

Technische Mechanik III
 Prof. Dr. W. Kröber

Zur Bewertung der Aufgaben muss der gesamte Lösungsweg ersichtlich sein.

Bearbeitungszeit : 120 min

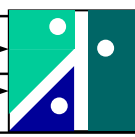
Erlaubte Hilfsmittel :

- Schreib- und Zeichengerät
- Taschenrechner
- Formelsammlung "Vorzeichenfestlegung der ..."
- Formelsammlung "Gleichförmige Bewegung ..."
- Formelsammlung "Newton: ..."
- Formelsammlung "Massenträgheitsmomente: ..."

- Die folgenden Hilfsblätter aus "früheren Zeiten" dürfen auch noch verwandt werden:
 - Schwerpunkte von Flächen und Linien
 - Flächen- und Widerstandsmomente für die Biegung
 - Durchbiegungen und Neigungswinkel der ...
 - Knicken - Formeln und Daten
 - Querschnittsgrößen bei der Torsion von Stäben mit nicht kreisförmigem ...

Note : _____

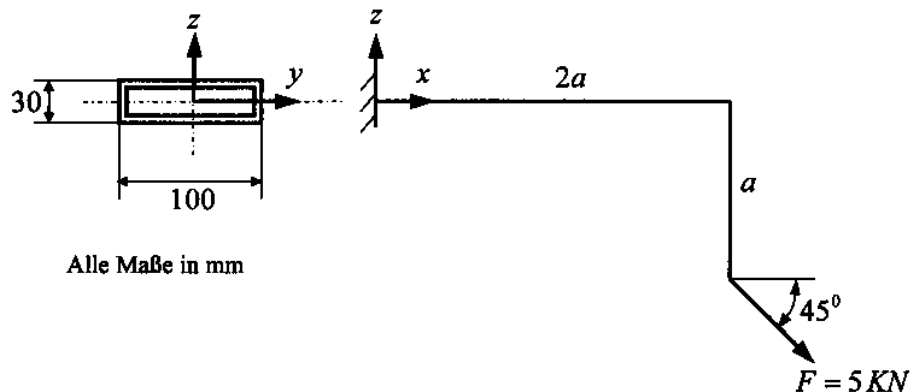
Aufgabe	erreichte Punkte
1	
2	
3	
4	
5	
6	
Summe	



FH Koblenz
 FB Maschinenbau
 © Prof. Dr. Kröber
 Technische Mechanik III
 Prüfung 23.01.2007

Aufgabe 1 (27P)

Die abgebildete Konstruktion besteht aus Vierkantrohr. Die Außenmaße des Vierkantrohres betragen 30mm x 100mm. Die Wandstärke sei $t=5\text{mm}$ (=konstant). Das Maß a beträgt $a=400\text{mm}$. Zu untersuchen sind die Spannungsverhältnisse an der Einspannstelle.

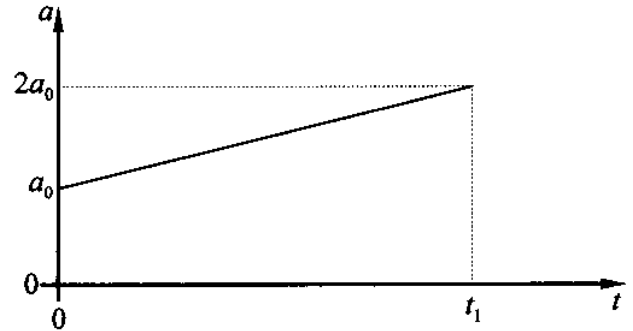


- a. Bestimmen Sie den Ort und die Größe der maximalen Normalspannung!
- b. Wo liegt die neutrale Faser?
- c. Wie groß ist die Schubspannung infolge der Querkraft bei $z=0\text{mm}$?

Aufgabe 2 (15P)

Ein Massepunkt wird gemäß dem dargestellten zeitlichen Verlauf beschleunigt. Zum Zeitpunkt $t=0$ ist der Massepunkt in Ruhe. Gegeben sind die Endgeschwindigkeit v_1 des Massepunktes nach dem Abschluss des Beschleunigungsvorganges und der während der Beschleunigung zurückgelegte Weg s_1 .

