

SCHRIFTLICHE PRÜFUNG zur
VU Modellbildung
am 31.03.2017

Arbeitszeit: 150 min

Name:
Vorname(n):
Matrikelnummer:

Note:

Aufgabe	1	2	3	Σ
erreichbare Punkte	11	9	10	30
erreichte Punkte				

Bitte ...

- ... tragen Sie Name, Vorname und Matrikelnummer auf dem Deckblatt ein,
- ... rechnen Sie die Aufgaben auf separaten Blättern, **nicht** auf dem Angabeblatt,
- ... beginnen Sie für eine neue Aufgabe immer auch eine neue Seite,
- ... geben Sie auf jedem Blatt den Namen sowie die Matrikelnummer an und
- ... begründen Sie Ihre Antworten ausführlich.

Viel Erfolg!

1. In dieser Aufgabe wird die Radeinheit mit instabilem Aufbau aus Abbildung 1 betrachtet. 11 P. |

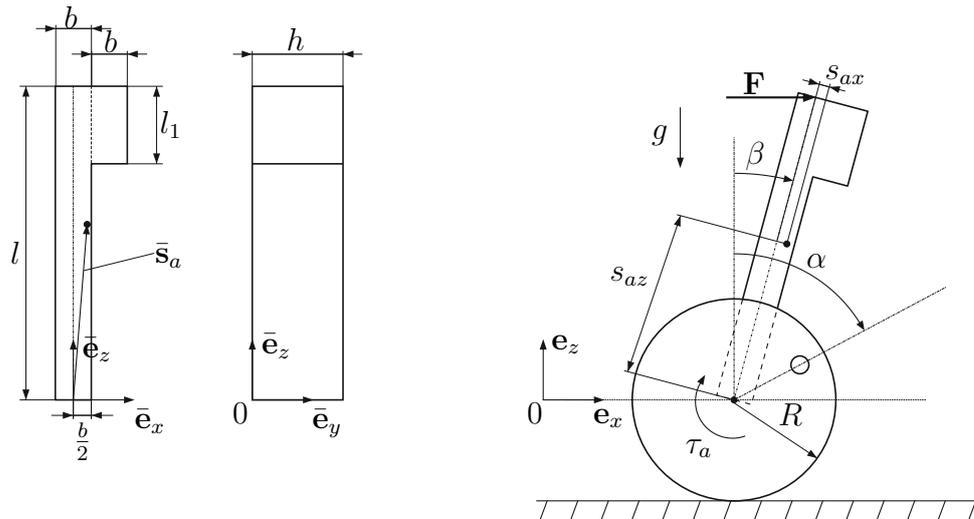


Abbildung 1: Links: Aufbau, rechts: gesamte Radeinheit.

- a) Der Aufbau besteht aus den zwei Quadern mit den Längen l sowie l_1 , der Breite b , der Höhe h und der Dichte ρ .
- Bestimmen Sie die Masse m_a des Aufbaus und den Vektor \bar{s}_a vom Ursprung des körperfesten Koordinatensystems $(0\bar{x}\bar{z})$ zum Schwerpunkt des Aufbaus. 1.5 P. |
Hinweis: Betrachten Sie hierbei nur Vektoren in der \bar{e}_x, \bar{e}_z Ebene.
 - Berechnen Sie die Massenträgheitsmomente $\theta_{\bar{y}\bar{y}}^{(S)}$ der beiden Quader bezüglich der $\bar{e}_y^{(S)}$ Achsen durch ihren jeweiligen Schwerpunkt. Geben Sie die Berechnungsvorschrift zur Berechnung des Massenträgheitsmoments $\theta_{\bar{y}\bar{y},a}^{(S)}$ des Aufbaus bezüglich der $\bar{e}_y^{(S)}$ Achse durch den Schwerpunkt des Aufbaus an. **Hinweis:** Sie müssen dieses nicht berechnen. 1.5 P. |

Für die weiteren Aufgaben sind die Masse m_a und das Massenträgheitsmoment $\theta_{yy,a}$ bezüglich des Schwerpunkts des Aufbaus, die Masse m_r und das Massenträgheitsmoment $\theta_{yy,r}$ bezüglich des Schwerpunkts des Rads, die Schwerpunktsabstände s_{ax} sowie s_{az} des Aufbaus und der Radius R des Rads gegeben.

