

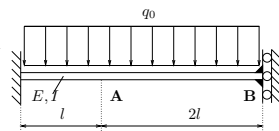
# Tutorium

## Aufgabe 71

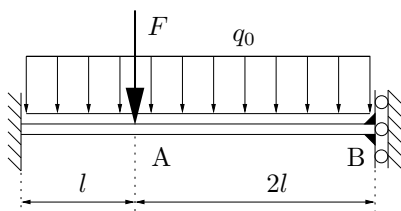
Gegeben ist die nebenstehend skizzierte Konstruktion.

Berechnen Sie unter Verwendung des zweiten Satzes von Castigliano die Durchsenkung an der Stelle A.

Geg.:  $l, q_0, E, I$ , der Balken sei Schubstarr

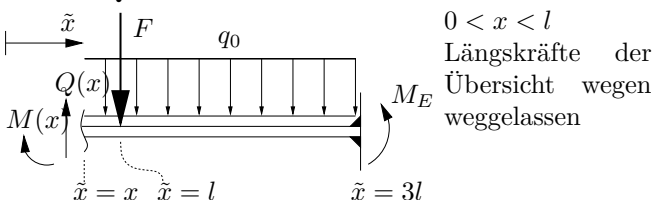


1. An der Stelle, an der die Verschiebung bestimmt werden soll, wird eine fiktive Kraft  $F$  eingeführt.



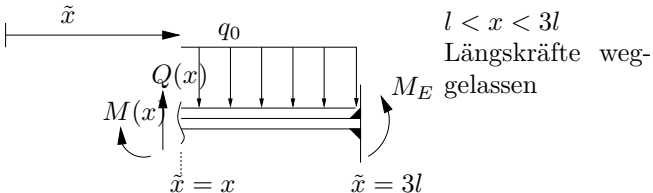
Da das System statisch unbestimmt ist, wird der Einfluss der Führung am rechten Ende durch das Einspannmoment  $M_E$  beschrieben. Die dort angreifende Lagerkraft hat keinen Einfluss auf das Problem und wird daher ignoriert. Alternativ könnte auch diese Bindung durch eine Normalkraft ersetzt werden.

Zwischen der festen Einspannung und dem Punkt A hat dann die Querkraft den Verlauf



$$Q(x) = \int_x^{3l} q_0 d\tilde{x} + F = q_0(3l - x) + F, \quad (1)$$

und zwischen den Stellen A und B



$$Q(x) = \int_x^{3l} q_0 d\tilde{x} = q_0(3l - x). \quad (2)$$

Damit hat das Biegemoment im Bereich  $0 < x < l$  den

Verlauf:

$$\begin{aligned} M(x) &= M_E - \int_x^{3l} Q(\tilde{x}) d\tilde{x} \\ &= M_E - \int_x^{3l} q_0(3l - \tilde{x}) d\tilde{x} - \int_x^l F d\tilde{x} \\ &= M_E - \frac{1}{2} q_0 l^2 \left[ \left( \frac{x}{l} \right)^2 - 6 \frac{x}{l} + 9 \right] - Fl \left( 1 - \frac{x}{l} \right) \end{aligned} \quad (3)$$

und im Bereich  $l < x < 3l$ :

$$\begin{aligned} M(x) &= M_E - \int_x^{3l} Q(\tilde{x}) d\tilde{x} \\ &= M_E - \int_x^{3l} q_0(3l - \tilde{x}) d\tilde{x} \\ &= M_E - \frac{1}{2} q_0 l^2 \left[ \left( \frac{x}{l} \right)^2 - 6 \frac{x}{l} + 9 \right] \end{aligned} \quad (4)$$

Beachte: Im Ergebnis für die Schnittlasten steckt noch das bisher unbekannte Einspannmoment  $M_E$  am rechten Ende.