- Bestimmen Sie die Beschleunigungszeit t_1 und den Wert für a_0 (formelmäßige und numerische Lösung)!
- Wie groß ist die während des Beschleunigungsvorganges geleistete Arbeit, wenn die Masse des Massepunktes $m=2\text{kg}$ beträgt (nur numerische Lösung)?

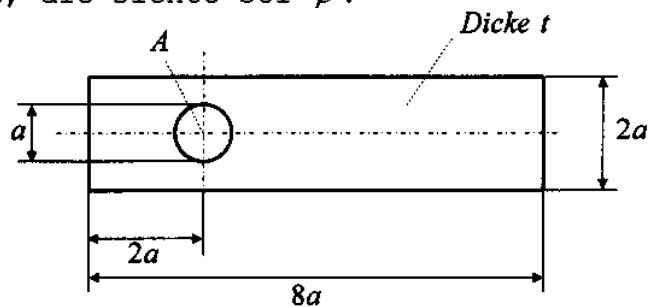


Zahlenwerte für die numerische Lösung: $v_1 = 45\text{m/s}$; $s_1 = 200\text{m}$

Aufgabe 3 (14P)

Für den abgebildeten Flachstahl mit der eingetragenen Bohrung (Durchmesser a) ist das Massenträgheitsmoment bezüglich der Drehachse A (Drehachse senkrecht zur Zeichenebene) zu bestimmen! Die Dicke t des Flachstahls ist konstant, die Dichte sei ρ .

Ziel: $J_A = f(a, t, \rho) = ?$

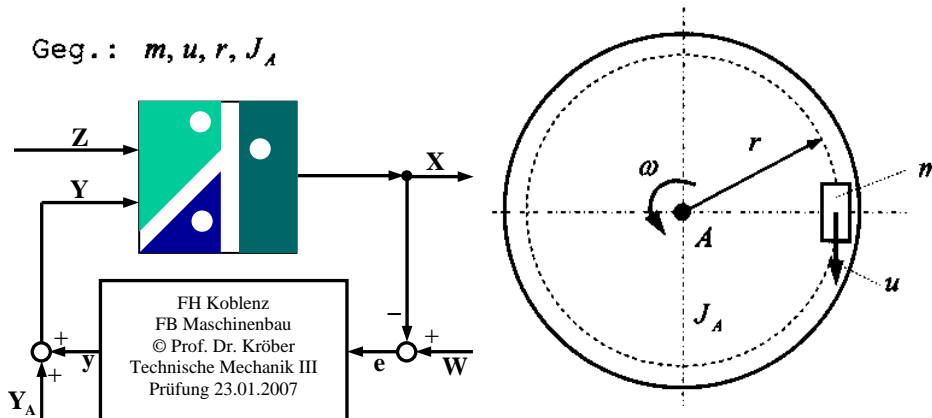


Aufgabe 4 (8P)

Auf einer reibungsfrei drehbar gelagerten Scheibe (Drehpunkt A) mit dem Massenträgheitsmoment J_A steht ein Wagen mit der Masse m . Das System befindet sich zum Zeitpunkt $t=0$ in Ruhe. Dann fährt der Wagen mit der Relativgeschwindigkeit u in Umfangsrichtung. Infolge dessen dreht sich die Scheibe mit der Winkelgeschwindigkeit ω .

Wie groß ist die sich einstellende Winkelgeschwindigkeit ω ?

