)) dx \tag{47}$$

$$= \frac{1}{GI_p} \left[M_e l + 6q_0 a l^2 - \frac{2q_0 a l^2}{2} \right] \tag{48}$$

Damit folgt für das Einspannmoment:

$$M_e = -q_0 a l \tag{49}$$