3. Formänderungsenergie des Systems

$$U = \int_0^{3l} \frac{1}{2} \frac{M(x)^2}{EI} dx \quad (5)$$

4. Bestimmung der noch unbekanntenen Lagerreaktionen (Einspannungsmoment rechts):

Der Satz von Castigliano sagt, dass die partielle Ableitung der Formänderungsenergie nach der gesuchten Lagerreaktion gleich der dazugehörigen Verschiebung, also gleich Null ist. Mit  $\varphi \approx w'$  folgt

$$\varphi(x = 3l) = 0 = \frac{\partial U}{\partial M_E} \quad (6)$$

$$\begin{aligned} 0 &= \frac{\partial}{\partial M_E} \left( \int_0^{3l} \frac{1}{2} \frac{M(x)^2}{EI} dx \right) \\ &= \int_0^{3l} \frac{1}{EI} M(x) \frac{\partial M(x)}{\partial M_E} dx \\ &= \int_0^l \frac{1}{EI} \left[ M_E - \frac{1}{2} q_0 l^2 \left( \left( \frac{x}{l} \right)^2 - 6 \frac{x}{l} + 9 \right) - Fl \left( 1 - \frac{x}{l} \right) \right] dx \\ &\quad + \int_l^{3l} \frac{1}{EI} \left[ M_E - \frac{1}{2} q_0 l^2 \left( \left( \frac{x}{l} \right)^2 - 6 \frac{x}{l} + 9 \right) \right] dx \\ &= \frac{1}{EI} \left[ 3l M_E - \frac{9}{2} q_0 l^3 - \frac{1}{2} Fl^2 \right] \end{aligned} \quad (8)$$

aufgelöst nach  $M_E$ :

$$M_E(x) = \frac{3}{2} q_0 l^2 + \frac{1}{6} Fl \quad (9)$$

Dann lauten die Schnittlasten im Bereich  $0 < x < l$ :

$$M(x) = -\frac{1}{2} q_0 l^2 \left[ \left( \frac{x}{l} \right)^2 - 6 \frac{x}{l} + 6 \right] - Fl \left( \frac{5}{6} - \frac{x}{l} \right) \quad (10)$$

und im Bereich  $l < x < 3l$ :

$$M(x) = -\frac{1}{2}q_0l^2\left[\left(\frac{x}{l}\right)^2 - 6\frac{x}{l} + 6\right] + \frac{1}{6}Fl \quad (11)$$

5. Durchsenkung am Punkt A: Der Satz von Castigliano sagt, daß die partielle Ableitung der Formänderungsenergie nach der fiktiven Kraft  $F$  die Verschiebung an dieser Stelle ergibt. Die fiktive Kraft wird dabei nach der Differentiation zu Null gesetzt.

$$\begin{aligned} w(x=l) &= \left. \frac{\partial U}{\partial F} \right|_{F=0} & (12) \\ &= \left. \frac{\partial}{\partial F} \left( \int_0^{3l} \frac{1}{2} \frac{M(x)^2}{EI} dx \right) \right|_{F=0} \\ &= \int_0^{3l} \frac{1}{EI} M(x) \frac{\partial M(x)}{\partial F} dx \Big|_{F=0} \\ &= \int_0^l \frac{1}{EI} \left[ -\frac{1}{2}q_0l^2 \left( \left(\frac{x}{l}\right)^2 - 6\frac{x}{l} + 6 \right) - Fl \left( \frac{5}{6} - \frac{x}{l} \right) \right] \left[ -l \left( \frac{5}{6} - \frac{x}{l} \right) \right] dx \Big|_{F=0} \\ &+ \int_l^{3l} \frac{1}{EI} \left[ -\frac{1}{2}q_0l^2 \left( \left(\frac{x}{l}\right)^2 - 6\frac{x}{l} + 6 \right) + \frac{1}{6}Fl \right] \left[ \frac{1}{6}l \right] dx \Big|_{F=0} \\ &= \frac{1}{EI} l^3 \left\{ q_0l \frac{75}{72} + F \frac{1}{4} \right\} \Big|_{F=0} & (13) \end{aligned}$$

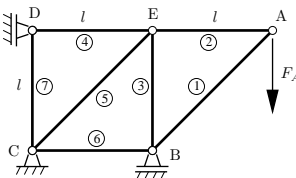
$$\Rightarrow w(x=l) = \frac{25}{24} \frac{q_0l^4}{EI} \quad (14)$$

### Aufgabe 75

Das abgebildete Fachwerk aus 7 Stäben mit der Dehnsteifigkeit  $EA$  ist innerlich statisch bestimmt. Aufgrund der Lagerung in den Punkten B, C, D ist das Fachwerk äußerlich einfach statisch überbestimmt.

