

SCHRIFTLICHE PRÜFUNG zur  
VU Modellbildung  
am 1.12.2017

Arbeitszeit: 150 min

Name:

Vorname(n):

Matrikelnummer:

Note:

Aufgabe	1	2	3	4	$\Sigma$
erreichbare Punkte	7	8	7	8	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 soll die in Abbildung 1 dargestellte Anordnung von zwei Federelementen mit einer konzentrierten Punktmasse untersucht werden. 7 P.

Im Rahmen der Berechnungen soll lediglich die Bewegung der Punktmasse  $m$  in  $x$ -Richtung betrachtet werden. Die Position der Masse wird mit  $s$  bezeichnet. Die Position  $s = s_{01}$  entspricht der entspannten Länge des Federelementes mit der Steifigkeit  $c_1$ . Die Position  $s = s_{02}$  entspricht der entspannten Länge des Federelementes mit der Steifigkeit  $c_2$ . Weiteres soll  $c_1 > 0$  und  $c_2 > 0$  gelten.

Bekannt:  $c_1, s_{01}, c_2, s_{02}$ .

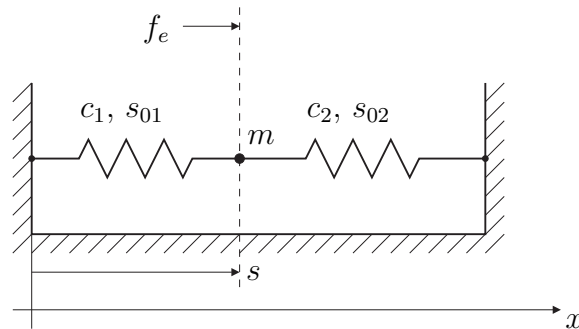


Abbildung 1: Eindimensionale Feder-Massekonfiguration.

- Geben Sie für  $f_e = 0$  die Federkräfte, eine Gesamtsteifigkeit  $c_g$  und die dazugehörige entspannte Länge  $s_{0g}$  an. 3 P.
- Ermitteln Sie die Bewegungsgleichung der Punktmasse über den Impulserhaltungssatz. 1 P.
- Bestimmen Sie den stationären Punkt  $s_F$  für eine konstante externe Kraft  $f_e = F$ . 2 P.
- Nach einer geeigneten Koordinatentransformation ergibt sich die Bewegungsgleichung des Systems aus Abbildung 1 für  $f_e = 0$  zu  $m\ddot{x} = -c_g x$ . Verwenden Sie den Lösungsansatz  $x(t) = x_0 \cos(\omega_0 t)$ . Bestimmen Sie die Eigenfrequenz  $\omega_0$  und zeigen Sie, dass es sich bei der Relation  $x(t) = x_0 \cos(\omega_0 t)$  um eine Lösung der Differentialgleichung  $m\ddot{x} = -c_g x$  handelt. 1 P.

*Lösung:*

*a) Federkräfte, Gesamtsteifigkeit und entspannte Länge*

$$\begin{aligned}f_1 &= c_1(s - s_{01}) \\f_2 &= c_2(s - s_{02}) \\c_g &= c_1 + c_2 \\s_{0g} &= \frac{c_1 s_{01} + c_2 s_{02}}{c_g}\end{aligned}$$

*b) Bewegungsgleichung*

$$m\ddot{s} = -c_g(s - s_{og}) + f_e$$

*c) Stationärer Punkt*

$$s = \frac{F + c_g s_{0g}}{c_g}$$

*d) Eigenfrequenz*

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{c_g}{m}}$$

2. Zwei Punktmassen  $m_1$  und  $m_2$  sind durch einen masselosen Faden konstanter Länge  $L = r + h$  verbunden. Der Faden gleitet durch ein Loch in einer Ebene, wobei die Masse  $m_2$  an dem Faden vertikal bewegt werden kann und die Masse  $m_1$  auf der Ebene um das Loch mit dem Radius  $r$  und dem Winkel  $\varphi$  rotiert, siehe Abbildung 2. Dabei wird angenommen, dass das Seil stets gespannt sei und keine Reibung im System auftritt. Zusätzlich soll eine externe Kraft  $f_e$  berücksichtigt werden, welche an  $m_2$  in Richtung  $\mathbf{e}_z$  wirkt. 8 P.

