



Schnellübung 9

Mechanik 1 – Kinematik und Statik

Mark Fischer

HS 2025



Einführung Schnellübung 9

WH: Linienverteilte Kräfte und Kräftemittelpunkt

Im Allgemeinen lässt sich eine (parallele, gleichgerichtete) linienverteilte Kraft auf eine Resultierende mit Betrag R reduzieren.

$$R = \int_0^L q(x) dx$$

Die Resultierende greift im Kräftemittelpunkt x_s an.

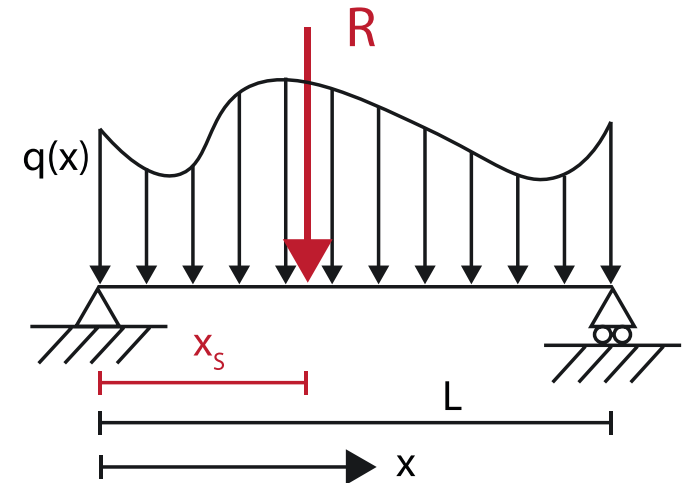
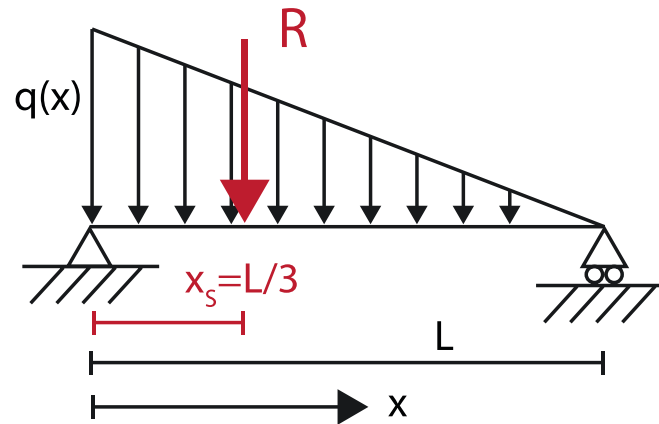
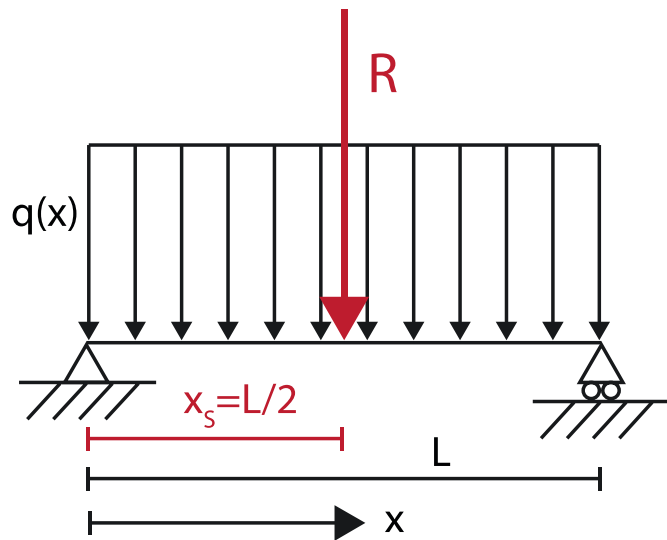
$$x_s = \frac{\int_0^L x \cdot q(x) dx}{\int_0^L q(x) dx} = \frac{\int_0^L x \cdot q(x) dx}{R}$$