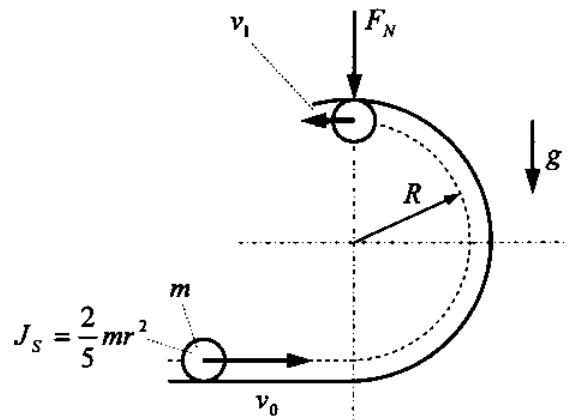
Geg.: m, u, r, J_A



Aufgabe 5 (16P)

Eine Kugel mit dem Radius r und der Masse m rollt horizontal mit der Anfangsgeschwindigkeit v_0 . Dann durchläuft die Kugelbahn einen Halbkreis. Der Hebelarm der Rollreibung sei stets gleich Null. Annahme: Der Haftreibungskoeffizient zwischen Kugel und Bahn sei stets so groß, dass die Kugel nicht rutscht.

- Wie groß ist die Geschwindigkeit v_1 im oberen Totpunkt (Hochpunkt der Bahn, siehe Abbildung)?
- Wie groß ist die Normalkraft F_N in diesem oberen Totpunkt?
- Wie groß muss v_0 mindestens sein, damit im oberen Totpunkt die Normalkraft gerade Null wird?



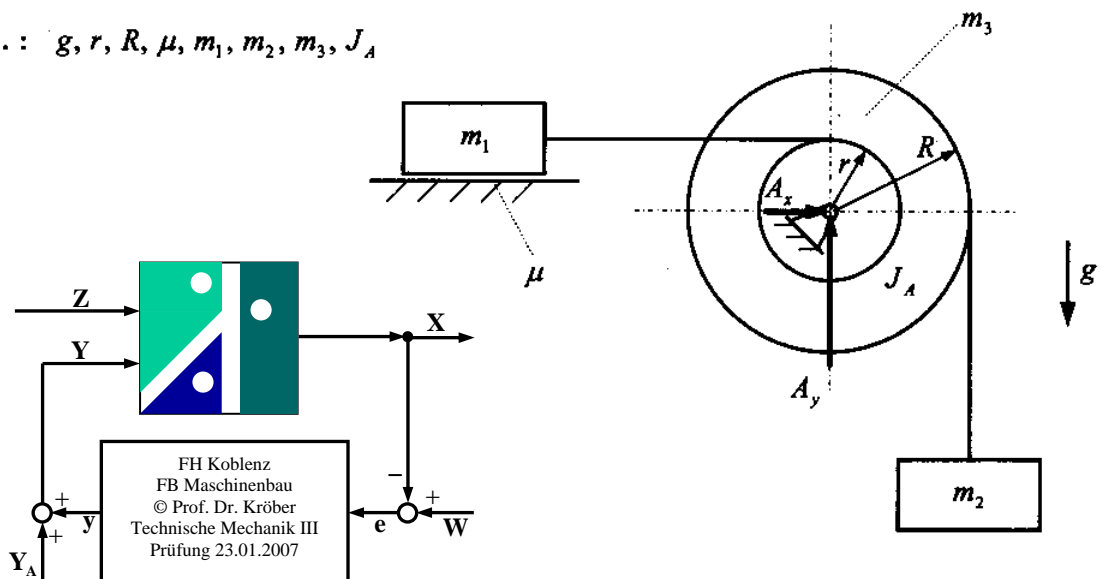
Geg.: m, g, r, R, v_0

Aufgabe 6 (20P)

Die abgesetzte Rolle (Massenträgheitsmoment J_A) ist reibungsfrei gelagert. Die Seile seien starr und masselos. Das System ist zunächst in Ruhe. Das System kommt durch die Gewichtskraft der Masse m_2 in Bewegung.

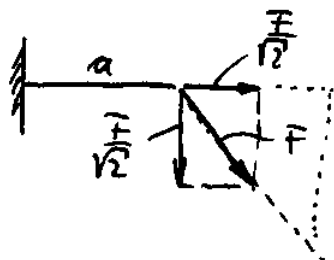
- Wie groß ist die sich einstellende Winkelbeschleunigung der Rolle?
- Wie groß sind die Lagerkräfte A_x und A_y während der Beschleunigungsphase?