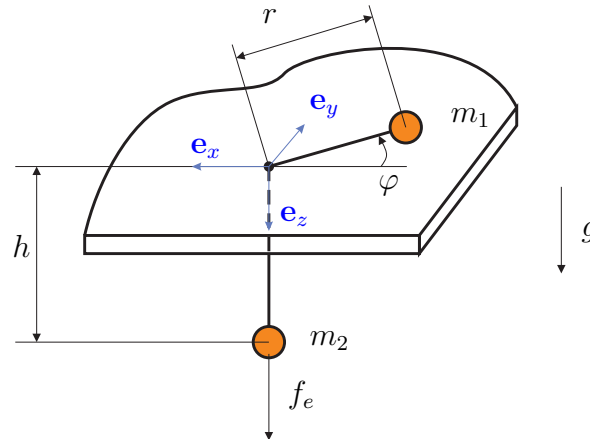


Abbildung 2: Zwei mit einem Seil verbundene Massen.

- Wie viele Freiheitsgrade hat das System? Begründen Sie ihre Antwort. 1 P.
- Stellen Sie die Lagrange-Funktion des Systems auf. Verwenden Sie dabei geeignete unabhängige Koordinaten aus der Menge  $\{r, h, \varphi\}$ . 3 P.
- Bestimmen Sie die Bewegungsgleichungen des Systems mithilfe des Euler-Lagrange Formalismus. 3 P.
- Nun wird angenommen, dass die Position der Masse  $m_2$  fixiert ist. Bestimmen Sie die Anzahl der Freiheitsgrade und die Bewegungsgleichungen ausgehend von der vorherigen Lösung. Interpretieren Sie das Ergebnis. 1 P.

Lösung:

a) Ein Körper im freien Raum hat maximal drei Freiheitsgrade. Das System bestehend aus zwei Körpern hat durch die vier Zwangsbedingungen  $z_1 = 0$ ,  $x_2 = y_2 = 0$  und  $z_2 + \sqrt{x_1^2 + y_1^2} = L$  schließlich  $2 \cdot 3 - 4 = 2$  Freiheitsgrade.

b) Die Lösung ist abhängig von der Wahl der generalisierten Koordinaten:

$\mathbf{q} = \begin{bmatrix} h \\ \varphi \end{bmatrix}$  Schwerpunkt von Masse 1:

$$\mathbf{r}_1 = (L - h) \begin{bmatrix} -\cos \varphi \\ \sin \varphi \\ 0 \end{bmatrix}$$

Schwerpunkt von Masse 2:

$$\mathbf{r}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ h \end{bmatrix}$$

Geschwindigkeit der Masse 1:

$$\dot{\mathbf{r}}_1 = \begin{bmatrix} (L - h)\dot{\varphi} \sin \varphi + \dot{h} \cos \varphi \\ (L - h)\dot{\varphi} \cos \varphi - \dot{h} \sin \varphi \\ 0 \end{bmatrix}$$

Geschwindigkeit der Masse 2:

$$\dot{\mathbf{r}}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{h} \end{bmatrix}$$

Translatorische kinetische Energie

$$T_t = \frac{1}{2} m_1 \dot{\mathbf{r}}_1^T \dot{\mathbf{r}}_1 + \frac{1}{2} m_2 \dot{\mathbf{r}}_2^T \dot{\mathbf{r}}_2$$

Rotatorische kinetische Energie  $T_r = 0$ , da es sich um zwei Punktmassen handelt.

Potentielle Energie

$$V = -m_2 g h$$

Lagrange-Funktion

$$L = T_t - V = \frac{1}{2} m_1 \left( (L - h)^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{h}^2 \right) + \frac{1}{2} m_2 \dot{h}^2 + m_2 g h$$

$\mathbf{q} = \begin{bmatrix} r \\ \varphi \end{bmatrix}$  Schwerpunkt von Masse 1:

$$\mathbf{r}_1 = r \begin{bmatrix} -\cos \varphi \\ \sin \varphi \\ 0 \end{bmatrix}$$

Schwerpunkt von Masse 2:

$$\mathbf{r}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ L - r \end{bmatrix}$$

*Geschwindigkeit der Masse 1:*

$$\dot{\mathbf{r}}_1 = \begin{bmatrix} r\dot{\varphi} \sin \varphi - \dot{r} \cos \varphi \\ r\dot{\varphi} \cos \varphi + \dot{r} \sin \varphi \\ 0 \end{bmatrix}$$

*Geschwindigkeit der Masse 2:*

$$\dot{\mathbf{r}}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -\dot{r} \end{bmatrix}$$

*Translatorische kinetische Energie*

$$T_t = \frac{1}{2} m_1 \dot{\mathbf{r}}_1^T \dot{\mathbf{r}}_1 + \frac{1}{2} m_2 \dot{\mathbf{r}}_2^T \dot{\mathbf{r}}_2$$

*Rotatorische kinetische Energie*  $T_r = 0$ , da es sich um zwei Punktmassen handelt.