Einführung Schnellübung 9

WH: Linienverteilte Kräfte und Kräftemittelpunkt

Resultierende \underline{R} und Kräftemittelpunkt x_s





Einführung Schnellübung 9

WH: Gleichgewicht

Eine Kräftegruppe ist im Gleichgewicht, wenn sie keine resultierende Kraft und kein resultierendes Moment aufweist:

2D

$$\sum F_x = \sum F_y = 0$$

$$\sum M_{Az} = 0$$

bei x-y-Koordinatensystem

3D

$$\sum F_x = \sum F_y = \sum F_z = 0$$

$$\sum M_{Ax} = \sum M_{Ay} = \sum M_{Az} = 0$$

bei x-y-z-Koordinatensystem

für jeden beliebigen Punkt A



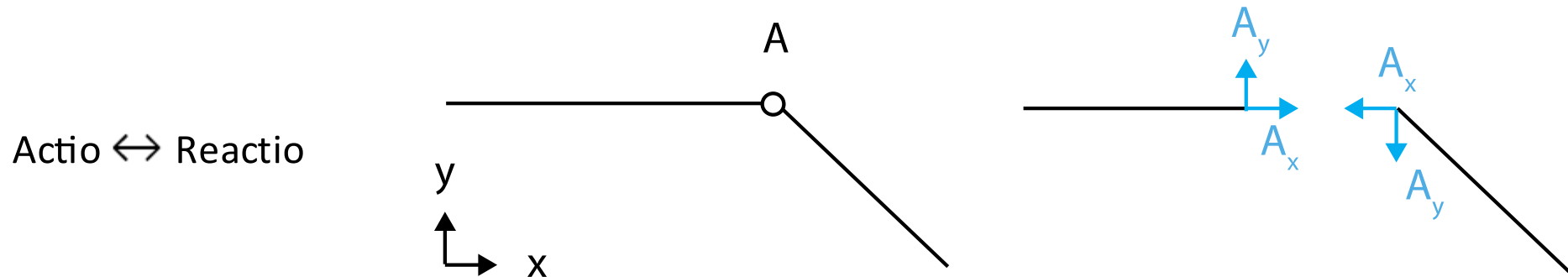
Einführung Schnellübung 9

Systemtrennung

An Systemen aus mehreren Körpern, wenn mehr Unbekannte als Gleichungen: Systemtrennung

Die Körper können dann getrennt voneinander betrachtet werden.

Bindungskräfte am Trennungspunkt so einführen, dass sie sich gegenseitig wieder aufheben, wenn man das System zusammenführt.



Systemtrennung ist nur in Punkten der Stäbe sinnvoll, die durch ein Gelenk verbunden sind.

!! Nicht an Verschweissungen !!

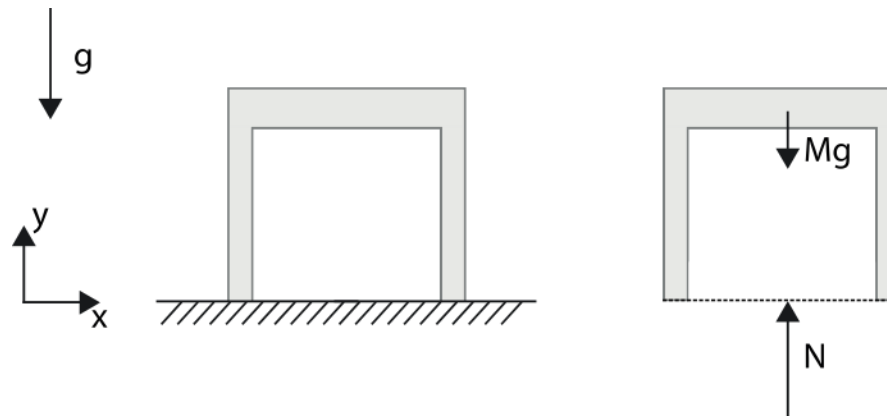
Einführung Schnellübung 9



Standfestigkeit

Steht ein Körper auf einer Unterlage, so erfährt dieser an der Berührungsfläche i. A. eine resultierende Normalkraft \underline{N} .