Geg.: $g, r, R, \mu, m_1, m_2, m_3, J_A$



Lösungen Technische Mechanik III 23.01.07 Blatt 1

1.a)



$$N = \frac{F}{\sqrt{2}} = \frac{5000 \text{ N}}{\sqrt{2}} = 3535,5 \text{ N}$$

$$M_b = \frac{F}{\sqrt{2}} \cdot a = \frac{5000 \text{ N}}{\sqrt{2}} \cdot 400 \text{ mm} = 1414,2 \text{ Nm}$$

$$A = (30 \cdot 100 - 20 \cdot 90) \text{ mm}^2 = 1200 \text{ mm}^2$$

$$J = \frac{1}{12} (100 \cdot 30^3 - 90 \cdot 20^3) \text{ mm}^4 = 165000 \text{ mm}^4$$

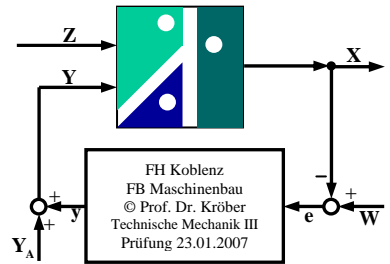
$$W_b = \frac{J}{e} = \frac{165000}{15} \text{ mm}^3 = 11000 \text{ mm}^3$$

$$\sigma_z = \frac{N}{A} = \frac{3535,5}{1200} \text{ N/mm}^2 = 2,946 \text{ N/mm}^2$$

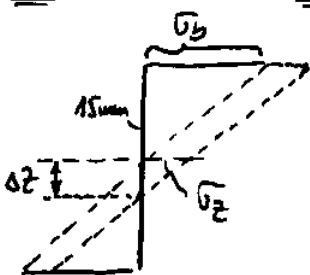
$$\sigma_b = \frac{M_b}{W_b} = \frac{1414,2 \cdot 1000}{11000} \text{ N/mm}^2 = 128,56 \text{ N/mm}^2$$

größte Normalspannung σ bei $z = +15 \text{ mm}$ (oben)

$$\underline{\underline{\sigma = \sigma_z + \sigma_b = \dots = 131,51 \text{ N/mm}^2}}$$



1.b)



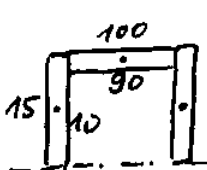
$$\frac{\sigma_b}{15 \text{ mm}} = \frac{\sigma_z}{\Delta z} \Rightarrow \Delta z = \frac{\sigma_z}{\sigma_b} \cdot 15 \text{ mm} = \frac{2,946}{128,56} \cdot 15 \text{ mm} = 0,344 \text{ mm}$$

(unterhalb $z=0$)

oder: $\sigma = \frac{N}{A} + \frac{M_b}{J} \cdot z \stackrel{!}{=} 0$

$$\Rightarrow \underline{\underline{z = -\frac{N \cdot J}{M_b \cdot A} = -\frac{3535,5 \cdot 165000}{1414,2 \cdot 10^3 \cdot 1200} \text{ mm} = -0,344 \text{ mm}}}$$

1.c) $Q = N = 3535,5 \text{ N}$



$$H_y = \frac{1}{2} (100 \cdot 15^2 - 90 \cdot 10^2) \text{ mm}^3 = 6750 \text{ mm}^3$$

oder: $H_y = (90 \cdot 5 \cdot 12,5 + 2 \cdot 15 \cdot 5 \cdot 7,5) \text{ mm}^3 = 6750 \text{ mm}^3$

$$\underline{\underline{\tau(z=0) = \frac{Q \cdot H_y}{J_y \cdot b} = \frac{3535,5 \cdot 6750}{165000 \cdot 10} \text{ N/mm}^2 = 14,46 \text{ N/mm}^2}}$$

Lösungen Technische Mechanik III 23.01.07 Blatt 2

2. a) $a(t) = a_0 + \frac{a_0}{t_1} \cdot t$

$v(t) = \int a(t) dt + C_1 = \dots = a_0 \cdot t + \frac{1}{2} \frac{a_0}{t_1} t^2 + C_1 \xrightarrow{v(0)=0} (AB)$