Die (komplementäre) Formänderungsenergie eines longitudinal gedehnten Stabes beträgt:

$$U_{\text{Stab}} = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{x_1} \frac{N^2}{EA} dx$$

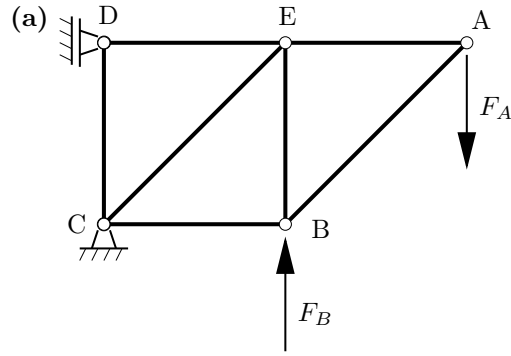


- Machen Sie die Lagerung des Fachwerkes statisch bestimmt, indem Sie das Lager bei B entfernen und dort die Lagerkraft  $F_B$  einführen. Bestimmen Sie dann die Kräfte in den Stäben, z.B. indem Sie die Knoten A, B und E freischneiden.
- Berechnen Sie nun die (komplementäre) Formänderungsenergie  $U$  des Fachwerkes als Funktion der Kräfte  $F_A$  und  $F_B$ .
- Nutzen Sie im folgenden die (komplementäre) Formänderungsenergie

$$U = \frac{l}{EA} [aF_A^2 + bF_A F_B + cF_B^2],$$

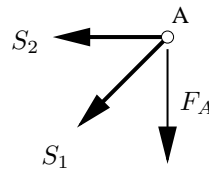
- mit den bekannten Konstanten  $a$ ,  $b$  und  $c$ . Berechnen Sie die Lagerkraft  $F_B$ .
- Wie groß ist die statische Durchsenkung in vertikaler Richtung  $u_A$  am Punkt A?
- An der Stelle A sei nun statt der Kraft  $F_A$  eine Punktmasse  $m$  angebracht. Die Masse der Stäbe soll gegenüber dieser Punktmasse vernachlässigt werden. Betrachtet werden ausschließlich vertikale Schwingungen der Punktmasse  $m$ . Das Fachwerk verhält sich dann wie eine lineare Feder. Wie groß ist die Ersatzfedersteifigkeit? Welche Eigenkreisfrequenz hat das System?

Geg.:  $F_A$ ,  $l$ ,  $EA$ ,  $m$



Stab 7 ist ein Nullstab (Betrachte Knoten D).

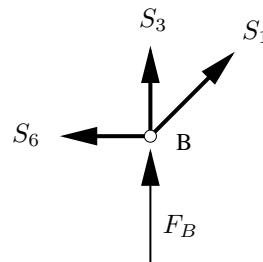
**Knoten A:**



$$S_2 = F_A \quad (15)$$

$$S_1 = -\sqrt{2}F_A \quad (16)$$

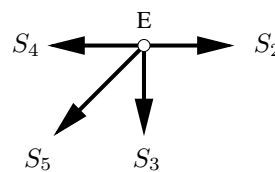
**Knoten B:**



$$S_3 = F_A - F_B \quad (17)$$

$$S_6 = -F_A \quad (18)$$

**Knoten E:**



$$S_5 = \sqrt{2}(F_B - F_A) \quad (19)$$

$$S_4 = 2F_A - F_B \quad (20)$$

Alle Stabkräfte sind als Zugkräfte eingezeichnet.

(b)

$$U = \sum_{j=1}^7 \int_0^{l_j} \frac{S_j^2}{2EA} dx \quad (21)$$

$$= \frac{1}{2EA} \sum_{j=1}^7 l_j S_j^2$$

$$l_2 = l_3 = l_4 = l_6 = l_7 = l$$

$$l_1 = l_5 = \sqrt{2}l$$

Alles einsetzen ergibt:

$$U = \frac{l}{EA} \left[ F_A^2 \left( \frac{7}{2} + 2\sqrt{2} \right) + \dots - F_A F_B (3 + 2\sqrt{2}) \right] \quad (22)$$

(c)

$$U = \frac{l}{EA} (aF_A^2 + bF_A F_B + cF_B^2)$$

Forderung für Lager B (mit dem ersten Satz von Castigliano):

$$\begin{aligned} u_B &= \frac{\partial U}{\partial F_B} = 0 \\ \implies bF_A + 2cF_B &= 0 \\ \implies F_B &= -\frac{b}{2c} F_A \end{aligned} \quad (23)$$

