

## Aufgaben zu Kapitel 1

### 1.1 Allgemeinwissen TM

- a) Wozu setzen Sie FEM-Programme ein?
- b) Wozu setzen Sie MKS-Programme ein?
- c) Was sind die wesentlichen Elemente eines MKS?
- d) Wie viele FHG hat ein freier starrer Körper im Raum?
- e) Wie viele FHG hat ein freier elastischer Körper im Raum?
- f) Erkläre die Begriffe: Statik, Kinetik, Dynamik, inverse Dynamik, Kinematik.
- g) Der Arm einer Apparatur ist abgebrochen. Wie würden Sie das Problem beheben?

## 1.2 Rechnen mit Vektoren

Gegeben sind die drei Vektoren  $\vec{a}$ ,  $\vec{b}$ ,  $\vec{c}$  mit den Koordinaten

$$\mathbf{a} = \begin{pmatrix} 2 \\ -3 \\ 5 \end{pmatrix}, \quad \mathbf{b} = \begin{pmatrix} -4 \\ 1 \\ 6 \end{pmatrix}, \quad \mathbf{c} = \begin{pmatrix} 3 \\ 4 \\ -5 \end{pmatrix}.$$

Berechne:

- die Beträge  $a$ ,  $b$ ,  $c$  der Vektoren.
- die Richtungen (Einheitsvektoren) der Vektoren
- den Winkel  $\alpha_{ab}$  und  $\alpha_{ac}$  zwischen den Vektoren  $\vec{a}$  und  $\vec{b}$  sowie zwischen  $\vec{a}$  und  $\vec{c}$ .

Prüfe die Richtigkeit der Aussagen

- $d = a b \sin \angle(\vec{a}, \vec{b})$  wo  $d$  der Betrag aus  $\vec{d} = \vec{a} \times \vec{b}$
- $(\vec{a} \times \vec{b}) \cdot \vec{c} \equiv (\vec{b} \times \vec{c}) \cdot \vec{a} \quad \rightarrow \quad (\tilde{\mathbf{a}} \mathbf{b})^T \mathbf{c} \equiv (\tilde{\mathbf{b}} \mathbf{c})^T \mathbf{a}$
- $(\vec{a} \times \vec{b}) \times \vec{c} \equiv (\vec{a} \cdot \vec{c}) \vec{b} - (\vec{b} \cdot \vec{c}) \vec{a} \quad \rightarrow \quad (\tilde{\mathbf{a}} \mathbf{b})^{\sim} \mathbf{c} \equiv (\mathbf{a}^T \mathbf{c}) \mathbf{b} - (\mathbf{b}^T \mathbf{c}) \mathbf{a}$
- $\tilde{\mathbf{a}} \tilde{\mathbf{b}} \mathbf{c} \equiv (\mathbf{b} \mathbf{a}^T - \mathbf{a} \mathbf{b}^T \mathbf{E}) \mathbf{c}$  mit  $\mathbf{E}$  als Einheitsmatrix.

Hinweis: Es gilt  $(\tilde{\mathbf{a}} \mathbf{b})^{\sim} = \tilde{\mathbf{a}} \tilde{\mathbf{b}} - \tilde{\mathbf{b}} \tilde{\mathbf{a}}$

Ergebnisse:  $a = 6.16$ ,  $b = 7.28$ ,  $c = 7.07$ ,  $\underline{e}_a = (0.323, -0.487, 0.811)^T$ ,  $\underline{e}_b = (-0.549, 0.137, 0.824)^T$ ,  
 $\alpha_{ab} = 64.95^\circ$ ,  $\alpha_{ac} = 135.33^\circ$ ,  $d = 40.657$ , e)  $-147$ , f)  $(200, -145, 4)^T$ , g)  $(67, -107, -91)^T$ .

### 1.3 Finde Ortsvektoren

Ein bei Punkt D verankerter Antennenmast wird zusätzlich durch drei Seile gehalten. Die Seile sind im Punkt E am Mast und in den Punkten A, B und C am Boden befestigt. Die Punkte A, B, und C bilden ein gleichschenkliges Dreieck. Alle Abstände sind gleich:  $\overline{DE} = \overline{AD} = \overline{BD} = \overline{CD} = a$ .

