

# Tag 2 PVK Lösungen Biomechanik I

Lösungsskript zum Prüfungsvorbereitungskurs

**Jack Kendall**

*kendallj@student.ethz.ch*

Lösung zu vergangenen Übungen und Prüfungen vom D-HEST, D-MAVT & D-USYS, von Hibbeler  
Mechanics of Materials 8th und von Jack Kendall

ETH Zürich

10.06.18

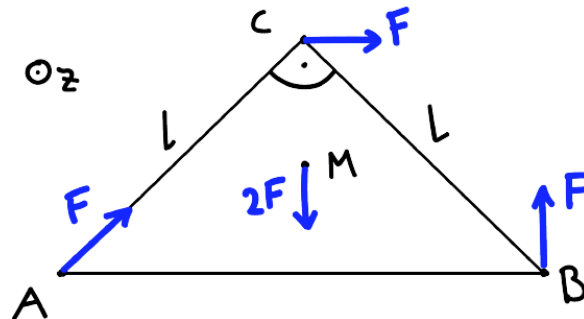
# Inhalt

<b>1 TAG 2</b>	<b>2</b>
1.1 Momente	2
1.1.1 Aufgabe Kurs	2
1.1.2 Aufgabe Kurs	2
1.2 Dynamik	3
1.2.1 Aufgabe Kurs	3
1.2.2 Hausaufgabe	4
1.2.3 Hausaufgabe	5
1.3 Leistung	6
1.3.1 Aufgabe Kurs	6
1.4 Statik	7
1.4.1 Aufgabe Kurs	7
1.4.2 Aufgabe Kurs	9
1.4.3 Hausaufgabe	9
1.5 Prinzip der virtuellen Leistung (PdvL)	10
1.5.1 Aufgabe Kurs	10
1.5.2 Aufgabe Kurs	10
1.5.3 Aufgabe Kurs	10
1.5.4 Hausaufgabe	11
1.5.5 Hausaufgabe	12
1.5.6 Hausaufgabe	13
1.6 Ruhe: Reibung & Standfestigkeit	14
1.6.1 Aufgabe Kurs	14
1.6.2 Aufgabe Kurs	14
1.6.3 Aufgabe Kurs	14
1.6.4 Hausaufgabe	14
1.6.5 Hausaufgabe	15
1.6.6 Hausaufgabe	16
1.6.7 Hausaufgabe	17
1.6.8 Hausaufgabe	17

# 1 TAG 2

## 1.1 Momente

### 1.1.1 Aufgabe Kurs



Berechne das Moment in A, B & C. **Lösung:**  $M_A = -\frac{\sqrt{2}}{2}lF$ ,  $M_B = (\frac{\sqrt{2}}{2} - 1)lF$ ,  $M_C = \frac{\sqrt{2}}{2}lF$

## 1.2 Dynamik

### 1.2.1 Aufgabe Kurs

- Aufgabenteil a)

Die Dynamik der Kräftegruppe in  $O$  besteht aus  $\underline{R}$  und  $\underline{M}_O$ .

$$\underline{R} = \begin{pmatrix} 0 \\ 3F \\ 0 \end{pmatrix} \quad \underline{M}_O = \begin{pmatrix} -2Fa \\ 1/2 Fa \\ 3/2 Fa \end{pmatrix}$$

- Aufgabenteil b)

Zwei Kräftegruppen sind statisch äquivalent, falls sie für jede **Starrkörperbewegung** die **gleiche Leistung** erbringen. Das heisst auch, dass sie die gleiche Resultierenden und Gesamtmomente bezüglich jedem beliebigen Punkt haben müssen.