*Potentielle Energie (Abhängig von der Wahl von  $V(r=0)$ )*

$$V = -m_2 g (L - r)$$

*Lagrange-Funktion*

$$L = T_t - V = \frac{1}{2} m_1 (r^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{r}^2) + \frac{1}{2} m_2 \dot{h}^2 + m_2 g (L - r)$$

c) Die Lösung ist wieder abhängig von der Wahl der generalisierten Koordinaten:

$$\mathbf{q} = \begin{bmatrix} h \\ \varphi \end{bmatrix} \quad \text{Externe Kraft}$$

$$\mathbf{f}_e = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ f_e \end{bmatrix}$$

*Generalisierte Kräfte*

$$f_h = \mathbf{f}_e^T \frac{\partial \mathbf{r}_2}{\partial h} = f_e$$
$$f_\varphi = 0$$

*Bewegungsgleichungen*

$$\ddot{h} = \frac{f_e + m_2 g - m_1 (L - h) \dot{\varphi}^2}{m_1 + m_2}$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{2\dot{\varphi}\dot{h}}{(L - h)}$$

$$\mathbf{q} = \begin{bmatrix} r \\ \varphi \end{bmatrix} \quad \text{Externe Kraft}$$

$$\mathbf{f}_e = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ f_e \end{bmatrix}$$

### Generalisierte Kräfte

$$f_r = \mathbf{f}_e^T \frac{\partial \mathbf{r}_2}{\partial r} = -f_e$$
$$f_\varphi = 0$$

### Bewegungsgleichungen

$$\ddot{r} = \frac{-f_e - m_2 g + m_1 r \dot{\varphi}^2}{m_1 + m_2}$$
$$\ddot{\varphi} = -\frac{2\dot{\varphi}\dot{r}}{r}$$

- d) Da  $h = z_2 = \text{konst.}$  gilt, muss auch  $r = \text{konst.}$  und somit  $\dot{h} = 0$ ,  $\dot{r} = 0$  gelten. Das System hat nun nur mehr einen Freiheitsgrad, den Winkel  $\varphi$ . Somit folgt aus der Bewegungsgleichung  $\ddot{\varphi} = 0$  und daraus  $\dot{\varphi} = \text{konst.}$ . Die Masse  $m_1$  bewegt sich somit auf einer Kreisbahn mit der konstanten Winkelgeschwindigkeit  $\dot{\varphi}$  um den Ursprung, welche ausschließlich von den Anfangsbedingungen abhängt.

3. Betrachtet wird der in Abbildung 3 dargestellte elektrische Leiter mit dem längenbezogenen elektrischen Widerstand  $R'$  (Einheit  $\Omega \text{ m}^{-1}$ ). Der Leiter wird vom zunächst unbekannten Strom  $I$  durchflossen, hat eine homogene Temperatur  $T_l$  und ist mit einer elektrischen Isolationsschicht umgeben. Die Wärmekapazität der elektrischen Isolierschicht ist vernachlässigbar. Die Oberfläche tauscht mit der Umgebung (Lufttemperatur  $T_\infty$ ) Wärme in Form von Konvektion mit dem gemittelten Wärmeübergangskoeffizienten  $\alpha_o$  aus. Der Wärmeübergang an der Kontaktfläche zwischen Leiter und Isolationsschicht wird durch den Wärmeübergangskoeffizienten  $\alpha_i$  charakterisiert. 7 P.

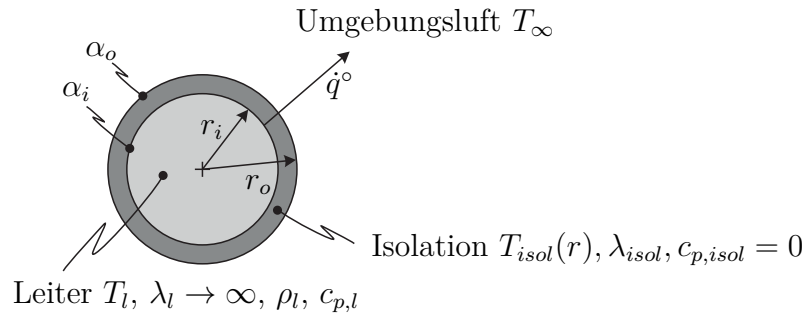


Abbildung 3: Stromdurchflossener Leiter mit elektrischer Isolationsschicht.

