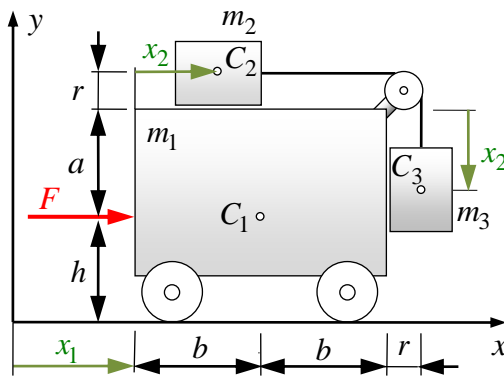


Aufgabe 2 (20 Punkte)

Auf einem durch die Kraft F angetriebenen Wagen (Masse m_1) befinden sich zwei mit einem Seil verbundene Massen m_2 und m_3 , die sich reibungsfrei bewegen können. Die Bewegungen werden durch x_1 und x_2 beschrieben, die zugehörigen virtuellen Verrückungen sind δx_1 und δx_2 .



a) Zeichnen Sie die fehlenden eingprägten Kräfte ein.

b) Geben Sie Anzahl der Freiheitsgrade an.

$$f = \underline{\hspace{2cm}}$$

c) Wo liegen die Schwerpunkte der drei Massen?

$$\mathbf{r}_1 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \mathbf{r}_2 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \mathbf{r}_3 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}$$

d) Beschreiben Sie die virtuellen Verrückungen der drei Massen im gegebenen Koordinatensystem.

$$\delta \mathbf{r}_1 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \delta \mathbf{r}_2 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \delta \mathbf{r}_3 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}$$

e) Geben Sie die eingprägten Kräfte auf die drei Massen an.

$$\mathbf{F}_1^e = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \mathbf{F}_2^e = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \mathbf{F}_3^e = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}$$

f) Welche Beschleunigungen haben die drei Massen?

$$\mathbf{a}_1 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \mathbf{a}_2 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}, \quad \mathbf{a}_3 = \begin{bmatrix} \dots \\ \dots \\ \dots \end{bmatrix}$$

g) Welche Variationsgleichung folgt aus dem Prinzip von d'Alembert für das gegebene System?

$$\underline{\hspace{10cm}}$$

$$\underline{\hspace{10cm}}$$

h) Welche Bewegungsgleichungen lassen sich daraus ableiten?

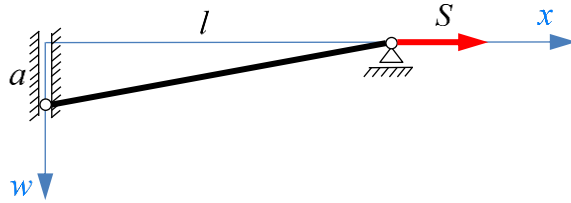
- $(m_1 + m_2 + m_3)\ddot{x}_1 + m_2\ddot{x}_2 = F, \quad m_2\ddot{x}_1 + (m_2 + m_3)\ddot{x}_2 = m_3g$
- $(m_1 + m_2 + m_3)\dot{x}_1 + m_2\dot{x}_2 = F, \quad m_2\dot{x}_1 + (m_2 + m_3)\dot{x}_2 = m_3g$
- $(m_1 + m_2 + m_3)\ddot{x}_1 + m_2\ddot{x}_2 = 0, \quad m_2\ddot{x}_1 + (m_2 + m_3)\ddot{x}_2 = 0$

i) Die Massen m_2 und m_3 sollen sich nicht relativ zur Masse m_1 bewegen. Welche Bedingung muss dazu erfüllt sein und welche Kraft folgt daraus?

$$\underline{\hspace{2cm}} \Rightarrow F = \underline{\hspace{2cm}}$$

Aufgabe 3 (13 Punkte)

Eine rechtsseitig eingespannte Saite (Länge l , Vorspannung S) wird linksseitig um die Größe a ausgelenkt und losgelassen. Die Auslenkung der Saite wird beschrieben durch die Funktion $w(x,t)$.



a) Welche Randbedingungen muss die schwingende Saite erfüllen?

----- , -----

b) Geben Sie die Anfangsbedingungen für die ausgelenkte Saite an.

$w(x,0) =$ ----- , $\dot{w}(x,0) =$ -----

c) Durch den Produktansatz $w(x,t) = W(x)y(t)$ gelangt man zu einer Trennung der Variablen. Für die Ortsfunktion $W(x)$ erhält man die Eigenfunktionen $W_k(x) = C_k \cos \frac{k\pi x}{l}$, $k = 1, 2, \dots$. Welche Orthogonalitätsbedingung kann zur Normierung der Eigenfunktionen verwendet werden?

d) Welche Konstanten C_k ergeben sich aus der Normierung?

$C_k =$ -----

(Hinweis: $\int \cos^2 ax \, dx = \frac{x}{2} + \frac{1}{2a} \sin ax \cos ax$)

e) Wie berechnet man aus b) die modalen Anfangsbedingungen $y_k(0)$?