## 1.2.2 Hausaufgabe

Die Dynamik im Punkt  $O$  besteht aus der Resultierenden  $\underline{R}$  und dem Moment im Punkt  $O$ ,  $\underline{M}_O$ . Es gilt:

$$\underline{R} = \begin{pmatrix} 3F \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$
$$\underline{M}_O = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -3aF \end{pmatrix}$$

Der Angriffspunkt ist ein beliebiger Punkt auf der Kante  $BE$ .

$$\underline{F}_E = \begin{pmatrix} 3F \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Für statische Äquivalenz muss entweder die Leistung  $P$  zweier Kräftegruppen  $G_1$  und  $G_2$  für alle virtuellen Bewegungszustände des Starrkörpers gleich sein, oder es muss  $\underline{R}_1 = \underline{R}_2$  und  $\underline{M}_{O,1} = \underline{M}_{O,2}$  für einen beliebigen Punkt  $O$  gelten.

## 1.3 Leistung

### 1.3.1 Aufgabe Kurs

$$P_{tot} = -2vP$$

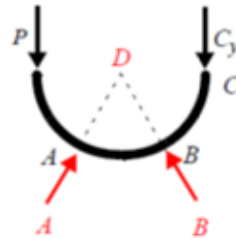
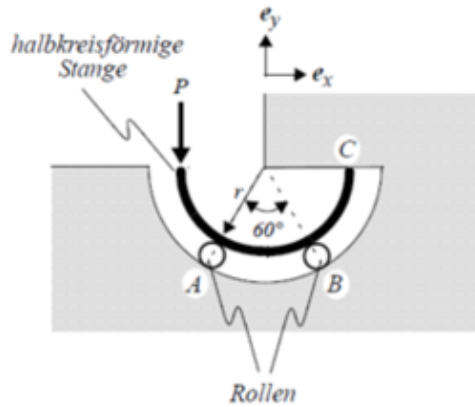
1.4 Statik

1.4.1 Aufgabe Kurs

Fall 1: Richtig

Fall 2: Richtig, (S1 & S2 Pendelstützen)

Fall 3

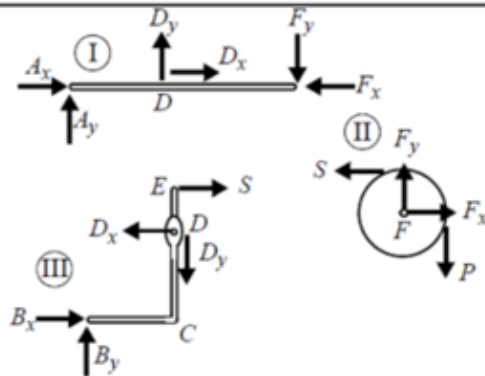
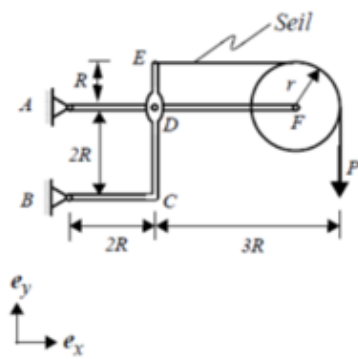


$$x: \frac{A}{2} - \frac{B}{2} = 0 \quad y: \frac{\sqrt{3}A}{2} + \frac{\sqrt{3}B}{2} - P - C_y = 0$$

$$M_D: Pr - C_y r = 0$$

R:  F:

Fall 4



$$\textcircled{\text{I}} \quad x: A_x + D_x - F_x = 0 \quad y: A_y + D_y - F_y = 0$$

$$M_D: -2RA_y - 3RF_y = 0$$

$$\textcircled{\text{II}} \quad x: F_x - S = 0 \quad y: F_y - P = 0$$

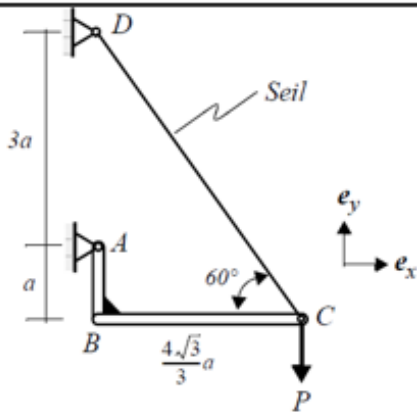
$$M_F: Sr - Pr = 0$$

$$\textcircled{\text{III}} \quad x: B_x - D_x + S = 0 \quad y: B_y - D_y = 0$$

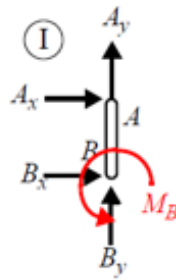
$$M_B: -2RD_y + 2RD_x - 3RS = 0$$

R:  F:

Fall 5



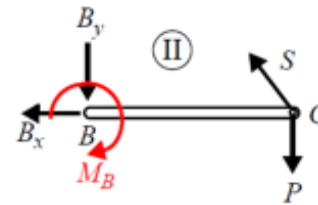
die Stäbe AB und BC sind in B zusammengeschweisst



$$\textcircled{\text{I}} \quad x: \quad A_x + B_x = 0$$

$$y: \quad A_y + B_y = 0$$

$$M_A: \quad aB_x + M_B = 0$$



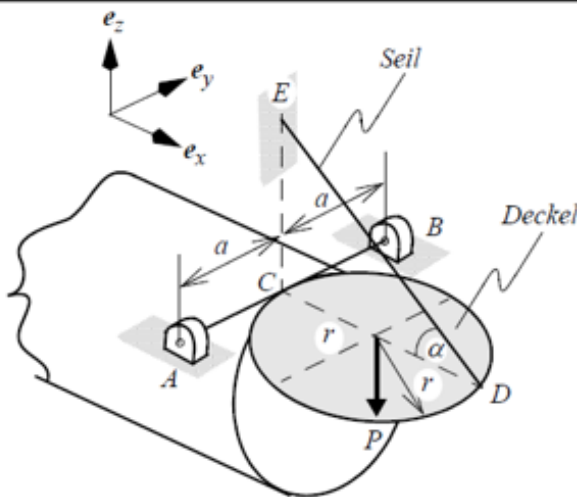
$$\textcircled{\text{II}} \quad x: \quad -B_x - \frac{S}{2} = 0$$

$$y: \quad -B_y - P + \frac{\sqrt{3}}{2}S = 0$$

$$M_B: \quad -\frac{4\sqrt{3}}{3}aP + 2aS - M_B = 0$$

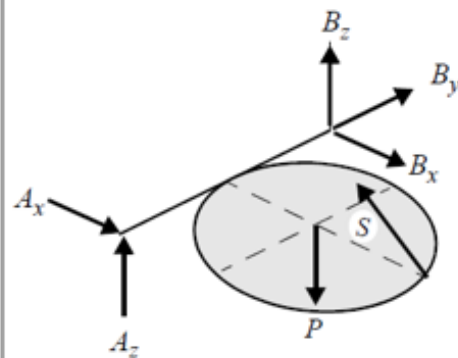
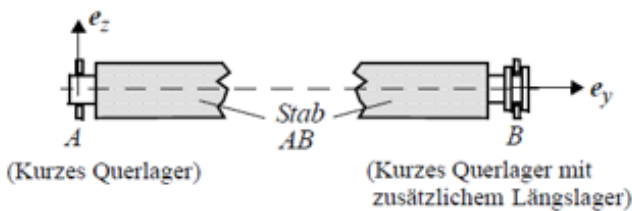
R:  F:

Fall 6



Deckel ist in C mit Stab AB verschweisst  
Die Kraft P zeigt in die negative z-Richtung

Schnitt entlang AB:



$$x: \quad A_x + B_x - S \cos \alpha = 0$$

$$y: \quad B_y = 0$$

$$z: \quad A_z + B_z - P + S \sin \alpha = 0$$

$$M_{Bx}: \quad -2aA_z + aP - aS \sin \alpha = 0$$

$$M_{By}: \quad rP - 2rS \sin \alpha = 0$$

$$M_{Bz}: \quad 2aA_x - aS \cos \alpha = 0$$

R:  F:

**1.4.2 Hausaufgabe**

$$M = 2m_1 + m_2$$

**1.4.3 Hausaufgabe**

- **Aufgabenteil a)**

Position  $x$ :

$$x = \frac{m_2}{m_1} L_2$$

- **Aufgabenteil b)**

Auslenkung der Feder:

$$\Delta x = \frac{g(m_1 + m_2)}{k}$$

## 1.5 Prinzip der virtuellen Leistung (PdvL)

### 1.5.1 Aufgabe Kurs

$$S_{CD} = \frac{1}{2} F$$

### 1.5.2 Aufgabe Kurs

Der Abstand  $x$  wird mithilfe einer Rotation  $\tilde{\omega}$ , z.B. um Punkt  $A$ , bestimmt.

$$P_{tot} = -Fx\tilde{\omega} + \frac{\sqrt{2}}{2}FL\tilde{\omega} = 0$$

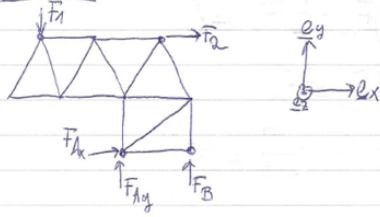
### 1.5.3 Aufgabe Kurs

$$S = -\frac{\sqrt{2}}{4}K$$



1.5.4 Hausaufgabe

a) Freischnitt



$$R_x := F_2 + F_{Ax} = 0 \Rightarrow F_{Ax} = -F_2$$

$$R_y := F_{Ay} + F_B - F_1 = 0$$

$$M_A := F_1 \cdot \frac{3}{2}d - F_2 \cdot \left(\sqrt{d^2 - \left(\frac{d}{2}\right)^2} + d\right) + F_B \cdot d = 0$$

$$\Rightarrow F_B = \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2 - \frac{3}{2} F_1$$

$$\begin{aligned} \text{(von } R_y) \quad F_{Ay} &= F_1 - \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2 + \frac{3}{2} F_1 \\ &= \frac{5}{2} F_1 - \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2 \end{aligned}$$

$$\underline{F_{Ax} = -F_2} \quad \underline{F_{Ay} = \frac{5}{2} F_1 - \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2} \quad \underline{F_B = \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2 - \frac{3}{2} F_1}$$

b)  $F_B \geq 0$

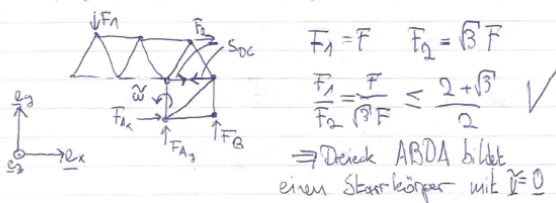
$$F_B = \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2 - \frac{3}{2} F_1 \geq 0$$

$$\left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) F_2 \geq \frac{3}{2} F_1$$

$$\frac{F_1}{F_2} \leq \frac{2}{3} + \frac{2\sqrt{3}}{3} = \frac{2 + \sqrt{3}}{3}$$

$$\underline{\underline{\frac{F_1}{F_2} \leq \frac{2 + \sqrt{3}}{3}}}$$

c) Freischnitt (Stab DC entfernt)



$$F_1 = F \quad F_2 = \sqrt{3} F$$

$$\frac{F_1}{F_2} = \frac{F}{\sqrt{3} F} = \frac{1}{\sqrt{3}} \leq \frac{2 + \sqrt{3}}{2} \quad \checkmark$$