$t = t_1: v_1 = a_0 \cdot t_1 + \frac{1}{2} \frac{a_0}{t_1} t_1^2 = \frac{3}{2} a_0 \cdot t_1 \quad (1)$

$s(t) = \int v(t) dt + C_2 = \dots = \frac{1}{2} a_0 t^2 + \frac{1}{6} \frac{a_0}{t_1} t^3 + C_2 \xrightarrow{s(0)=0} (AB)$

$t = t_1: s_1 = \frac{1}{2} a_0 t_1^2 + \frac{1}{6} \frac{a_0}{t_1} t_1^3 = \frac{2}{3} a_0 t_1^2 \quad (2)$

in (1): $a_0 = \frac{2 \cdot v_1}{3 t_1}$ in (2): $s_1 = \frac{2}{3} \frac{2 \cdot v_1}{3 t_1} \cdot t_1^2 = \frac{4}{9} v_1 t_1$

$t_1 = \frac{9 \cdot s_1}{4 \cdot v_1} = \frac{9 \cdot 200m}{4 \cdot 45m/s} = 10s$

Rückeinsetzen:

$a_0 = \frac{2 \cdot v_1}{3 t_1} = \frac{8 v_1^2}{27 t_1} = \frac{8 \cdot 45^2}{27 \cdot 200} \text{ m/s}^2 = 3 \text{ m/s}^2$

b) $W_{kin} = \Delta E_{kin} = \frac{m}{2} (v_1^2 - 0^2) = \frac{2}{2} \cdot 45^2 J = 2025 J$

3) $J_A = \frac{1}{12} m (b^2 + h^2) + m \cdot \tilde{a}^2 - \frac{1}{2} \tilde{m} \cdot \tilde{r}^2$ "Steiner Anteil"

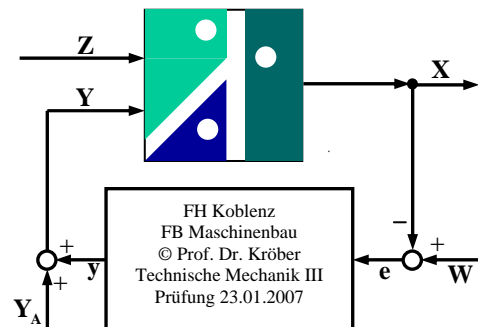
$= \frac{1}{12} \frac{8 \cdot a \cdot 2a \cdot t \cdot \rho}{m} ((8a)^2 + (2a)^2) + \frac{8a \cdot 2a \cdot t \cdot \rho}{m} \tilde{a}^2 - \frac{1}{2} \frac{a^2 \pi \cdot t \cdot \rho}{\tilde{m}} \left(\frac{a}{2}\right)^2$

$= \frac{4}{3} a^4 t \cdot \rho (64a^2 + 4a^2) + 64a^4 t \cdot \rho - \frac{\pi}{32} a^4 t \cdot \rho$