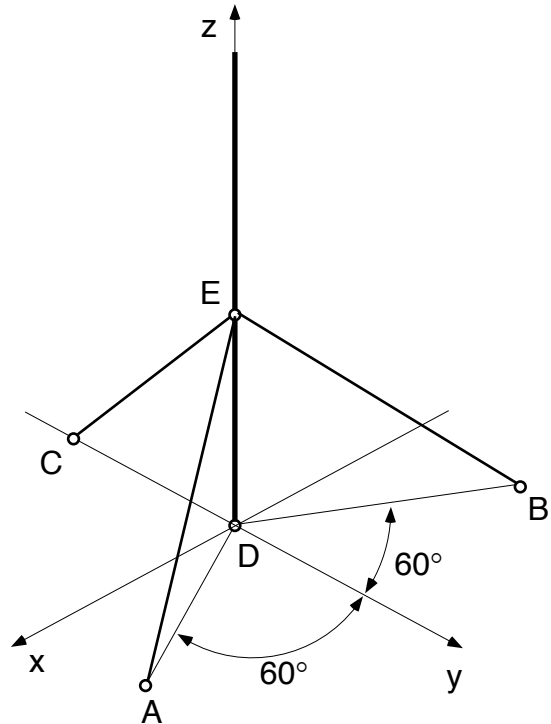
Gesucht:

a) Die Ortsvektoren  $\vec{r}_{ij}$  vom Ursprung  $i = D$  des

Koordinatensystems zu den Punkten  $j = A, B, C, E$ .

b) Berechne die Einheitsvektoren der Vektoren

$\vec{r}_{EA}$ ,  $\vec{r}_{EB}$ ,  $\vec{r}_{EC}$ .



Ergebnisse:  $\vec{r}_{DA} = a/2 (\sqrt{3}, 1, 0)^T$ ,  $\vec{r}_{DB} = a/2 (-\sqrt{3}, 1, 0)^T$ ,  $\vec{r}_{DC} = a (0, -1, 0)^T$ ,  $\vec{r}_{DE} = a (0, 0, 1)^T$ ,  
 $\vec{e}_{EA} = (0.6124, 0.3536, -0.7071)^T$ ,  $\vec{e}_{EB} = (-0.6124, 0.3536, -0.7071)^T$ ,  $\vec{e}_{EC} = (0, -0.7071, -0.7071)^T$ .

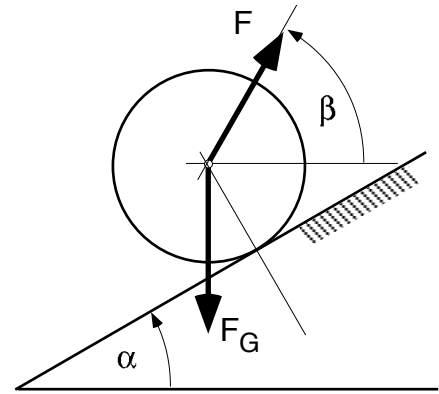
## 1.4 Ebenes zentrales Kräftesystem

Für die gezeichnete starre Walze, die reibungsfrei auf der schiefen Ebene liegt, ermittle man grafisch und rechnerisch die Kraft  $F$  und die auftretende Normalkraft  $N$ , die notwendig sind, um die Walze im Gleichgewicht zu halten, wenn:

- Die Wirkungslinie von  $F$  horizontal verläuft.
- Die Wirkungslinie von  $F$  den Winkel  $\beta = 60^\circ$  mit der Horizontalen einschließt.
- Man bestimme ferner die Richtung und Größe der Kraft  $F$  und die zugehörige Normalkraft  $N$ , wenn  $F$  möglichst klein sein soll.
- Finde  $F$  und  $N$ , wenn Winkel  $\beta$  den Winkel von  $90^\circ$  hat.

Werte:  $F_G = 200 \text{ N}$ ,  $\alpha = 30^\circ$

Ergebnisse: a)  $F = 115.47 \text{ N}$ ,  $N = 230.94 \text{ N}$ ; b)  $F = 115.47 \text{ N} = N$ ; c)  $F = 100 \text{ N}$ ,  $N = 173.21 \text{ N}$ , d)  $F = 200 \text{ N}$ ,  $N = 0$ .



**1.5 Ebenes zentrales Kräftesystem am Balken.**

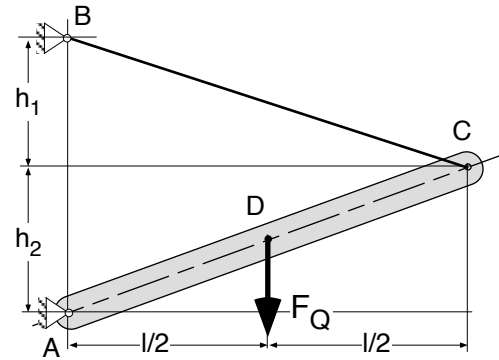
Der gezeichnete starre Stab AC ist bei A gelenkig gelagert, durch das Seil BC gehalten und mit der Kraft  $F_Q$  in D belastet.

Wie groß sind die Auflagerkräfte in A und B?