- a) Geben Sie den auf die Leiterlänge  $L \gg r_o$  bezogenen Wärmestrom  $\dot{q}^\circ$  vom Leiter zur Umgebung für unbekanntes  $I$  in Abhängigkeit von  $T_l$  und  $T_\infty$  an. 2 P.
- b) Aus dem Energieerhaltungssatz folgt für die Temperatur eines Körpers mit dem Volumen  $\mathcal{V}$  3 P.

$$\int_{\mathcal{V}} \rho c_p \frac{dT}{dt} d\mathcal{V} = \dot{Q} + P_{el}$$

mit dem über die Berandung  $\partial\mathcal{V}$  von  $\mathcal{V}$  zugeführten Wärmestrom  $\dot{Q}$  sowie der zugeführten elektrischen Leistung  $P_{el}$ . Geben Sie die vollständige Differentialgleichung für die Temperatur des Leiters  $T_l$  aus den gegebenen Groen an. Gehen Sie hierbei davon aus, dass der Strom  $I$  nun bekannt ist.

- c) Bestimmen Sie die Temperatur  $T_l$  als eine Funktion der konstanten Stromstärke  $I$  im stationären Fall. 2 P.



Lösung:

a) Der längenbezogene Wärmestrom durch die Isolierung lautet

$$\dot{q}^\circ = (T_l - T_\infty) \underbrace{\frac{2\pi}{\frac{1}{r_i \alpha_i} + \frac{1}{\lambda_{isol}} \ln \frac{r_o}{r_i} + \frac{1}{r_o \alpha_o}}}_{:=k^\circ} .$$

b) Da  $T_l$ ,  $\rho_l$ ,  $c_{p,l}$  homogen verteilt sind gilt

$$\int_V \rho_l c_{p,l} \frac{dT_l}{dt} dV = r_i^2 \pi \rho_l c_{p,l} L \frac{dT_l}{dt} .$$

Mit der zugeführten elektrischen Leistung (Joulsche Wärme)  $P_{el} = I^2 R' L$  und  $\dot{Q} = -\dot{q}^\circ L$  ergibt sich die Differentialgleichung für die Temperatur des Leiters

$$\frac{dT_l}{dt} = \frac{-\dot{q}^\circ + I^2 R'}{r_i^2 \pi \rho_l c_{p,l}} .$$

c) Über die stationäre Lösung  $\frac{dT_l}{dt} = 0$  folgt

$$T_l = T_\infty + \frac{I^2 R'}{k^\circ}$$

für die Temperatur des Leiters bei bekanntem Strom  $I$ .

4. Abbildung 4 zeigt einen doppelwandigen zylinderförmigen Behälter. Dieser ist durch eine Vakuumschicht zwischen den zwei Wänden isoliert. Es soll die stationäre Wärmeübertragung untersucht werden. 8 P.

Der Behälter ist mit einem Gasgemisch mit einer konstanten mittleren Temperatur befüllt. Der vom Gasgemisch ausgehende, auf die Rohrlänge bezogene Wärmestrom sei  $\dot{q}_G^\circ$  in W/m (positiv nach außen). Die Zylinderwände seien vernachlässigbar dünn. Die Oberfläche  $A_1$  soll als schwarzer diffuser Strahler betrachtet werden. Die Oberfläche  $A_2$  ist ein grauer diffuser Strahler. An die umgebende Oberfläche, welche im Mittel die feste Temperatur  $T_\infty$  besitzt, geht Wärme ausschließlich über freie Konvektion an der äußeren Oberfläche verloren. Die Wärmeverluste über die Grund- und Deckfläche, sowie jene der thermischen Strahlung zwischen den Oberflächen  $A_2$  und der Umgebung können vernachlässigt werden.

Bekannt:  $\dot{q}_G^\circ$ ,  $d_1$ ,  $\varepsilon_1 = 1$ ,  $d_2$ ,  $\varepsilon_2 < 1$ ,  $\alpha$ ,  $T_\infty$ .