- Geben Sie die Schwerpunktsvektoren \mathbf{r}_r des Rads und \mathbf{r}_a des Aufbaus im Inertialkoordinatensystem $(0xz)$ als Funktion der *generalisierten Koordinaten* $\mathbf{q} = [\alpha, \beta]^T$ an. Nehmen Sie hierzu an, dass der Schwerpunkt des Rades für $\alpha = 0$ im Ursprung des Inertialkoordinatensystem liegt. Berechnen Sie auch die Schwerpunktsvelocitäten \mathbf{v}_a und \mathbf{v}_r . 2 P. |
- Nehmen Sie nun $s_{ax} = 0$ an und bestimmen Sie die potenzielle und die kinetische Energie des Systems. 2 P. |
- Auf das Rad wirkt das Antriebsmoment τ_a . Außerdem wirkt die Kraft $\mathbf{F} = F\mathbf{e}_x$ auf den Aufbau. Geben Sie die *generalisierte Kraft* \mathbf{f} an. 1 P. |
- Ermitteln Sie die Bewegungsgleichungen des Systems unter Verwendung des *Euler-Lagrange-Formalismus*. 2 P. |
- Nehmen Sie für $F \neq 0$ an, dass sich die Radeinheit mit konstanter Winkelgeschwindigkeit $\dot{\alpha}$ bewegt. Berechnen Sie das notwendige Moment τ_a und den Winkel $\beta \in \left[-\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2}\right]$, für den $\dot{\beta} = 0$ gilt, aus den Bewegungsgleichungen. 1 P. |

Lösung:

a) i.

$$m_a = (l + l_1)bh\rho$$

$$\mathbf{s}_a = \frac{1}{l + l_1} \begin{bmatrix} bl_1 \\ \frac{l^2}{2} + ll_1 - \frac{l_1^2}{2} \end{bmatrix}$$

ii.

$$\theta_{\bar{y}\bar{y},Q1}^{(S)} = h\rho \frac{b^3l + bl^3}{12}$$

$$\theta_{\bar{y}\bar{y},Q2}^{(S)} = h\rho \frac{b^3l_1 + bl_1^3}{12}$$

$$\theta_{\bar{y}\bar{y},a}^{(S)} = \theta_{\bar{y}\bar{y},Q1}^{(S)} + m_{Q1}(\mathbf{s}_{Q1} - \mathbf{s}_a)^T(\mathbf{s}_{Q1} - \mathbf{s}_a) + \theta_{\bar{y}\bar{y},Q2}^{(S)} + m_{Q2}(\mathbf{s}_{Q2} - \mathbf{s}_a)^T(\mathbf{s}_{Q2} - \mathbf{s}_a)$$

mit

$$m_{Q1} = lbh\rho \quad m_{Q2} = l_1bh\rho$$

und

$$\mathbf{s}_{Q1} = \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{l}{2} \end{bmatrix} \quad \mathbf{s}_{Q2} = \begin{bmatrix} b \\ l - \frac{l_1}{2} \end{bmatrix}$$

b)

$$\mathbf{r}_r = \begin{bmatrix} \alpha R \\ 0 \end{bmatrix} \quad \mathbf{r}_a = \begin{bmatrix} \alpha R + s_{ax} \cos(\beta) + s_{az} \sin(\beta) \\ -s_{ax} \sin(\beta) + s_{az} \cos(\beta) \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{v}_r = \begin{bmatrix} \dot{\alpha} R \\ 0 \end{bmatrix} \quad \mathbf{v}_a = \begin{bmatrix} \dot{\alpha} R + \dot{\beta}(-s_{ax} \sin(\beta) + s_{az} \cos(\beta)) \\ \dot{\beta}(-s_{ax} \cos(\beta) - s_{az} \sin(\beta)) \end{bmatrix}$$

c)

$$V = mgs_{az} \cos(\beta)$$

$$T = \frac{1}{2}m_a(\dot{\alpha}^2 R^2 + \dot{\beta}^2 s_{az}^2 + 2\dot{\alpha}R\dot{\beta}s_{az} \cos(\beta)) + \frac{1}{2}m_r\dot{\alpha}^2 R^2 + \frac{1}{2}\Theta_{yy,a}\dot{\beta}^2 + \frac{1}{2}\Theta_{yy,r}\dot{\alpha}^2$$