Gegeben:  $h_1 = 3 \text{ m}$ ,  $h_2 = 2 \text{ m}$ ,  $l = 5 \text{ m}$ ,  $F_Q = 1000 \text{ N}$

Ergebnisse:  $F_{Ax} = 500 \text{ N}$ ,  $F_{Ay} = 700 \text{ N}$ ,  $F_A = 860 \text{ N}$ ,  $F_B = 583 \text{ N} =$

S (Zug)



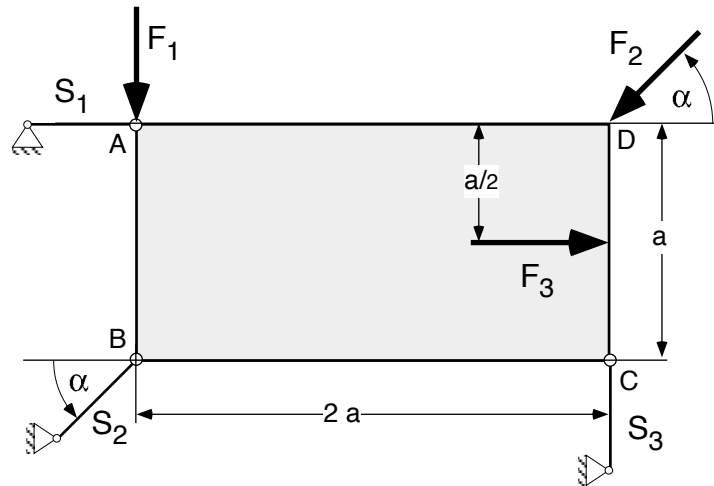
## 1.6 Drei unbekannte Stabkräfte

Der gezeichnete starre Körper ist durch die Kräfte  $F_1$  bis  $F_3$  belastet und mit den Stäben  $S_1$  bis  $S_3$  abgestützt.

Ermittle sämtliche Stabkräfte.

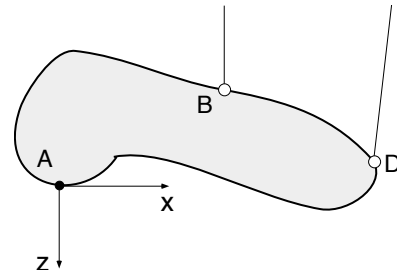
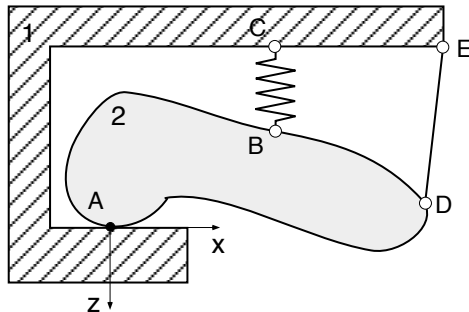
Gegeben:  $F_1 = 5 \text{ N}$ ,  $F_2 = 2 \text{ N}$ ,  $F_3 = 4 \text{ N}$ ,  
 $a = 4 \text{ cm}$ ,  $\alpha = 45^\circ$

Ergebnisse: a)  $S_1 = 14.59 \text{ N}$ ,  $S_2 = -16.97 \text{ N}$ ,  
 $S_3 = 5.59 \text{ N}$  bei der Annahme, alle Stäbe seien  
Zugstäbe.



## 1.7 Rollgelenk

Körper 2 rollt auf Körper 1 mit aktuellem Kontaktpunkt A. Gleichzeitig ist Körper 2 an einer Feder in BC und an einem undehnbaren Seil in DE gelagert.



- Bestimme die Freiheitsgrade des Körpers 2.
- Bestimme Lagerreaktionen, Anzahl Unbekannte, Lösbarkeit des gezeigten Problems.
- Berechne die Reaktionskräfte, wenn die Feder mit  $F_F = 10 \text{ N}$  vorgespannt ist und die Ortsvektoren

folgende Koordinaten in cm aufweisen:

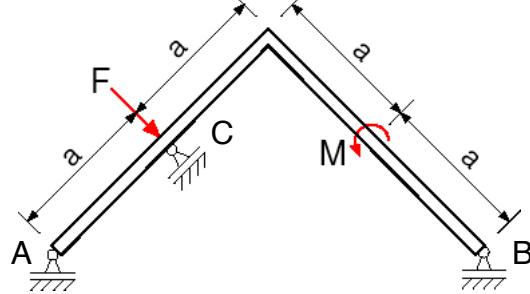
$$\mathbf{r}_A = (0, 0, 0)^T, \mathbf{r}_B = (2.1, 0, -1.2)^T, \mathbf{r}_C = (2.1, 0, -2.3)^T, \mathbf{r}_D = (4.0, 0, -0.3)^T, \mathbf{r}_E = (4.25, 0, -2.3)^T,$$

Ergebnisse:

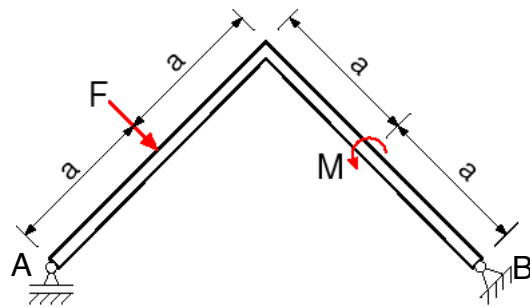
## 1.8 Lagerfälle

Untersuche die Lagerfälle des gezeigten Bauteils. Es mit einer Kraft  $F$  und einem Moment  $M$  belastet.