$\Rightarrow$  Dreieck ABDA bildet einen Starrkörper mit  $\tilde{V} = 0$

Virtueller Bewegungszustand: Stab AC rotiert mit  $\tilde{\omega}$  um Punkt A

$$\tilde{V}_A = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \tilde{V}_C = \begin{pmatrix} r_C \tilde{\omega} \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\text{SdpG: } \tilde{V}_C \cdot \underline{CE} = \tilde{V}_E \cdot \underline{CE} \quad \text{und} \quad \tilde{V}_D \cdot \underline{DE} = \tilde{V}_E \cdot \underline{DE}$$

$$\begin{pmatrix} r_C \tilde{\omega} \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \frac{1}{2}d \\ \frac{\sqrt{3}}{2}d \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} e_x \\ e_y \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \frac{1}{2}d \\ \frac{\sqrt{3}}{2}d \end{pmatrix} \Rightarrow r_C \tilde{\omega} = e_x + e_y \cdot \sqrt{3}$$

$$\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -\frac{1}{2}d \\ \frac{\sqrt{3}}{2}d \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} e_x \\ e_y \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -\frac{1}{2}d \\ \frac{\sqrt{3}}{2}d \end{pmatrix} \Rightarrow e_x = \sqrt{3} e_y$$

$$\Rightarrow e_y = \frac{r_C \tilde{\omega}}{2\sqrt{3}} \quad e_x = \frac{r_C \tilde{\omega}}{2}$$

$$\underline{\underline{\tilde{V}_E = \frac{r_C \tilde{\omega}}{2} \begin{pmatrix} 1 \\ \sqrt{3} \end{pmatrix}}}$$

$$\text{SdpG: } \tilde{V}_H \cdot \underline{CH} = \tilde{V}_C \cdot \underline{CH} \quad \text{und} \quad \tilde{V}_H \cdot \underline{EH} = \tilde{V}_E \cdot \underline{EH}$$

$$\frac{r_C \tilde{\omega}}{2} \cdot \begin{pmatrix} 1 \\ \frac{1}{\sqrt{3}} \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -2d \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} h_x \\ h_y \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -2d \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow h_x = \frac{r_C \tilde{\omega}}{2}$$

$$\begin{pmatrix} r_C \tilde{\omega} \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -\frac{3}{2}d \\ \frac{\sqrt{3}}{2}d \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} h_x \\ h_y \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -\frac{3}{2}d \\ \frac{\sqrt{3}}{2}d \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow -3 r_C \tilde{\omega} = -\frac{3 r_C \tilde{\omega}}{2} + \sqrt{3} h_y$$

$$h_y = -\frac{\sqrt{3}}{2} r_C \tilde{\omega} \quad \tilde{V}_H = \frac{r_C \tilde{\omega}}{2} \begin{pmatrix} 1 \\ -\sqrt{3} \end{pmatrix}$$

$$\boxed{P_{\text{total}} = 0} \quad P_{\text{int}} = \begin{pmatrix} 0 \\ -F_1 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \frac{d\tilde{\omega}}{2} \\ -\sqrt{3} \frac{d\tilde{\omega}}{2} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} F_2 \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \frac{d\tilde{\omega}}{2} \\ \frac{d\tilde{\omega}}{2\sqrt{3}} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} -F_2 \\ -F_2 \left(1 + \frac{\sqrt{3}}{2}\right) \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$+ \begin{pmatrix} 0 \\ F_B \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} S_{DC} \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} d\tilde{\omega} \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} -S_{DC} \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} = 0$$

$$\Rightarrow \sqrt{3} F_1 + F_2 + 2 S_{DC} = 0$$

$$\Rightarrow \underline{\underline{S_{DC} = \frac{\sqrt{3} F_1 + F_2}{2}}}$$

$$F_1 = F \quad F_2 = \sqrt{3} F$$

$$\Rightarrow \underline{\underline{S_{DC} = \sqrt{3} F}}$$

**1.5.5 Hausaufgabe****Gegeben:**

Ideales ebenes Fachwerk, belastet durch 2 Kräfte mit Betrag  $F$ .