d)

$$\mathbf{f} = \begin{bmatrix} \tau_a + FR \\ Fl \cos(\beta) \end{bmatrix}$$

e)

$$\begin{bmatrix} (\Theta_{yy,r} + (m_a + m_r)R^2)\ddot{\alpha} + (\cos(\beta)\ddot{\beta} - \sin(\beta)\dot{\beta}^2)m_aRs_{az} \\ (\Theta_{yy,a} + m_a s_{az}^2)\ddot{\beta} + \cos(\beta)\ddot{\alpha}m_aRs_{az} - gm_a s_{az} \sin(\beta) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \tau_a + FR \\ Fl \cos(\beta) \end{bmatrix}$$

f)

$$\tau_a = -FR$$

$$\beta = -\arctan\left(\frac{Fl}{s_{az}m_ag}\right)$$

2. In einer Haltevorrichtung ist eine Platte mit Hilfe einer kleinen Walze verklemmt. Der Winkel α , die Dicke der Platte d und deren Gewichtskraft $G = mg$ seien gegeben. Die Masse der Walze soll vernachlässigt werden. Die Walze unterliegt in beiden Kontaktpunkten trockener Haftreibung mit dem Koeffizienten μ_W . Das System steht im statischen Gleichgewicht. Verwenden Sie die Kräfte- und Momentenbilanz, um folgende Aufgaben zu lösen. 9 P. |

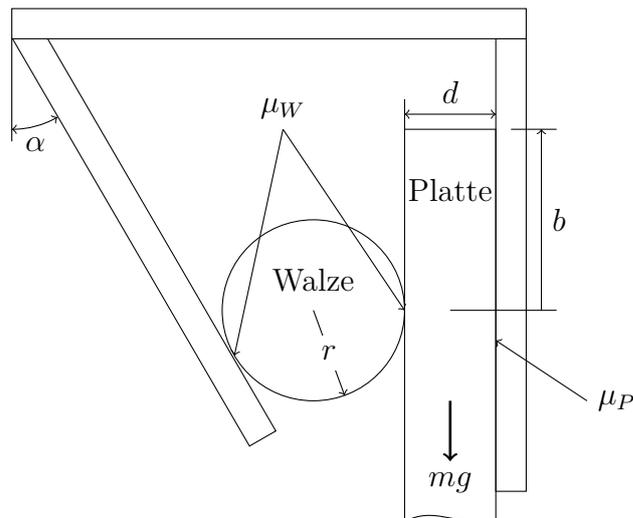


Abbildung 2: Haltevorrichtung

- a) Fertigen Sie je eine Skizze für die frei geschnittene Walze und Platte mit den wirkenden Kräften an. 2 P. |
- b) Ermitteln Sie den mindestens erforderlichen Haftreibungskoeffizienten μ_W der beiden Kontaktpunkte der Walze. **Hinweis:** μ_W ist für beide Kontaktpunkte gleich. Daher ist es ausreichend den Kontaktpunkt zwischen Wand und Walze zu betrachten. 2 P. |
- c) Bestimmen Sie für den Grenzfall des ideal glatten Kontakts zwischen Platte und Wand, also $\mu_P = 0$, die mindestens erforderliche Länge b der Platte. 4 P. |
- d) Nehmen Sie ideal starre Körper an (keine Deformation möglich). Wie groß darf die Masse der Platte sein, damit Haften auftritt? 1 P. |

- a) Es wirken auf beide Körper Normal- und Haltekräfte, sowie die Gewichtskraft auf die Platte.