Der Angriffspunkt der resultierenden Normalkraft ergibt sich aus den Gleichgewichtsbedingungen.
(Bei einer reibungsbehafteten Unterlage wirkt zusätzlich eine Reibungskraft \underline{F}_R , siehe später)



Einführung Schnellübung 9

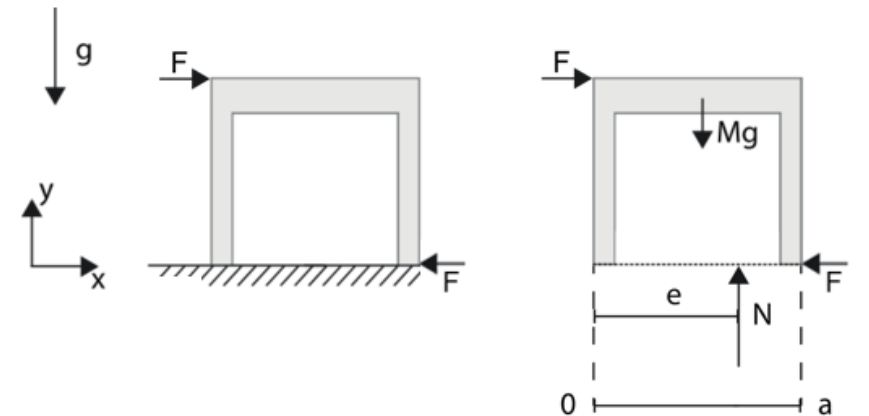
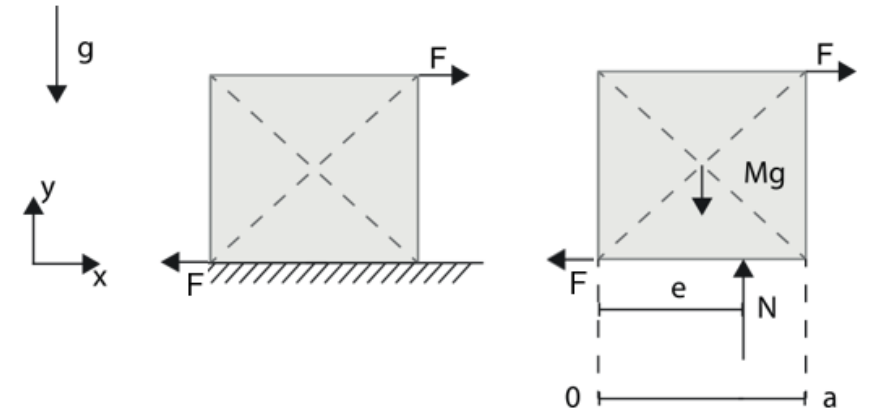


Standfestigkeit

Kein Kippen des Körpers (Bedingungen für Standfestigkeit):