$y_k(0) = \int_0^a \sqrt{\frac{2a^2}{l^3}} (l-x) \cos \frac{k\pi x}{l} \, dx$

$y_k(0) = \int_0^a \sqrt{\frac{2a^2}{l^3}} (x-l) \cos \frac{k\pi x}{l} \, dx$

$y_k(0) = \int_0^l \sqrt{\frac{2a^2}{l^3}} (l-x) \cos \frac{k\pi x}{l} \, dx$

$y_k(0) = \int_0^l \sqrt{\frac{2a^2}{l^3}} (x-l) \cos \frac{k\pi x}{l} \, dx$

f) Berechnen Sie die modalen Anfangsbedingungen $y_k(0)$ und stellen Sie Ihren Rechenweg dar.

(Hinweis: $\int x \cos ax \, dx = \frac{x}{a} \sin ax + \frac{1}{a^2} \cos ax$)

$y_k(0) =$ ----- $\int \cos \frac{k\pi x}{l} \, dx -$ ----- $\int x \cos \frac{k\pi x}{l} \, dx$

$=$ $\left\{ \begin{array}{l} \text{-----} \text{ für } k = 1, 3, 5, \dots \\ \text{-----} \text{ für } k = 2, 4, 6, \dots \end{array} \right.$

g) Welche modalen Anfangsgeschwindigkeiten ergeben sich aus b)?

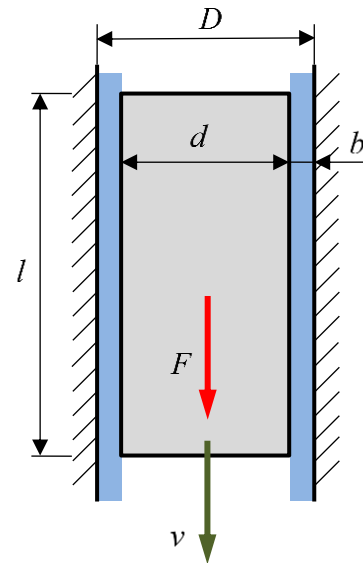
$\dot{y}_k(0) =$ ----- $=$ -----

allg. Formel

Ergebnis

Aufgabe 4 (6 Punkte)

Auf einen masselosen Kolben (Durchmesser d , Länge l), der in einem Zylinder (Durchmesser $D > d$) gleitet, wirkt die konstante Kraft F . Zwischen Kolben und Zylinder ist ein Ölfilm (dynamische Viskosität η).



- a) Wie groß ist die Spaltbreite zwischen Kolben und Zylinderwand?

$b =$

- b) Wie groß ist die Schergeschwindigkeit $\dot{\gamma}$ bei Annahme einer laminaren Strömung im Spalt?

$\dot{\gamma} =$

- c) Welche Schubspannungen treten dadurch im Ölfilm auf?

$\tau =$

- d) Wie groß ist die für das Gleiten relevante Oberfläche des Kolbens?

$A =$

- e) Welcher Zusammenhang besteht zwischen der Schubspannung und der Kraft F bei gleichförmiger Bewegung $v = \text{const.}$?

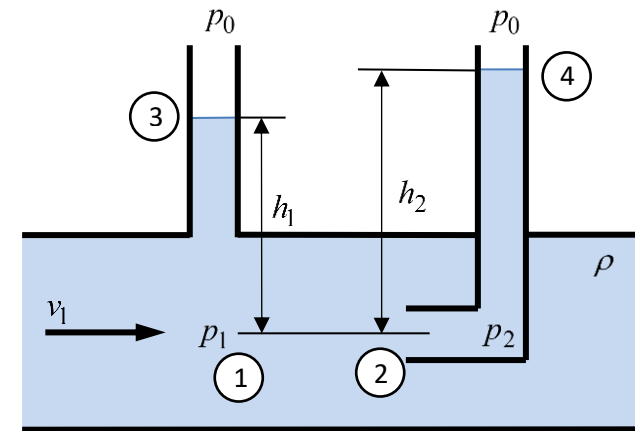
$\tau = FA$ $\tau = \frac{A}{F}$ $\tau = \frac{F}{A}$ $\tau = \frac{\eta F}{A}$

- f) Welche stationäre Gleitgeschwindigkeit des Kolbens stellt sich unter dem Einfluss der konstanten Kraft F ein?

$v =$

Aufgabe 5 (6 Punkte)

Zur Bestimmung der Strömungsgeschwindigkeit v_1 einer reibungsfreien Flüssigkeit (Dichte ρ) in einem Rohr wird nebenstehende Konstruktion genutzt. Die Flüssigkeit strömt an der Stelle 1 (statischer Druck p_1) mit der Geschwindigkeit v_1 vorbei entlang der horizontalen Stromlinie und wird an der Stelle 2 gestaut (statischer Druck p_2 , Geschwindigkeit $v_2 = 0$). Aus den statischen Drücken p_1 und p_2 ergeben sich die Steighöhen h_1 und h_2 in den Steigrohren. Der Luftdruck ist p_0 .