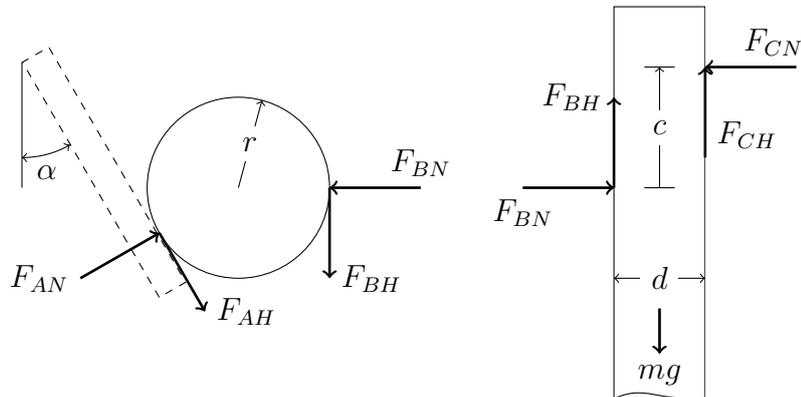


Abbildung 3: Freischnitt Walze, Platte

- b) Der Koeffizient muss

$$\mu_W \geq \frac{\sin(\alpha)}{1 + \cos(\alpha)}$$

erfüllen.

- c) Um das Moment der Kräfte F_{CN} und F_{BN} auszugleichen muss der Angriffspunkt C auf der Höhe

$$c = \frac{d \sin \alpha}{2(1 + \cos(\alpha))}$$

liegen.

- d) Da μ_W und μ_P nicht vom Gewicht der Platte abhängen spricht man von Selbsthemmung: die Kraft kann theoretisch (bis zur plastischen Verformung) unendlich werden.

3. In dieser Aufgabe wird die Heizung des in Abbildung 4 dargestellten Raums betrachtet. 10 P. |

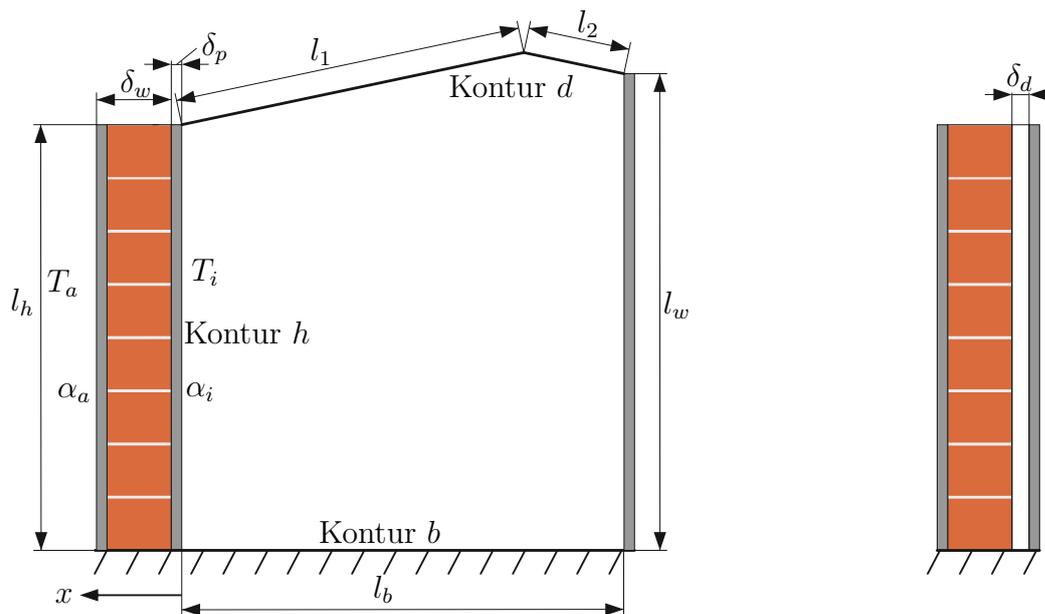


Abbildung 4: Links: Raumheizung, rechts: mit Innendämmung (ab Aufgabe b).

- a) Berechnen Sie die Verlustwärmestromdichte durch die Wand bei der Luftinnentemperatur T_i und der Außentemperatur T_a mit den Wärmeübergangskoeffizienten α_i und α_a und der Wärmeleitfähigkeit λ_w von Putz und Ziegel. 1 P. |

Nehmen Sie für die folgenden Aufgaben an, dass die Temperatur des Innenputzes (Dicke δ_p) mit einer integrierten Wandheizung konstant auf T_h geheizt wird.