- Normalkraft greift in der Standfläche an:
 $0 < e < a$

Standfläche: Kleinste konvexe Fläche, die die Berührungsfläche einschliesst



Tipps Schnellübung 9



Aufgabe 1

a) Dreieck ABC ist gleichschenkelig



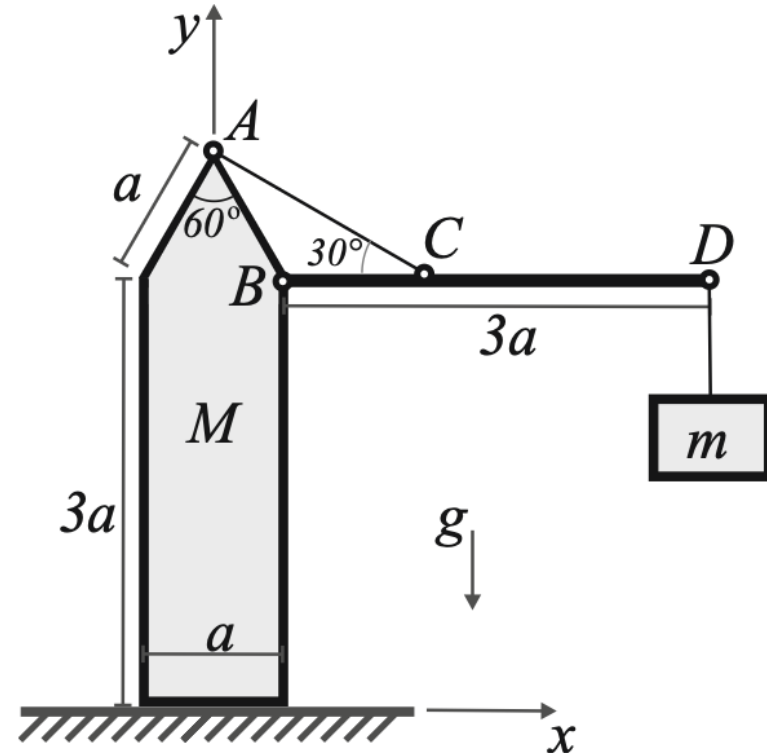
Schnellübung 9

Aufgabe 1

Gegeben ist ein Kran, bestehend aus einem homogenen Hauptkörper mit Masse M , einem gewichtslosen Ausleger (Stab BD mit Länge $3a$, in B gelenkig und reibungsfrei mit dem Körper verbunden) und einem masselosen Seil AC .

Der Kran steht reibungsfrei auf dem Untergrund. An dem Ausleger hängt im Punkt D eine Kiste mit Masse m .

- Ermitteln Sie die Seilkraft im Seil AC .
- Wie gross darf m bei gegebenem M maximal sein, damit der Kran nicht kippt?

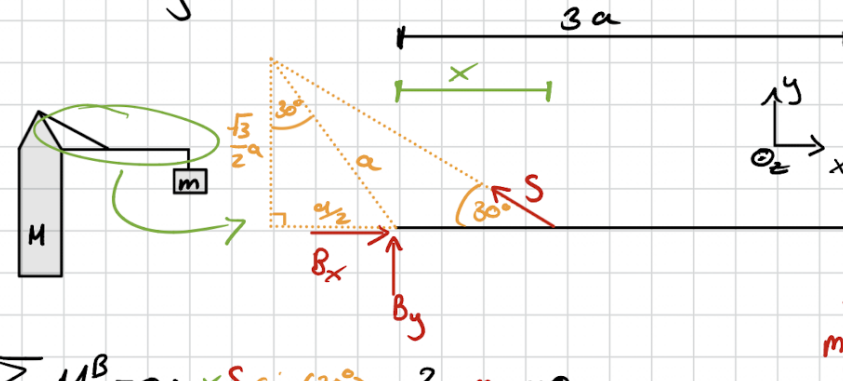


Lösung 1. a)

1. Tragarm vom Kran abtrennen
2. Lagerkräfte in B einführen
3. Momenten-GGB in B aufstellen
4. Für S Lösen
5. x anhand der Geometrie finden

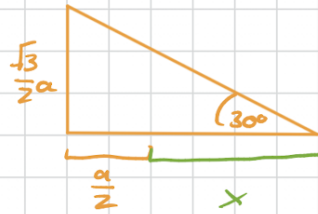
Schnellübung 9

1. a)



$$\sum M_z^B = 0: x S \sin(30^\circ) - 3a mg = 0$$

$$\hookrightarrow S = \frac{3a mg}{x \cdot \frac{1}{2}} = \frac{6a mg}{x}$$



$$\tan(30^\circ) = \frac{\frac{\sqrt{3}}{2} a}{\frac{a}{2} + x}$$

$$x + \frac{a}{2} = \frac{\frac{\sqrt{3}}{2} a}{2 \tan(30^\circ)}$$

$$x = \frac{a}{2} \left(\frac{\sqrt{3}}{\tan(30^\circ)} - 1 \right) = \frac{a}{2} (3 - 1) = a$$