(d) Einsetzen von  $F_B$  in die (komplementäre) Formänderungsenergie liefert

$$U = \frac{lF_A^2}{EA} \left( a - \frac{b^2}{4c} \right) \quad (24)$$

$$u_A = \frac{\partial U}{\partial F_A} = \frac{lF_A}{EA} \left( \frac{4ac - b^2}{2c} \right) \quad (25)$$

(e) Die Federsteifigkeit  $k$  berechnet sich aus  $u_A = \frac{F_A}{k}$

$$k = \frac{EA}{l} \left( \frac{2c}{4ac - b^2} \right) \quad (26)$$

Bewegungsdifferentialgleichung (freie Schwingung)

$$m\ddot{u}_A + ku_A = 0$$

Eigenkreisfrequenz

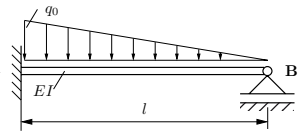
$$\omega = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{EA}{lm} \left( \frac{2c}{4ac - b^2} \right)} \approx 0,42 \sqrt{\frac{EA}{ml}} \quad (27)$$

## Hausaufgaben

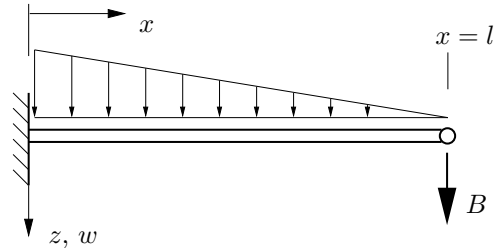
### Aufgabe 72

Für den skizzierten Schubstarren Träger mit der konstanten Biegesteifigkeit  $EI$  ist mittels des zweiten Satzes von Castigliano (genauer gesagt mit Hilfe des Satzes von Menabrea) die Lagerkraft an der Stelle B zu bestimmen.

Geg.:  $l, EI, q_0$

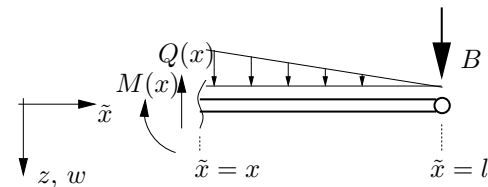


1. Ersetzen des Lagers durch eine (unbekannte) Kraft  $B$ .



2. Bestimmen der Schnittlastverläufe

$$q(x) = q_0 \left( 1 - \frac{x}{l} \right) \quad (28)$$



Momentengleichgewicht mit dem Schnittpunkt  $x$  als Bezugspunkt:

$$M(x) = - \int_x^l (\tilde{x} - x) q(\tilde{x}) d\tilde{x} - B(l - x)$$

oder alternativ mit der Ersatzkraft  $F_q$  der Streckenlast bis zum Schnittpunkt:

$$\begin{aligned} M(x) &= -F_q(x) \frac{l-x}{3} - B(l-x) \quad \left| \quad F_q(x) = \frac{l-x}{2} q(x) \right. \\ &= \frac{q_0 l^2}{2} \left[ \frac{1}{3} \left( \frac{x}{l} \right)^3 - \left( \frac{x}{l} \right)^2 + \left( \frac{x}{l} \right) - \frac{1}{3} \right] \\ &\quad + Bl \left( \frac{x}{l} - 1 \right) \end{aligned} \quad (29)$$

3. (komplementäre) Formänderungsenergie des Systems:

$$U = \frac{1}{2} \int_0^l \frac{M(x)^2}{EI} dx \quad (30)$$

4. Partielle Ableitung der (komplementären) Formänderungsenergie nach der anstelle des Lagers eingeführten Kraft  $B$ :

$$\begin{aligned} \frac{\partial U}{\partial B} &= \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial B} \left\{ \int_0^l \frac{M(x)^2}{EI} dx \right\} \\ &= \frac{1}{2} \int_0^l \frac{1}{EI} \frac{\partial}{\partial B} (M(x)^2) dx \\ &= \int_0^l \frac{M(x)}{EI} \frac{\partial M(x)}{\partial B} dx \end{aligned} \quad (31)$$

Aus Gln. (29) erhalten wir

$$\frac{\partial M(x)}{\partial B} = l \left( \frac{x}{l} - 1 \right) \quad (32)$$

5. Satz von Castigliano:

Ableitung der (komplementären) Formänderungsenergie nach der Kraft ergibt die Verschiebung an dieser Stelle.