- b) Wie dick muss eine Innendämmung (Wärmeleitkoeffizient λ_d) zwischen der Putz/Heizungsschicht und der Ziegelmauer gewählt werden, so dass der Wärmeverlust durch die Mauer nach Einbau der Wandheizung für die gegebenen Temperaturen T_i , T_a und T_h unverändert bleibt? 2 P. |
- c) Geben Sie den Temperaturverlauf in der Wand (bei Einsatz der Innendämmung) in Abhängigkeit der Koordinate x an. Skizzieren Sie diesen außerdem qualitativ für $\lambda_w = 2\lambda_d$. 2.5 P. |
- d) Ermitteln Sie den Sichtfaktor $F_{h,d}$ in Abhängigkeit der eingezeichneten Längen, wobei die Kontur h die beheizte Wand und die Kontur d die Raumdecke mit den Längen l_1 und l_2 bezeichnen. 2 P. |
- e) Die ungeheizte Wand (Länge l_w) und die Decke werden nun zur Kontur u zusammengefasst. Nehmen Sie an, dass die Sichtfaktoren $F_{h,b}$, $F_{h,u}$ $F_{b,u}$ gegeben sind und geben Sie allgemein die Berechnungsvorschrift für die restlichen Sichtfaktoren der Sichtfaktormatrix \mathbf{F} in Abhängigkeit der angegebenen Sichtfaktoren und der Längen an. 1.5 P. |
- f) Vernachlässigen Sie nun den Wärmeübergang im Innenraum ($\alpha_i = 0$). Geben Sie die Gleichung zur Bestimmung der unbekanntenen Temperaturen T_u und T_b und der notwendigen Heizleistungsdichte der Wandheizung \dot{q}_h (für gegebene Temperaturen T_h und T_a) an. Nehmen Sie hierzu ein konstantes ε an und fassen Sie die Temperaturen im Vektor \mathbf{T} geeignet zusammen. 1 P. |

Lösung:

a)

$$\dot{q} = k(T_i - T_a)$$

mit

$$k = \frac{1}{\frac{1}{\alpha_i} + \frac{\delta_w + \delta_p}{\lambda_w} + \frac{1}{\alpha_a}}$$

b)

$$\delta_d = \lambda_d \left(\frac{T_h - T_a}{k(T_i - T_a)} - \frac{\delta_w}{\lambda_w} - \frac{1}{\alpha_a} \right)$$

c)

$$T(x) = \begin{cases} T_h & \text{für } 0 \leq x < \delta_p \\ T_h - \dot{q} \frac{x - \delta_p}{\lambda_d} & \text{für } \delta_p \leq x < \delta_p + \delta_d \\ T_h - \dot{q} \left(\frac{\delta_d}{\lambda_d} + \frac{x - \delta_p - \delta_d}{\lambda_w} \right) & \text{für } \delta_p + \delta_d \leq x \leq \delta_p + \delta_d + \delta_w \end{cases}$$

d)

$$F_{h,d} = 1 - \frac{1}{2l_h} \left(l_h + \sqrt{l_b^2 + l_w^2} - \sqrt{l_b^2 + (l_w - l_h)^2} \right)$$

e)

$$F_{h,h} = 0$$

$$F_{b,b} = 0$$

$$F_{b,h} = \frac{l_h}{l_b} F_{h,b}$$

$$F_{u,h} = \frac{l_h}{l_1 + l_2 + l_w} F_{h,u}$$

$$F_{u,b} = \frac{l_b}{l_1 + l_2 + l_w} F_{b,u}$$

$$F_{u,u} = 1 - \frac{1}{l_1 + l_2 + l_w} (l_b F_{b,u} + l_h F_{h,u})$$

f)

$$\varepsilon(\mathbf{E} - \mathbf{F}(1 - \varepsilon))^{-1}(\mathbf{E} - \mathbf{F})\sigma \begin{bmatrix} T_h^4 \\ T_u^4 \\ T_b^4 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \dot{q}_h \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} k_2(T_h - T_a) \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \mathbf{0}$$

mit

$$\mathbf{F} = \begin{bmatrix} 0 & F_{h,u} & F_{u,h} \\ F_{u,h} & F_{u,u} & F_{u,b} \\ F_{b,h} & F_{b,u} & 0 \end{bmatrix}, \quad k_2 = \frac{1}{\frac{\delta_w}{\lambda_w} + \frac{\delta_d}{\lambda_d} + \frac{1}{\alpha_a}}$$