- Bestimme die Freiheitsgrade des Bauteils.
- Bestimme Lagerreaktionen, Anzahl Unbekannte, Lösbarkeit des gezeigten Problems.
- Berechne die Lagerreaktionen.

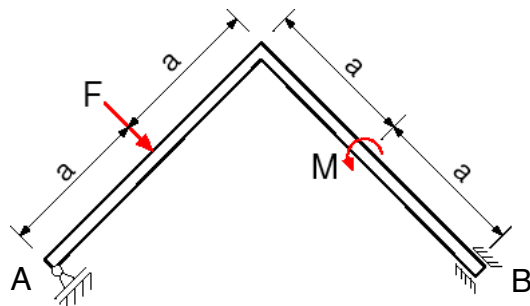


$$F_C = -F, F_A = -\sqrt{2}/4 M/a, F_B = \sqrt{2}/4 M/a$$



$$F_{Az} = -\sqrt{2}/4 M/a - \sqrt{2}/4 F, F_{Bx} = -\sqrt{2}/2 F,$$

$$F_{Bz} = \sqrt{2}/4 M/a - \sqrt{2}/4 F$$



$$F_A = -F, F_B = 0, M_B = -M + a F$$

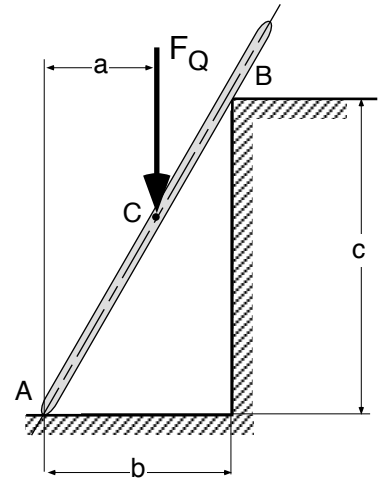


## 1.9 Kontaktkräfte (Reibung)

Die gezeichnete Leiter stützt sich bei A und B ab und ist durch die Kraft  $F_Q$  in C belastet. Bei A können Reibungskräfte übertragen werden, die Ecke B ist reibungsfrei. Die Dicke der Leiter wird vernachlässigt.

- Stelle die Zahl der FHG der Leiter auf.
- Zeichne das Freikörperbild mit allen Kräften.
- Wie groß sind die Auflagerkräfte in A und in B?
- Welcher Reibungsbeiwert  $\mu_0$  ist mindestens nötig, damit die Leiter nicht rutscht?

Gegeben:  $F_Q = 800 \text{ N}$ ,  $a = 1.5 \text{ m}$ ,  $b = 3 \text{ m}$ ,  $c = 4 \text{ m}$



Ergebnisse:  $F_{Ax} = 192 \text{ N}$ ,  $F_{Ay} = 656 \text{ N}$ ,  $F_A = 683.5 \text{ N}$ ,  $F_B = 240 \text{ N}$ ,  $\mu_0 = 0.293$

### 1.10 Handbohrer

Ein Handbohrer wird in den Punkten P und Q mit den Kräften  $F_1$  und  $F_2$  belastet.

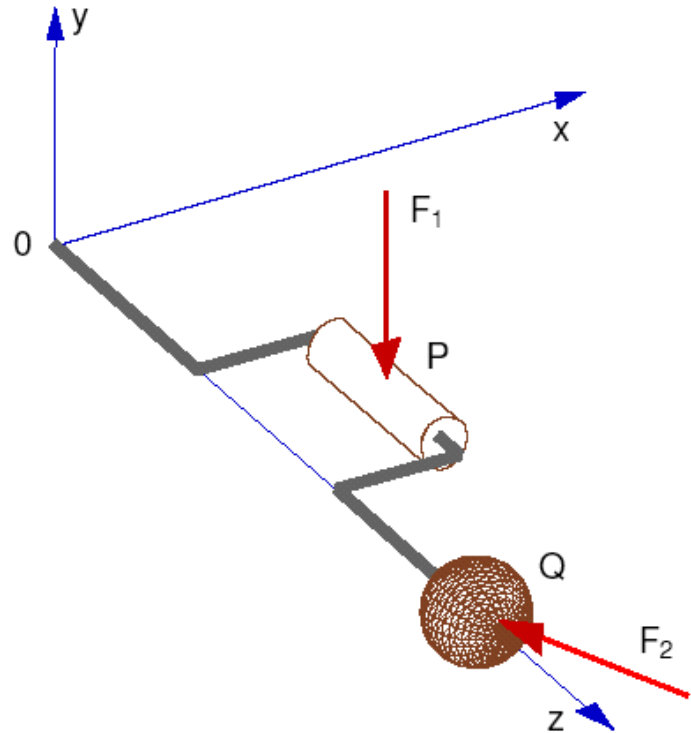
Berechnen Sie die Wirkung (Dynamie) der Kräfte  $F_1$  und  $F_2$  bezüglich der Bohrerspitze (Punkt 0).