$$x = a$$

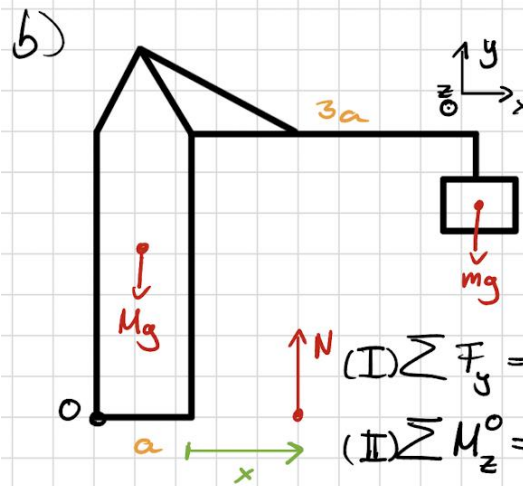
$$\underline{\underline{S = 6mg}}$$



POLYBOX

Lösung 1. b)

1. Normalkraft N mit Angriffspunkt abhängig von x einführen
2. Kräfte GGB in y -Richtung aufstellen
3. Momenten GGB im Punkt O aufstellen
4. Standfestigkeitsbedingung aufstellen
5. x mit I und II bestimmen und in III einsetzen
6. III auflösen