**Gesucht:**

Stabkraft  $S_3$  (gemäss Konvention als Zugkraft eingeführt)

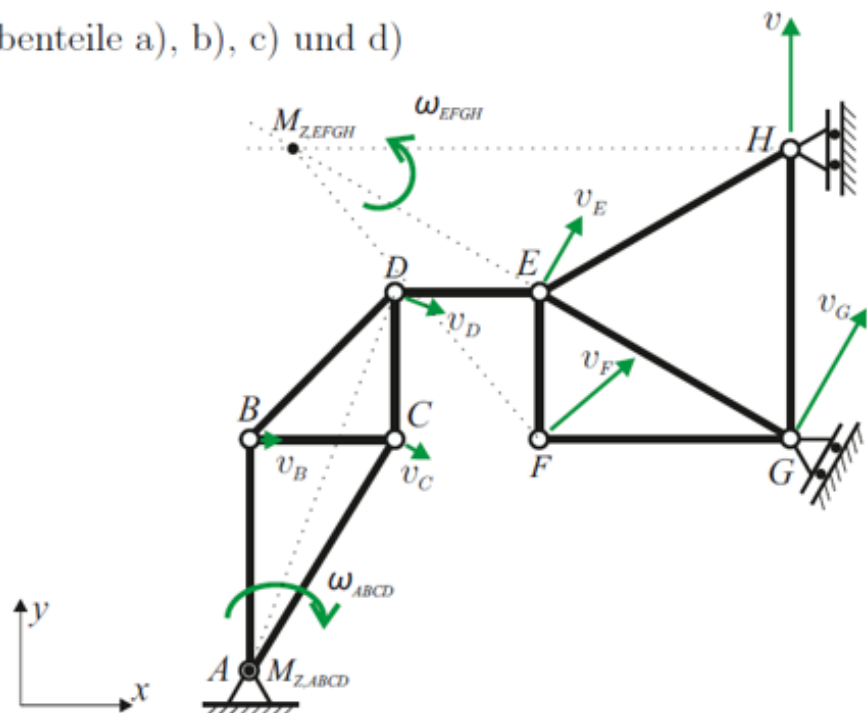
**Lösung:**

Knotengleichgewicht in  $y$ -Richtung am Knoten zwischen Stab 1, 3 und 4:

$$\sum F_y : F + S_3 = 0 \quad \Rightarrow \quad S_3 = -F \quad (10)$$

## 1.5.6 Hausaufgabe

Skizze für Aufgabenteile a), b), c) und d)



- Aufgabenteil c)  
Statische Bestimmtheit des Systems:

$$\begin{aligned} u &= s + r - 2k \\ &= 12 + 4 - 2 \cdot 8 = 0 \quad \Rightarrow \quad \text{Statisch bestimmt!} \end{aligned}$$

Wobei  $s$  die Anzahl Stäbe ist,  $k$  die Anzahl Knoten und  $r$  die Anzahl Lagerreaktionen.

- Aufgabenteil d)  
Stabkraft  $S_{CF}$ :

$$S_{CF} = \frac{12mg + 3P(\sqrt{3} - 1)}{\sqrt{3} + 3}$$

- Aufgabenteil e)  
Stabkraft  $S_{AB}$ :

$$S_{AB} = \frac{P(2 - \sqrt{3}) - 6mg}{2 + \sqrt{3}}$$

## 1.6 Ruhe: Reibung & Standfestigkeit

### 1.6.1 Aufgabe Kurs

Schlitten rutscht nicht.

### 1.6.2 Aufgabe Kurs

$$\mu_0 \geq \frac{\frac{\sqrt{2}}{2}G}{\frac{G}{4} + \frac{\sqrt{2}}{2}G} = \frac{2\sqrt{2}}{2\sqrt{2} + 1}$$

### 1.6.3 Hausaufgabe

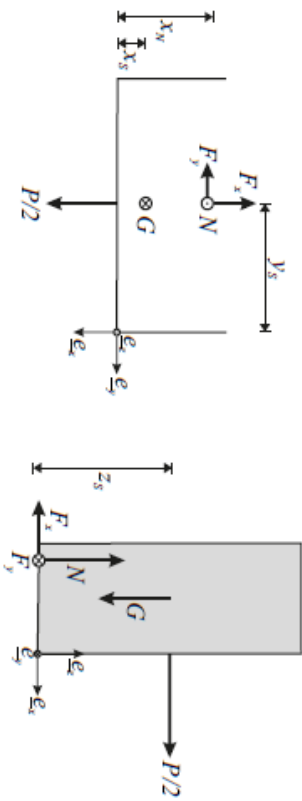
$$-\frac{5}{4}G \leq F \leq \frac{1}{4}G$$