Daten:

$\mathbf{r}_P = (10, 0, 25)^T$ ,  $\mathbf{r}_Q = (0, 0, 50)^T$  cm und  
 $\mathbf{E}_1 = (0, -100, 0)^T$ ,  $\mathbf{E}_2 = (-40, 0, -100)^T$  N.

Ergebnisse:  $\mathbf{R} = (-40, -100, -100)^T$  N,

$\mathbf{M}_0 = (25, -20, -10)^T$  Nm



### 1.11 Rohrkonstruktion

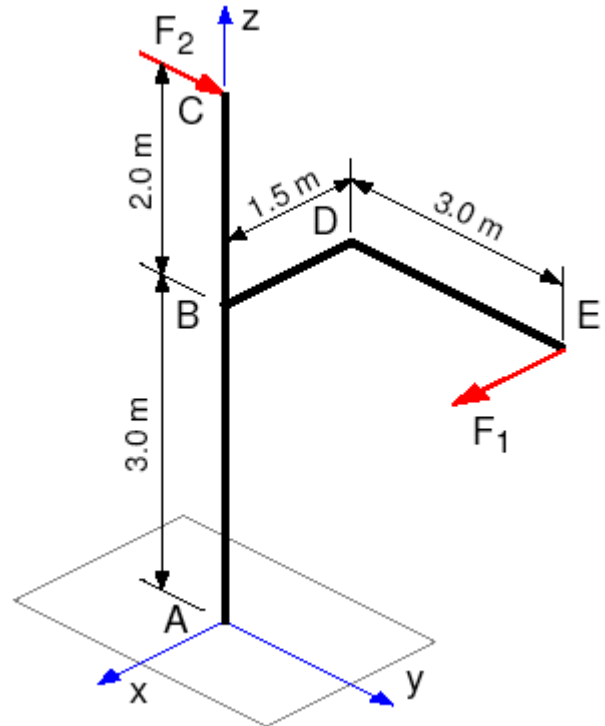
Die Rohrkonstruktion wird in den Punkten E und C mit den Kräften  $F_1$  und  $F_2$  belastet.

Berechnen Sie die Wirkung (Dynam) der Kräfte  $F_1$  und  $F_2$  bezüglich Fuß (Punkt A).

Daten:  $F_1 = 5 \text{ kN}$ ,  $F_2 = 3 \text{ kN}$ .

Ergebnisse:  $\underline{R} = (5, 3, 0)^T \text{ kN}$ ,

$\underline{M}_A = (-15, 15, -15)^T \text{ kNm}$



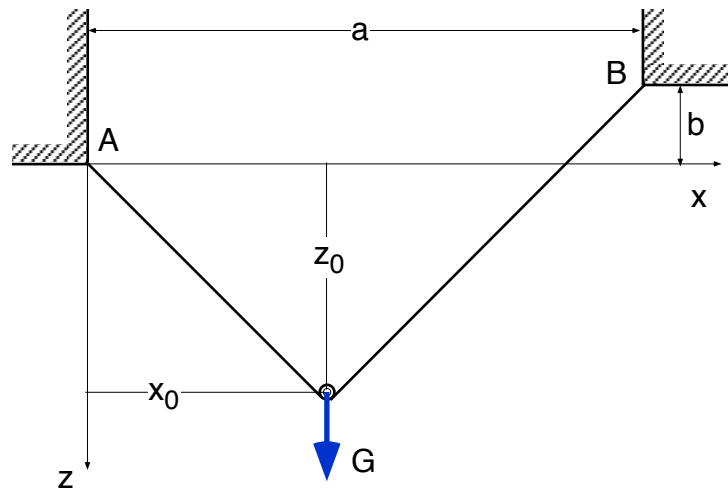
## 1.12 Gleichgewicht Rolle auf Seil

Ein Seil der Länge  $l$  ist zwischen den Punkten A und B eingehängt, siehe Lageplan. Auf dem Seil läuft eine reibungsfreie Rolle, an der das Gewicht  $G$  hängt.

- Schneide die Rolle frei und zeichne alle Kräfte an der Rolle an.
- Wie lauten die Bedingungsgleichungen für eine Gleichgewichtslage der Rolle.
- Berechne die Koordinaten  $x_0$  und  $z_0$  der Gleichgewichtslage der Rolle.
- Berechne die Seilkraft  $S$ .