$$(I) \sum F_y = 0: N = (M+m)g$$

$$(II) \sum M_z^O = 0: -Mg \frac{a}{2} + (a+x)N - mg \cdot 4a$$

Kran ist standfest $\rightarrow N$ muss durch Standfläche vom Kran wirken

$$\rightarrow -a \leq x \leq 0$$

Können wir ignorieren da Kran nie nach hinten kippen wird

$$\rightarrow x \leq 0 \quad (III)$$

$$(II): (a+x)N = ga \left(\frac{M}{2} + 4m \right)$$

$$x = \frac{ga \left(\frac{M}{2} + 4m \right)}{g(M+m)} - a \leq 0 \quad (III)$$

$$(I) \rightarrow g(M+m)$$

$$\frac{a \left(\frac{M}{2} + 4m \right)}{(M+m)} \leq a$$

$$\frac{M}{2} + 4m \leq M+m$$

$$3m \leq \frac{M}{2}$$

$$\underline{\underline{m \leq \frac{M}{6}}}$$



Tipps Schnellübung 9



Aufgabe 2

Systemabgrenzung, 3D Bindungskräfte beachten

In B: Kurzes Querlager

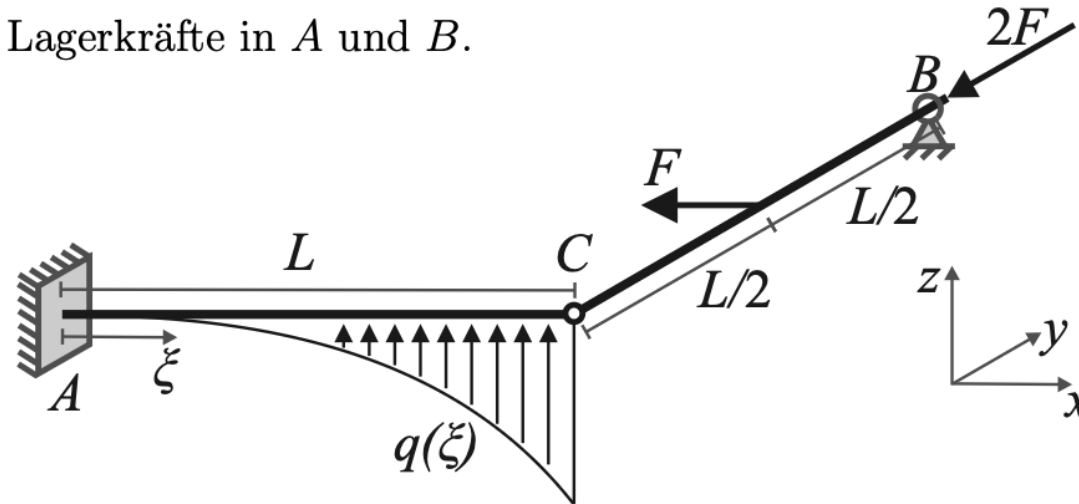


Schnellübung 9

Aufgabe 2

Zwei masselose Stäbe (Länge L) sind in einem 90° Winkel gelenkig und reibungsfrei miteinander verbunden. Der erste Stab ist in A fest eingespannt und wird durch eine Linienkraft $q(\xi) = F \frac{\xi^2}{L^3} \underline{e}_z$ belastet. Der zweite Stab wird in B durch ein kurzes Querlager abgestützt und am selben Punkt durch eine Kraft $\underline{F}_1 = -2F \underline{e}_y$ belastet. In der Mitte dieses Stabes greift dazu noch die Kraft $\underline{F}_2 = -F \underline{e}_x$ an.

Berechnen Sie die Lagerkräfte in A und B .



Lösung 2.

1. Resultierende und Angriffspunkt von $q(\xi)$ finden
2. System in C trennen und entgegengesetzte Bindungskräfte einführen
3. 6 GGB pro Stab aufstellen (12 total)

2.

$$F_q = \int_0^L q(\xi) d\xi = \int_0^L F \left(\frac{\xi^2}{L^3} e_z \right) d\xi = F \left[\frac{\xi^3}{3L^3} e_z \right] = \frac{F}{3} e_z$$

$$x_s = \frac{1}{F_q} \int_0^L \xi q(\xi) d\xi = \frac{3}{F} \int_0^L F \left(\frac{\xi^3}{L^3} \right) d\xi = 3 \left[\frac{\xi^4}{4L^3} \right] = \frac{3}{4} L$$

8 Unbekannte und 6 GGB \rightarrow nicht genug! \times

\rightarrow System im Punkt C trennen \rightarrow 12 GGB \checkmark

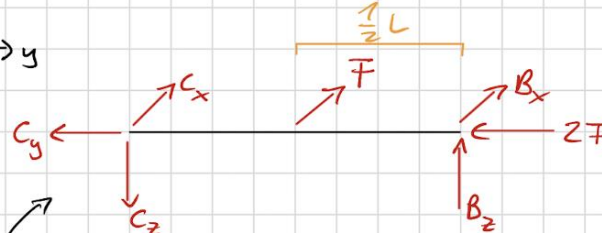
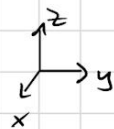
Stab AC:



GGB:

$$\begin{aligned} \text{I } \sum F_x = 0: & A_x = -C_x \\ \text{II } \sum F_y = 0: & A_y = -C_y \\ \text{III } \sum F_z = 0: & A_z = -C_z - F_q \\ \text{IV } \sum M_x^A = 0: & M_{Ax} = 0 \\ \text{V } \sum M_y^A = 0: & M_{Ay} = C_z L + F_q \cdot \frac{3}{4} L \\ \text{VI } \sum M_z^A = 0: & M_{Az} = -C_y L \end{aligned}$$

Stab BC:



GGB:

$$\begin{aligned} \text{VII } \sum F_x = 0: & C_x = B_x - F \\ \text{VIII } \sum F_y = 0: & C_y = -2F \\ \text{IX } \sum F_z = 0: & C_z = B_z \\ \text{X } \sum M_x^C = 0: & C_z = 0 \\ \text{XI } \sum M_y^C = 0: & 0 = 0 \\ \text{XII } \sum M_z^C = 0: & C_x = -\frac{F}{2} \end{aligned}$$

In andere Richtung wie im Stab AC!



POLYBOX

Lösung 2.