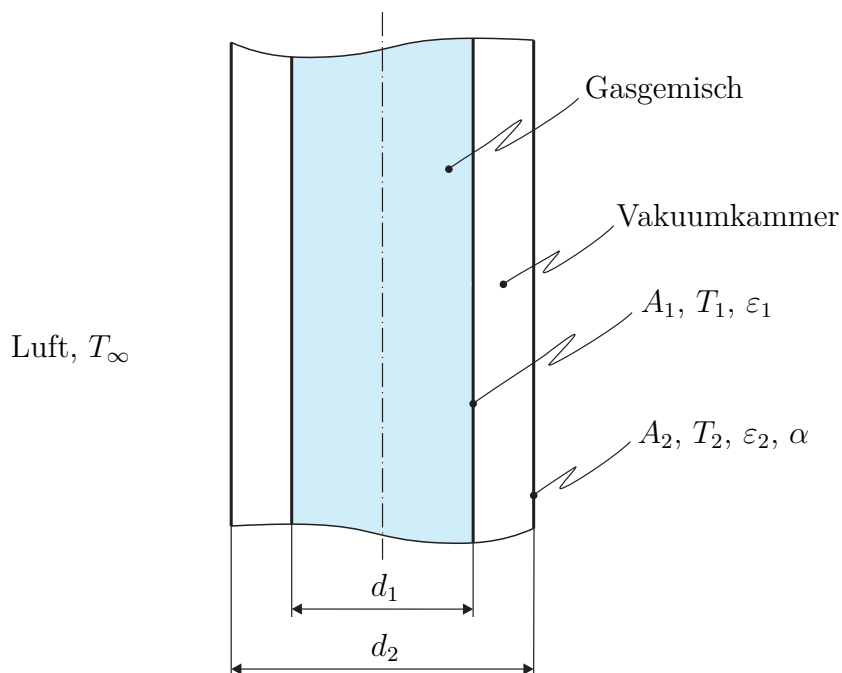


Abbildung 4: Zylinderförmiger Gasbehälter.

- a) Berechnen Sie basierend auf den angegebenen bekannten Größen die Temperatur  $T_2$  des Außenrohrs. 2 P.
- b) Bestimmen Sie für die thermische Strahlung in der Vakuumschicht die Sichtfaktoren zwischen den Oberflächen  $A_1$  und  $A_2$ . Geben Sie die Sichtfaktormatrix an. 2 P.
- c) Ermitteln Sie die Zusammenhänge der Nettowärmestromdichten an den Oberflächen  $A_1$  und  $A_2$  zufolge von thermischer Strahlung in der Vakuumschicht. Wählen Sie hierfür die Vektoren  $\dot{\mathbf{q}} = [\dot{q}_1 \quad \dot{q}_2]^T$ ,  $\mathbf{T}^4 = [T_1^4 \quad T_2^4]^T$  und  $\boldsymbol{\varepsilon} = [1 \quad \varepsilon_2]^T$ . Zeichnen Sie die Nettowärmestromdichten  $\dot{q}_1$  und  $\dot{q}_2$  an den Oberflächen  $A_1$  und  $A_2$  mit zwei Pfeilen in Abbildung 4 ein. 2 P.
- d) Bestimmen Sie die Temperatur  $T_1$  des Innenrohrs unter der Annahme, dass zusätzlich zu den gegebenen Größen auch  $T_2$  bekannt ist. 2 P.

*Lösung:*

a) Temperatur  $T_2$

$$\begin{aligned}\dot{q}_2 &= -\alpha(T_2 - T_\infty) \\ \dot{q}_2 &= -\frac{1}{d_2\pi}\dot{q}_G^\circ \\ T_2 &= \frac{1}{d_1\pi\alpha}\dot{q}_G^\circ + T_\infty\end{aligned}$$

b) Sichtfaktoren

$$\begin{aligned}A_1 \text{ istkonvex} : F_{11} &= 0 \\ \text{Summenregel} : F_{11} + F_{12} &= 1 \quad F_{12} = 1 \\ \text{Reziprozitätsgesetz} : A_1 F_{12} &= A_2 F_{21} \quad F_{21} = \frac{A_1}{A_2} F_{12} = \frac{d_1}{d_2} = D \\ \text{Summenregel} : F_{21} + F_{22} &= 1 \quad F_{22} = 1 - D \\ F &= \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ D & 1 - D \end{bmatrix}\end{aligned}$$

c) Nettowärmestromdichten

$$\begin{bmatrix} \dot{q}_1 \\ \dot{q}_2 \end{bmatrix} = \frac{\sigma\varepsilon_2}{\varepsilon_2(1-D) + 1} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -D & D \end{bmatrix} \begin{bmatrix} T_1^4 \\ T_2^4 \end{bmatrix}$$

d) Temperatur  $T_1$

$$\begin{aligned}\dot{q}_1 &= k(T_1^4 - T_2^4), \text{ mit } k = \frac{\sigma\varepsilon_2}{\varepsilon_2(1-D) + 1} \\ \dot{q}_1 &= \frac{1}{d_1\pi}\dot{q}_G^\circ \\ T_1 &= \left( \frac{1}{kd_1\pi}\dot{q}_G^\circ + T_2^4 \right)^{\frac{1}{4}}\end{aligned}$$