- a) Welcher Zusammenhang besteht zwischen den Drücken p_3 und p_4 an den Oberflächen 3 und 4 der Staurohre?

$\frac{p_3}{p_4} =$

- b) Formulieren Sie die Drücke p_3 und p_4 in Abhängigkeit von den Drücken p_1 und p_2 mit Hilfe der hydrostatischen Druckgleichung.

$p_3 =$ _____ , $p_4 =$ _____

- c) Formulieren Sie die Bernoulli'sche Gleichung für die horizontale Stromlinie von 1 nach 2.

- d) Welche Strömungsgeschwindigkeit lässt sich aus den Füllstandshöhen ablesen?

$v_1 = \sqrt{2g(h_2 - h_1)}$

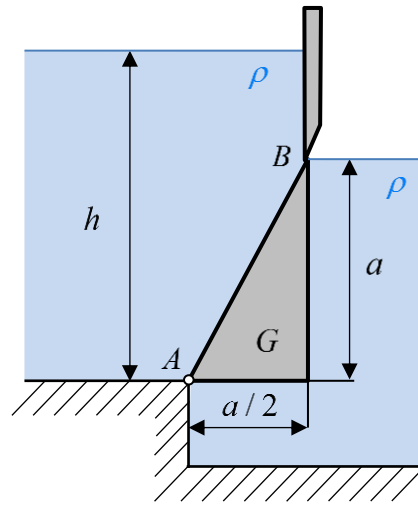
$v_1 = \sqrt{2g(h_1 - h_2)}$

$v_1 = \sqrt{2g\rho(h_2 - h_1)}$

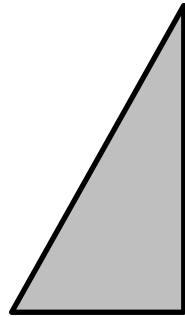
$v_1 = \sqrt{2g\rho(h_1 - h_2)}$

Aufgabe 6 (18 Punkte)

Zwei unterschiedlich hoch mit Wasser (Dichte ρ) gefüllte Behälter sind durch eine in A drehbar gelagerte, homogene Klappe (Gewicht G , Kanalbreite b) getrennt. Bei geschlossener Klappe wird im Punkt B die Normalkraft N ausgeübt.

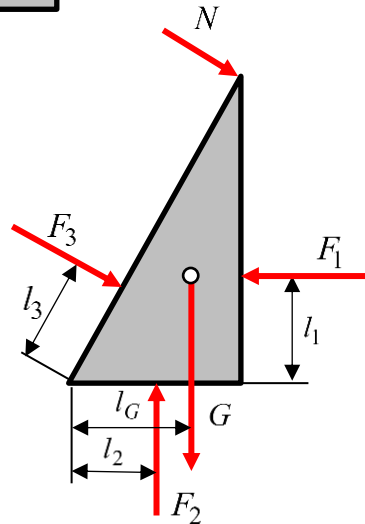


a) Skizzieren Sie qualitativ den Verlauf der resultierenden Wasserdrücke auf die geschlossene Klappe.



b) Im Folgenden sollen alle auf die Klappe wirkenden Kräfte und deren Angriffspunkte bestimmt werden:

$F_1 =$ _____, $l_1 =$ _____
 $F_2 =$ _____, $l_2 =$ _____
 G , $l_G =$ _____



c) Statt F_3 und l_3 benutzen wir eine Zerlegung des Wasserdrucks in eine Dreiecks- und eine Rechtecklast und deren resultierende Kräfte.

Wasserdruck in A : $p_A =$ _____

Wasserdruck in B : $p_B =$ _____

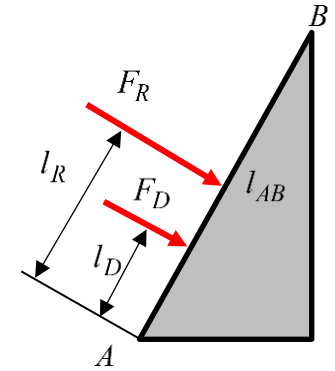
Länge der Klappe: $l_{AB} =$ _____

resultierende Kraft und Angriffspunkt der Rechtecklast:

$F_R =$ _____, $l_R =$ _____

resultierende Kraft und Angriffspunkt der Dreieckslast:

$F_D =$ _____, $l_D =$ _____



d) Bilden Sie das Momentengleichgewicht aller Kräfte auf die Klappe bezüglich des Gelenks A . Verwenden Sie die Bezeichnungen in den Skizzen der Teilaufgaben b) und c).

e) Bei welchem Wasserstand h öffnet sich die Klappe?

$h \geq \frac{1}{15} \left(17a - \frac{8G}{\rho g a b} \right)$
 $h \geq \frac{1}{15} \left(17a + \frac{8G}{\rho g a b} \right)$

$h \geq \frac{1}{15} \left(8a - \frac{17G}{\rho g a b} \right)$
 $h \geq \frac{1}{15} \left(8a + \frac{17G}{\rho g a b} \right)$

E N D E