4. Gleichungssystem für Lagerkräfte lösen

$$\begin{aligned}
 \text{I } \sum F_x = 0: & A_x = -C_x \\
 \text{II } \sum F_y = 0: & A_y = -C_y \\
 \text{III } \sum F_z = 0: & A_z = -C_z - F_q \\
 \\
 \text{IV } \sum M_x^A = 0: & M_{Ax} = 0 \\
 \text{V } \sum M_y^A = 0: & M_{Ay} = C_z L + F_q \cdot \frac{3}{4} L \\
 \text{VI } \sum M_z^A = 0: & M_{Az} = -C_y L \\
 \\
 \text{VII } \sum F_x = 0: & C_x = B_x - F \\
 \text{VIII } \sum F_y = 0: & C_y = -2F \\
 \text{IX } \sum F_z = 0: & C_z = B_z \\
 \\
 \text{X } \sum M_x^B = 0: & C_z = 0 \\
 \text{XI } \sum M_y^B = 0: & 0 = 0 \\
 \text{XII } \sum M_z^B = 0: & C_x = -\frac{F}{2}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \text{I} + \text{XII} : & A_x = \frac{F}{2} \\
 \text{II} + \text{VIII} : & A_y = 2F \\
 \text{III} + \text{IX} : & A_z = -F_q = -\frac{F}{3}
 \end{aligned}
 \left. \vphantom{\begin{aligned} \text{I} + \text{XII} \\ \text{II} + \text{VIII} \\ \text{III} + \text{IX} \end{aligned}} \right\} F_A = \begin{pmatrix} \frac{F}{2} \\ 2F \\ -\frac{F}{3} \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned}
 \text{IV} : & M_{Ax} = 0 \\
 \text{V} + \text{X} : & M_{Ay} = \frac{3}{4} L F_q = \frac{FL}{4} \\
 \text{II} + \text{VI} : & M_{Az} = 2FL
 \end{aligned}
 \left. \vphantom{\begin{aligned} \text{IV} \\ \text{V} + \text{X} \\ \text{II} + \text{VI} \end{aligned}} \right\} M_A = \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{FL}{4} \\ 2FL \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned}
 \text{VII} + \text{XII} : & B_x = \frac{F}{2} \\
 \text{X} + \text{IX} : & B_z = 0
 \end{aligned}
 \left. \vphantom{\begin{aligned} \text{VII} + \text{XII} \\ \text{X} + \text{IX} \end{aligned}} \right\} F_B = \begin{pmatrix} \frac{F}{2} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$



Tipps Schnellübung 9



Aufgabe 3

Link zu Integraltrainer im Moodle
(Rubrik „Informationen zum Mathematischen
Repetitorium“)

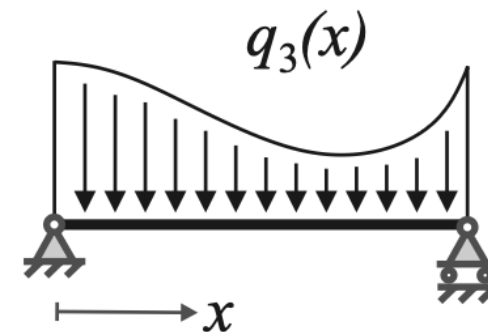
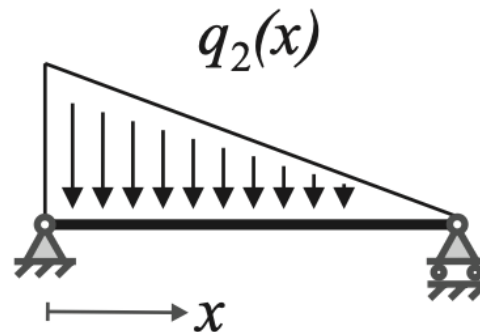
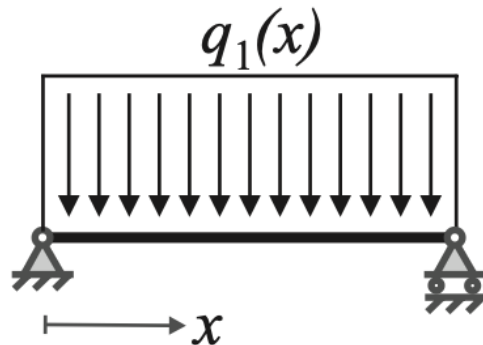