Aufgrund der Lagerung ist die Verschiebung gleich Null. Mit Gln. (31), Gln.(32) und Gln. (29) ergibt sich:

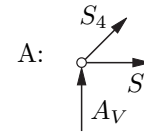
$$0 = \frac{\partial U}{\partial B} = \int_0^l \frac{1}{EI} \left[ \frac{q_0 l^2}{2} \left( \frac{x}{l} \right)^3 - \left( \frac{x}{l} \right)^2 + \left( \frac{x}{l} - \frac{1}{3} \right) + Bl \left( \frac{x}{l} - 1 \right) \right] l \left( \frac{x}{l} - 1 \right) dx \quad (33)$$

$$= \frac{1}{EI} \left[ \frac{q_0 l^4}{30} + B \frac{l^3}{3} \right] \quad (34)$$

$$\Rightarrow B = -\frac{q_0 l}{10} \quad (35)$$

$$\sum F_h = 0 \Rightarrow S_3 + D_H + \frac{S_8}{\sqrt{2}} = 0 \Rightarrow S_3 = \frac{P}{3} \quad (39)$$

$$\sum F_v = 0 \Rightarrow D_V + \frac{S_8}{\sqrt{2}} = 0 \Rightarrow S_8 = -\frac{\sqrt{2}}{3} P \quad (40)$$



$$\sum F_v = 0 \Rightarrow S_4 = -\sqrt{2} A_V = -\frac{2\sqrt{2}}{3} P \quad (41)$$

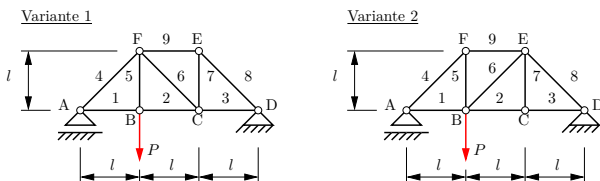
$$\sum F_h = 0 \Rightarrow \frac{\sqrt{2}}{2} S_4 + S_1 = 0 \Rightarrow S_1 = -\frac{S_4}{\sqrt{2}} = \frac{2}{3} P \quad (42)$$

Die Stabkräfte  $S_1, S_3, S_4, S_8$  sind für beide Systeme gleich. Unterschiede gibt es bei den noch ausbleibenden:

I Variante

**Aufgabe 77**

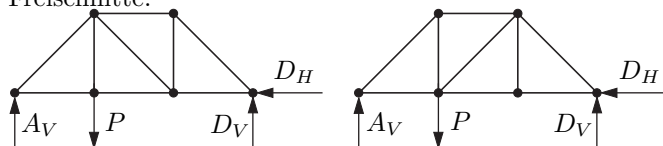
Ein Fachwerk aus 9 Stäben ist in A und D gelagert. Im Punkt B wirkt eine vertikale Kraft  $P$ . Die Stäbe haben alle die gleiche Querschnittsfläche  $A$  und den gleichen E-Modul  $E$ .



Es werden zwei verschiedene Varianten vorgeschlagen (siehe Bild). Welche Variante ist zu wählen, wenn die vertikale Durchsenkung in B möglichst klein sein soll? Wie groß ist die Durchsenkung im besseren Fall?

Geg.:  $P, l, E, A$

Freischnitte:



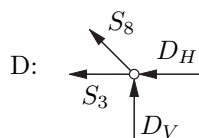
$$\sum F_h = 0 \Rightarrow D_H = 0 \quad (36)$$

$$\sum M^D = 0 \Rightarrow A_V \cdot 3l - P \cdot 2l = 0 \Rightarrow A_V = \frac{2}{3} P \quad (37)$$

$$\sum M^A = 0 \Rightarrow Pl - D_V \cdot 3l = 0 \Rightarrow D_V = \frac{1}{3} P \quad (38)$$