Gegeben:  $G = 600 \text{ N}$ ,  $l = 15 \text{ m}$ ,  $a = 10 \text{ m}$ ,  $b = 2 \text{ m}$ .

Ergebnisse:  $x_0 = 4.11 \text{ m}$ ,  $z_0 = 4.59 \text{ m}$ ,  $S = 402.5 \text{ N}$ .

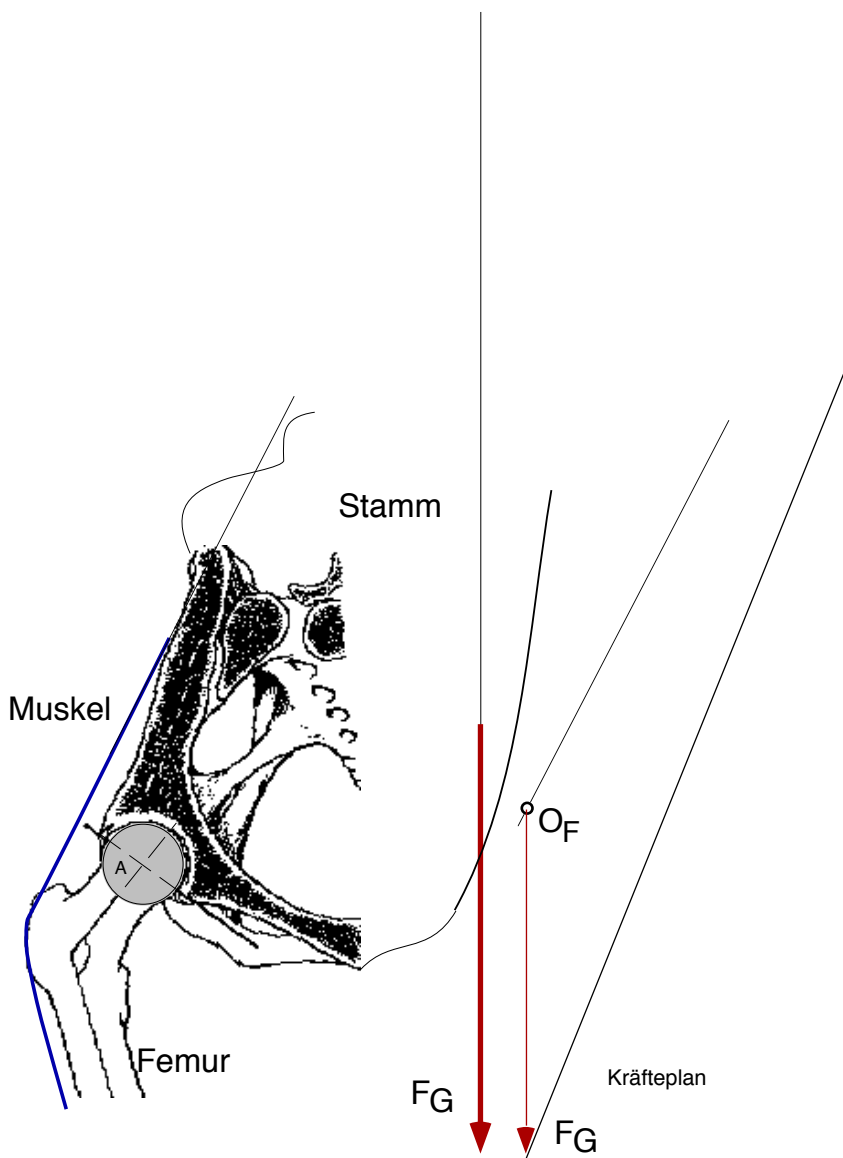


### 1.13 Muskelkraft Hüfte

Ein Mensch steht auf dem rechten Bein. Sein Gewicht ist 80 kg.

Bestimme die Muskelkraft  $F_M$  im Trochanter und die Hüftpfannen-Normalkraft  $F_N$ , wenn der Hüftkugelabstand zur Medianebene 190 mm und der senkrechte Abstand zum Muskel 44 mm beträgt. Die Gewichtskraft  $F_G$  wirkt in der Medianebene. Verwende für weitere Angaben den Lageplan.

Ergebnisse:  $F_M = 3389 \text{ N}$ ,  $F_N = 3916 \text{ N}$ .