Schnellübung 9

Aufgabe 3

Ermitteln Sie Betrag und Angriffspunkt der statisch äquivalenten Ersatzkraft für folgende Linienkräfte, die an einen Stab mit Länge L angreifen.

$$q_1(x) = \frac{F}{L} \quad q_2(x) = F \left(\frac{1}{L} - \frac{x}{L^2} \right) \quad q_3(x) = F \left(\frac{1}{L} - \frac{3x^2}{L^3} + \frac{3x^3}{L^4} \right)$$





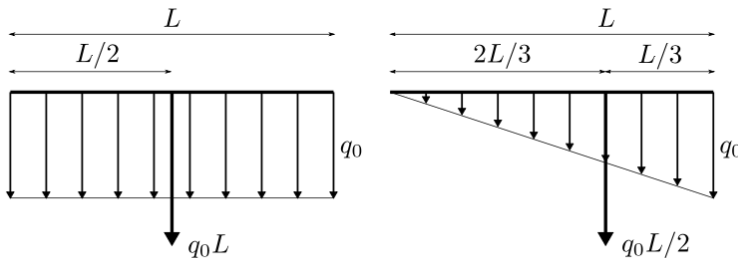
POLYBOX

Lösung 3.

- (1) und (2) mit ZF lösen
- (3) Mit Formeln lösen

$$R = \int_0^L q(x) dx$$

$$x_s = \frac{\int_0^L x \cdot q(x) dx}{\int_0^L q(x) dx} = \frac{\int_0^L x \cdot q(x) dx}{R}$$



3. (1) Aus ZF:

$$F_1 = q_1(0) \cdot L = F$$

$$x_s = \frac{1}{2} L$$

(2) Aus ZF:

$$F_2 = q_2(0) \cdot L \cdot \frac{1}{2} = \frac{F}{2}$$

$$x_s = \frac{1}{3} L$$

$$(3) F_3 = F \int_0^L \left(\frac{1}{L} - \frac{3x^2}{L^3} + \frac{3x^3}{L^4} \right) dx = F \left[\frac{x}{L} - \frac{x^3}{L^3} + \frac{3x^4}{4L^4} \right]$$

$$F_3 = F \left(1 - 1 + \frac{3}{4} \right) = \frac{3}{4} F$$

$$x_s = \frac{1}{F_3} \int_0^L x F \left(\frac{1}{L} - \frac{3x^2}{L^3} + \frac{3x^3}{L^4} \right) dx = \frac{4}{3} \int_0^L \left(\frac{x}{L} - \frac{3x^3}{L^3} + \frac{3x^4}{L^4} \right) dx$$

$$x_s = \frac{4}{3} \left[\frac{x^2}{2L} - \frac{3x^4}{4L^3} + \frac{3x^5}{5L^4} \right] = \frac{4}{3} \left(\frac{1}{2} - \frac{3}{4} + \frac{3}{5} \right) L$$

$$x_s = \frac{4}{3} \cdot \frac{7}{20} L = \frac{7}{15} L$$



Tipps Hausübung 9

Aufgabe 1

- a) Ruhelage, wenn Gleichgewichtsbedingungen (GGB) für jeden starren Körper erfüllt sind
- b) Trennen des Gesamtsystems in Teilsysteme, N_1 und N_2 müssen innerhalb der jeweiligen Standfläche angreifen

Aufgabe 2

- a) Linienverteilte Kraft reduzieren, Freischneiden und GGB
- b) Bindung in A ist einseitig: Richtung der Bindungskraft?

Fragen?

- Jetzt!
- Nach Stunde zu mir
- ETH Mail (fischerma@student.ethz.ch)



Whatsapp-Gruppe



POLYBOX



Anonymes Feedback