Bestimmen der Stabkräfte

Knotenschnitte:



$$\sum F_h = 0 \Rightarrow S_2 = S_1 \quad (43)$$

$$S_2 = \frac{2}{3} P \quad (44)$$

$$\sum F_v = 0 \Rightarrow S_5 = P \quad (45)$$

$$\sum F_h = 0 \Rightarrow \frac{S_6}{\sqrt{2}} + S_2 - S_3 = 0 \quad (46)$$

$$S_6 = \sqrt{2}(S_3 - S_2) \quad (47)$$

$$S_6 = -\frac{\sqrt{2}}{3} P \quad (48)$$

$$\sum F_v = 0 \Rightarrow S_7 + \frac{S_6}{\sqrt{2}} = 0 \quad (49)$$

$$\Rightarrow S_7 = -\frac{S_6}{\sqrt{2}} = \frac{1}{3} P \quad (50)$$

$$\sum F_h = 0 \Rightarrow \frac{S_8}{\sqrt{2}} - S_9 = 0 \quad (51)$$

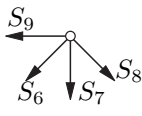
$$S_9 = -\frac{P}{3} \quad (52)$$

II Variante

$$\sum F_v = 0 \Rightarrow S_7 = 0 \quad (53)$$

$$\sum F_h = 0 \Rightarrow S_2 = S_3 \quad (54)$$


$$S_2 = \frac{P}{3} \quad (55)$$

E:   $\sum F_v = 0 \Rightarrow S_7 + \frac{S_8}{\sqrt{2}} + \frac{S_6}{\sqrt{2}} = 0$  (56)

$$S_6 = -S_8 = \frac{\sqrt{2}}{3}P \quad (57)$$

$$\sum F_h = 0 \Rightarrow S_9 + \frac{S_6}{\sqrt{2}} - \frac{S_8}{\sqrt{2}} = 0 \quad (58)$$

$$S_9 = -\frac{2}{3}P \quad (59)$$

F:   $\sum F_v = 0 \Rightarrow \frac{S_4}{\sqrt{2}} + S_5 = 0$  (60)

$$S_5 = -\frac{S_4}{\sqrt{2}} = \frac{2}{3}P \quad (61)$$

Formänderungsarbeit:

$$W = \sum_{i=1}^9 \frac{1}{2} \int_0^{l_i} \frac{S_i^2}{E_i A_i} dx_i \quad (62)$$

Achtung:  $l_4 = l_6 = l_8 = \sqrt{2}l$  (63)

I Variante:

$$\begin{aligned} W_{\text{I}} &= \frac{1}{2EA} \int_0^l \left( \frac{4}{9} + \frac{4}{9} + \frac{1}{9} + 1 + \frac{1}{9} + \frac{1}{9} \right) P^2 dx \\ &\quad + \frac{1}{2EA} \int_0^{\sqrt{2}l} \left( \frac{8}{9} + \frac{2}{9} + \frac{2}{9} \right) P^2 dx \\ &= \frac{P^2 l}{2EA} \left( \frac{20}{9} + \frac{4}{3} \sqrt{2} \right) \end{aligned} \quad (64)$$

II Variante:

$$\begin{aligned} W_{\text{II}} &= \frac{1}{2EA} \int_0^l \left( \frac{4}{9} + \frac{1}{9} + \frac{1}{9} + \frac{4}{9} + \frac{4}{9} \right) P^2 dx \\ &\quad + \frac{1}{2EA} \int_0^{\sqrt{2}l} \left( \frac{8}{9} + \frac{2}{9} + \frac{2}{9} \right) P^2 dx \\ &= \frac{P^2 l}{2EA} \left( \frac{14}{9} + \frac{4}{3} \sqrt{2} \right) \end{aligned} \quad (65)$$

Verschiebung bei B:

I Variante:

$$\frac{\partial W_{\text{I}}}{\partial P} = u_{\text{IB}} \quad (66)$$

$$u_{\text{IB}} = \frac{Pl}{3EA} \left( \frac{20}{3} + 4\sqrt{2} \right) \quad (67)$$

II Variante:

$$\frac{\partial W_{\text{II}}}{\partial P} = u_{\text{IIB}} \quad (68)$$

$$u_{\text{IIB}} = \frac{Pl}{3EA} \left( \frac{14}{3} + 4\sqrt{2} \right) \quad (69)$$

Die Variante II ist zu wählen, da hier die geringere Verschiebung im Punkt B vorliegt. Dass sich diese Berechnung lohnt, zeigt die Tatsache, dass die Absenkung im 2. Fall nur ca. 84 % des 1. Falls beträgt!