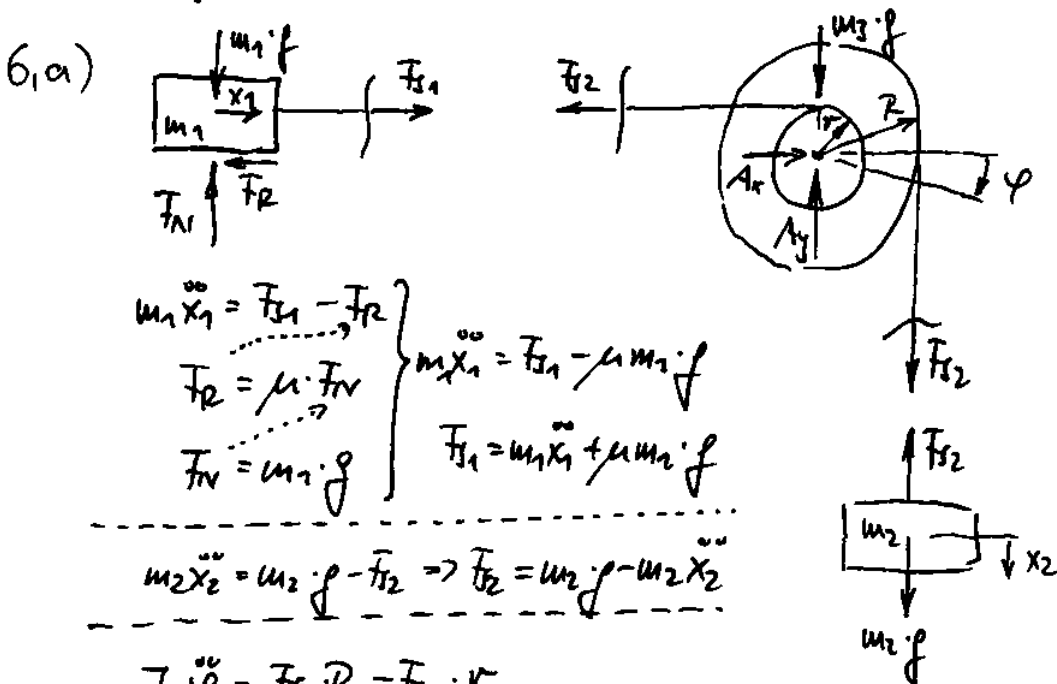
$= \frac{272}{3} a^4 t \cdot \rho + 64a^4 t \cdot \rho - \frac{\pi}{32} a^4 t \cdot \rho$

$J_A = \left(\frac{464}{3} - \frac{\pi}{32} \right) a^4 t \cdot \rho$

$\approx 154,568$



Lösungen Technische Mechanik III 23.01.07 Blatt 4



$$\left. \begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1 &= F_{S1} - F_R \\ F_R &= \mu \cdot F_N \\ F_N &= m_1 \cdot g \end{aligned} \right\} \begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1 &= F_{S1} - \mu m_1 g \\ F_{S1} &= m_1 \ddot{x}_1 + \mu m_1 g \end{aligned}$$

$$m_2 \ddot{x}_2 = m_2 \cdot g - F_{S2} \Rightarrow F_{S2} = m_2 \cdot g - m_2 \ddot{x}_2$$

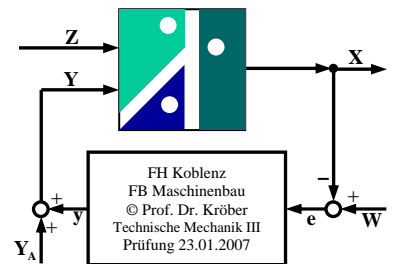
$$J_A \ddot{\varphi} = F_{S2} \cdot R - F_{S1} \cdot r$$

$$= (m_2 \cdot g - m_2 \ddot{x}_2) R - (m_1 \ddot{x}_1 + \mu m_1 g) r ; \ddot{x}_2 = \ddot{\varphi} \cdot R ; \ddot{x}_1 = \ddot{\varphi} \cdot r$$

$$J_A \ddot{\varphi} = m_2 \cdot g \cdot R - m_2 \ddot{\varphi} \cdot R^2 - m_1 \ddot{\varphi} \cdot r^2 - \mu m_1 g \cdot r$$

$$(J_A + m_1 r^2 + m_2 R^2) \ddot{\varphi} = m_2 \cdot g \cdot R - \mu m_1 g \cdot r$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{m_2 \cdot R - \mu \cdot m_1 \cdot r}{J_A + m_1 r^2 + m_2 R^2} \cdot g$$



6.1b)

$$A_x = F_{S1} = m_1 \ddot{\varphi} \cdot r + \mu m_1 g$$

$$= \dots = m_1 \cdot g \left(\frac{m_2 \cdot R - \mu m_1 \cdot r}{J_A + m_1 r^2 + m_2 R^2} r + \mu \right)$$

$$A_y = m_3 g + F_{S2} = m_3 \cdot g + m_2 \cdot g - m_2 \ddot{\varphi} \cdot R$$

$$= \dots = g \left[m_3 + m_2 \left(1 - \frac{m_2 \cdot R - \mu m_1 \cdot r}{J_A + m_1 r^2 + m_2 R^2} \cdot R \right) \right]$$