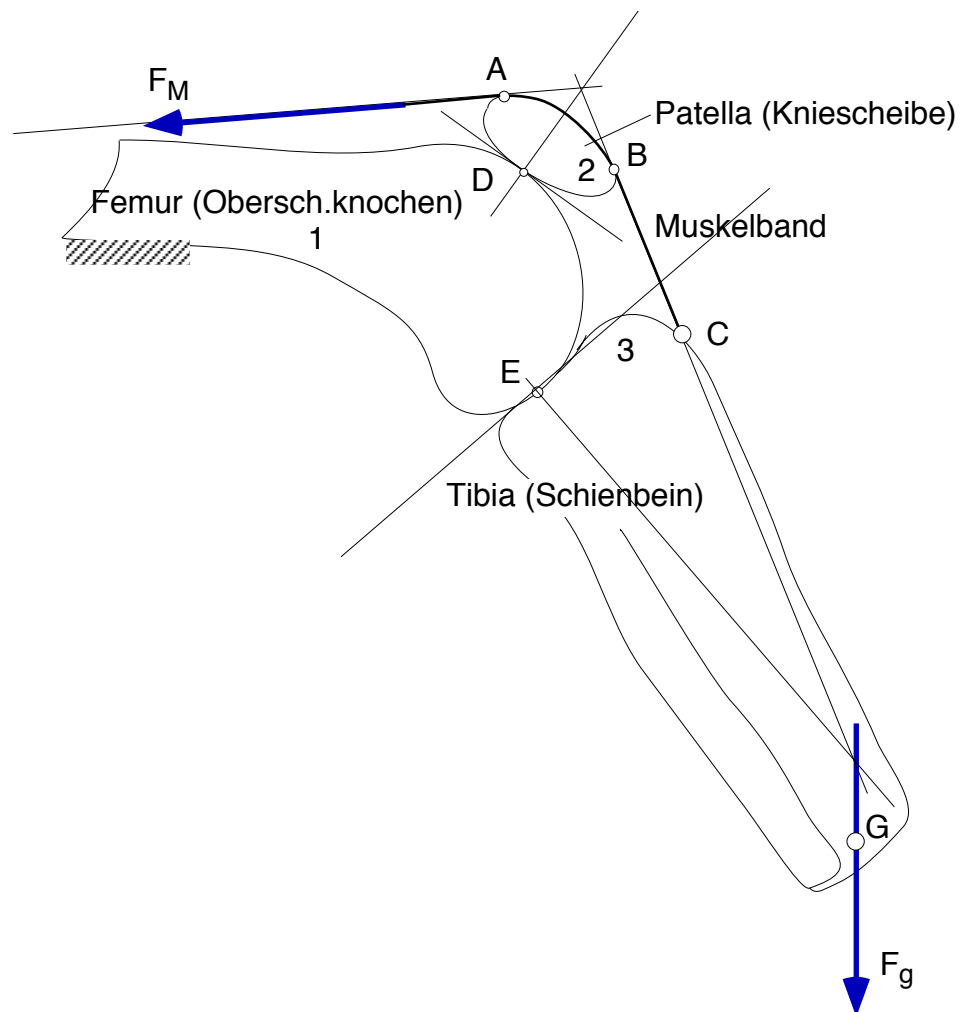
### 1.14 Muskelkraft Knie-Strecker

Am Kniegelenk sind Femur (1), Patella (2) und Tibia (3) beteiligt. Die Muskelkraft  $F_M$  des Quadrizeps wirkt als Kniestrecker und zieht am Muskelband, das über die Patella läuft (Punkte A und B) und in C an Tibia angewachsen ist. Die Patella gleitet reibungsfrei auf dem Femurhügel (aktueller Kontaktpunkt sei D). Tibia gleitet reibungsfrei auf Femur (aktueller Kontaktpunkt sei E). An der Tibia sei das Gewicht  $F_g = 10$

kg in G wirksam. Wir nehmen an, dass Femur als gestellfest angesehen wird. Bestimme:

- Schneide die Körper Patella und Tibia frei und trage deren Reaktionskräfte an.
- Stelle die Gleichgewichtsbedingungen für Patella und Tibia auf.
- Löse die Gleichgewichtsbedingungen graphisch. ( $M_F = 1 \text{ cm} / 20 \text{ N}$ , WL aus Lageplan.)

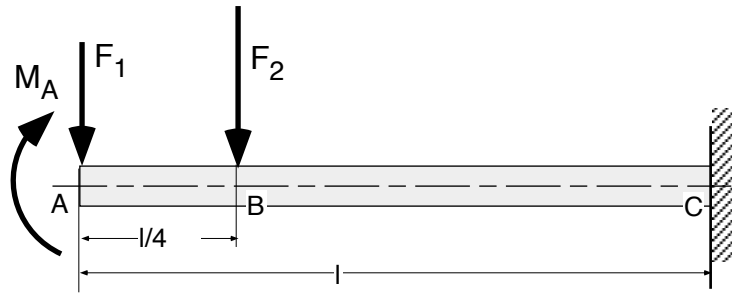
Ergebnisse: ca Werte:  $F_M = 228 \text{ N}$ ,  $F_D = 254 \text{ N}$ ,  $F_E = 116 \text{ N}$ ,  $F_C = 198 \text{ N}$ .