1.6.4 Hausaufgabe

**Gegeben:**  
 System gemäss Skizze  
 $\mu_0 = 0.15$  und Kraft  $\frac{P}{2}e_x$

**Gesucht:**  
 Intervall von  $P$  für welches das System rutscht aber nicht kippt.

**Lösung:**  
 Trenne System und führe die Reibkräfte  $F_x$  und  $F_y$  und die Normalkraft  $N$  ein.



Schwerpunkt des Gesamtsystems: (Abstände vom Ursprung)

$$x_S = \frac{2 \cdot \frac{a}{2} \cdot a + 0 \cdot 2a}{a + 2a + a} = \frac{1}{4}a$$

$$y_S = a$$

$$z_S = 4a \tag{1}$$

Gleichgewichtsbedingungen:

$$\sum F_x : \frac{P}{2} - F_x = 0 \Rightarrow F_x = \frac{P}{2}$$

$$\sum F_y : F_y = 0$$

$$\sum F_z : N - G = 0 \Rightarrow N = G \tag{2}$$

$$\sum M_y^O : x_N N - x_S G + \frac{P}{2} 4a = 0$$

$$\Rightarrow x_N = \frac{1}{G} \left( \frac{1}{4} a G - \frac{P}{2} 4a \right) = \left( \frac{1}{4} - 2 \frac{P}{G} \right) a \tag{3}$$

Bedingung gegen Kippen:  $0 \leq x_N \leq a$

Fall 1:  $x_N \geq 0$

$$\left( \frac{1}{4} - 2 \frac{P}{G} \right) a \geq 0$$

$$P \leq \frac{1}{8} G \tag{4}$$

Fall 2:  $x_N \leq a$

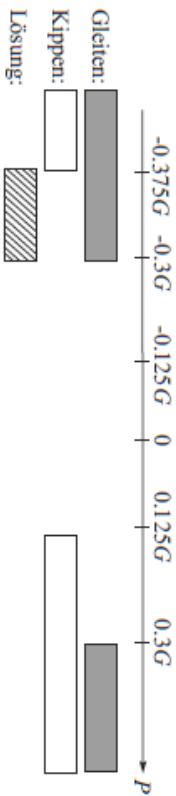
$$\left( \frac{1}{4} - 2 \frac{P}{G} \right) a \leq a$$

$$P \geq -\frac{3}{8} G = -0.375 G \tag{5}$$

Bedingung gegen Gleiten:  $|F_x| < \mu_0 N$

$$\left| \frac{P}{2} \right| < 0.15 N$$

$$|P| < 0.3 G \tag{6}$$



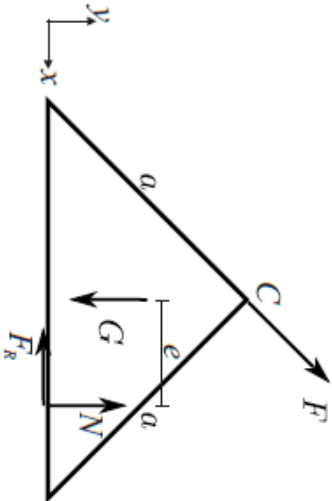
Der Körper setzt sich in Bewegung bei  $-0.375G < P < -0.3G$

## 1.6.5 Hausaufgabe

## Aufgabe 2

**Gegeben:**

Dreieckige Platte mit Gewicht  $G$ , aufgelegt auf einer rauhen Oberfläche (Haftreibungskoeffizient  $\mu_0$ ) und belastet durch Kraft  $F$