**1.15 Kragarm**

Der bei C eingespannte Balken ist durch die Kräfte  $F_1$ ,  $F_2$  und das Moment  $M_A$ , das bei A eingelegt wird, belastet. Es sollen ermittelt werden:

- Die Auflagerreaktion in C.
- Der Querkraft- und Biegemomentenverlauf.
- Die Größe von  $M_A$ , damit das Einspannmoment in C gleich Null wird.



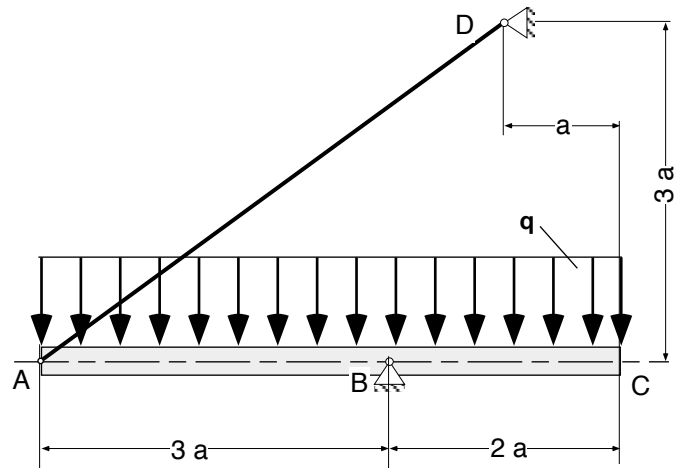
Gegeben:  $F_1 = 2 \text{ N}$ ,  $F_2 = 4 \text{ N}$ ,  $M_A = 120 \text{ Nmm}$ ,  $l = 80 \text{ mm}$ .

Ergebnisse: a)  $F_{Cx} = 0 \text{ N}$ ,  $F_{Cy} = 6 \text{ N}$ ,  $M_C = -280 \text{ Nmm}$ , b)  $M_A = 400 \text{ Nmm}$

### 1.16 Kippbalken mit Seil

Der in nebenstehendem Bild dargestellte Balken AC ist in B gelenkig gelagert und durch eine Streckenlast  $q$  belastet. Das Seil AD hält den Balken waagrecht.

- Bestimme die Freiheitsgrade des Balkens, Lagerreaktionen, Anzahl Unbekannte, Lösbarkeit des gezeigten Problems.
- Berechne die Auflagerkraft in B und die Seilkraft im Seil AD.
- Bestimme den Normalkraftverlauf längs AC.



Gegeben:  $a = 18 \text{ cm}$ ,  $q = 30 \text{ N/cm}$ .

Ergebnisse: a)  $F_{Bx} = -600 \text{ N}$ ,  $F_{By} = 2250 \text{ N}$ ,  $F_S = 750 \text{ N}$ .

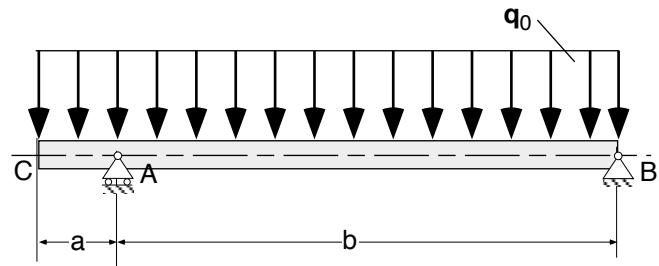


**1.17 Balken auf zwei Stützen**

Für das gezeichnete mit einer konstanten Streckenlast  $q$  belastete Bauteil soll folgendes ermittelt werden:

- Die Auflagerreaktionen
- Der Querkraft- und Biegemomentenverlauf, grafisch und mit Angabe von Nullstellen, Maxima und den Werten bei A und B.

Gegeben:  $q_0 = 1,2 \text{ N/mm}$ ,  $a = 30 \text{ mm}$ ,  $b = 120 \text{ mm}$ .



Ergebnisse: a)  $F_{Ay} = 112.5 \text{ N}$ ,  $F_{Bx} = 0 \text{ N}$ ,  $F_{By} = 67.5 \text{ N}$ .

### 1.18 Balkenstruktur mit Hubzylinder.

Ein Balken ist in A gelenkig gelagert und in B durch einen angeschweißten Arm BD mit Zylinder DE abgestützt. Der Balken ist durch die Streckenlast  $q$  belastet.

Abhängig von  $q$  und Länge  $a$  bestimme:

- Freiheitsgrade des Balkens
- Lagerreaktionen
- Schnittgrößen im Balken und Arm
- Max. Biegespannung für

Balkenquerschnitt  $b = a/20$  und  $h = a/5$ .

Ergebnisse: a)  $f = 0$ ; b)  $F_D = 2.582 a q$ ; c)  $N_{\max} = 1.291 a q$ ,  $M_{\max} = 1.556 a^2 q$ ; d)  $\sigma_{b\max} = 4668 a/q$ ;