**Gesucht:**a) Bedingung für  $F$  damit das System nicht rutscht.b) Bedingung für  $F$  gegen damit das System nicht kippt.**Lösung:**

a) Kräftegleichgewichte:

$$\begin{aligned} \sum F_x: \quad \frac{\sqrt{2}}{2}F - F_R &= 0 \quad \Rightarrow \quad F_R = \frac{\sqrt{2}}{2}F \\ \sum F_y: \quad \frac{\sqrt{2}}{2}F - G + N &= 0 \quad \Rightarrow \quad N = G - \frac{\sqrt{2}}{2}F \end{aligned} \quad (4)$$

Damit die Platte nicht abhebt muss gelten:

$$N > 0 \quad \Rightarrow \quad F < \sqrt{2}G \quad (5)$$

Bedingung damit das System nicht rutscht:  $|F_R| < \mu_0|N|$ 

$$\begin{aligned} \frac{\sqrt{2}}{2}F &< \mu_0 \left( G - \frac{\sqrt{2}}{2}F \right) \\ (1 + \mu_0)F &< \sqrt{2}\mu_0 G \\ F &< \frac{\sqrt{2}\mu_0}{1 + \mu_0}G \end{aligned} \quad (6)$$

b) Momentgleichgewicht in C:

$$\sum M_z^C: \quad eN - \frac{\sqrt{2}}{2}aF_R = 0 \quad \Rightarrow \quad e = \frac{\sqrt{2}aF_R}{2N} \quad (7)$$

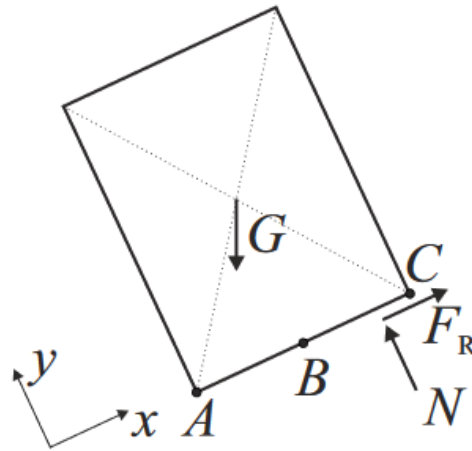
Bedingung damit das System nicht kippt:  $|e| \leq \frac{\sqrt{2}}{2}a$ 

$$\begin{aligned} \left| \frac{\sqrt{2}aF_R}{2N} \right| &\leq \frac{\sqrt{2}}{2}a \\ F_R &\leq N \\ \frac{\sqrt{2}}{2}F &\leq G - \frac{\sqrt{2}}{2}F \\ 2F &\leq \sqrt{2}G \\ F &\leq \frac{\sqrt{2}}{2}G \end{aligned} \quad (8)$$

Damit Kippen möglich ist muss die kritische Kraft für Kippen kleiner sein als die für Gleiten, es muss daher  $\mu_0 > 1$  gelten.

### 1.6.6 Hausaufgabe

Freischnitt: Bedingung gegen Rutschen:



$$\begin{aligned} \|F_R\| &\leq \mu_0 \|N\| \\ \mu_0 &\geq \tan(\alpha) \end{aligned}$$

Bedingung gegen Kippen:

$$\begin{aligned} \|e\| &< \frac{a}{2} \\ \tan(\alpha) &< \frac{a}{b} \end{aligned}$$

Bedingung damit Gleiten vor Kippen eintritt:

$$\left( \mu_0 \leq \tan(\alpha) \right) \cup \left( \tan(\alpha) < \frac{a}{b} \right) \Rightarrow \mu_0 < \frac{a}{b}$$

### 1.6.7 Hausaufgabe

Damit zuerst der quadratförmige Klotz auf dem Boden zu rutschen beginnt, muss gelten:

$$\begin{aligned} \mu g(m + M) &< 2\mu mg \\ M &< m \\ \frac{M}{m} &< 1 \end{aligned}$$