

Badische Landesbibliothek Karlsruhe

Digitale Sammlung der Badischen Landesbibliothek Karlsruhe

Der Maschinenbau

Redtenbacher, Ferdinand

Mannheim, 1862

Zweiter Fall

[urn:nbn:de:bsz:31-270970](https://nbn-resolving.org/urn:nbn:de:bsz:31-270970)

Das Zeichen — ist genommen, weil die Kurve ihre concave Seite der Abscissenlinie zuwendet. Das erste Integrale dieser Gleichung ist:

$$-\frac{d y}{d x} = \frac{1}{\varepsilon E z} \left(\frac{1}{2} P x^2 + \frac{1}{6} \frac{P}{l} x^3 \right) + \text{Const}$$

Für $x = \overline{0 n_1} = l$ (annähernd) ist $\frac{d y}{d x} = 0$ (genau) demnach:

$$0 = \frac{1}{\varepsilon E z} \left(\frac{1}{2} P l^2 + \frac{1}{6} \frac{P}{l} l^3 \right) + \text{Const}$$

Die Differenz dieser Ausdrücke gibt:

$$\frac{d y}{d x} = \frac{1}{\varepsilon E z} \left[\frac{1}{2} P (l^2 - x^2) + \frac{1}{6} \frac{P}{l} (l^3 - x^3) \right]$$

Das Integrale dieser Gleichung ist:

$$y = \frac{1}{\varepsilon E z} \left[\left(\frac{1}{2} P l^2 + \frac{1}{6} P l^3 \right) x - \frac{1}{6} P x^3 - \frac{1}{24} \frac{P}{l} x^4 \right] \dots (6)$$

Eine Constante ist nicht hinzuzufügen, weil für $x = 0$ auch $y = 0$ wird. Dies ist die Gleichung der Axenfaser. Für $x = l$ wird $y = m_1$, $n_1 = f$ und man findet:

$$f = \frac{l^3}{\varepsilon E z} \left[\frac{1}{3} P + \frac{1}{8} P \right] \dots (7)$$

Das Biegemoment M wird ein Maximum für $x = l$ und ist:
 $M_m = P l + \frac{P l^2}{2}$.

Die Maximalspannung an der Befestigungsstelle ist demnach vermöge (5):

$$\sigma_m = \frac{P l + \frac{P}{2} l}{E} \dots (8)$$

Zweiter Fall. Der Stab liegt mit beiden Enden auf Unterstützungen, ist in der Mitte belastet und hat ein Gewicht p . Fig. 2, Tafel III.

Es sei $2l$ die Entfernung der Stützpunkte, $2P$ die Belastung in der Mitte, so ist $P + \frac{1}{2} p$ der Druck, welchen jeder Stützpunkt

auszuhalten hat. Nimmt man B als Anfangspunkt der Coordinaten und setzt für irgend einen Punkt m der Axenfaser $B_n = x$, $m_n = y$, so ist das Kraftmoment, welches in dem Querschnitte bei m die Spannungen und Pressungen hervorruft:

$$\left(P + \frac{1}{2} p\right) x - \frac{p}{21} x \frac{x}{2} = M$$

Demnach erhält man wegen (4):

$$-\frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{\left(P + \frac{1}{2} p\right) x - \frac{p}{42} x^2}{\epsilon E z}$$

Hieraus folgt durch Integration:

$$-\frac{dy}{dx} = \frac{1}{\epsilon E z} \left[\frac{1}{2} \left(P + \frac{1}{2} p\right) x^2 - \frac{p}{126} x^3 + \text{Const} \right]$$

Für $x = 1$ wird $\frac{dy}{dx} = 0$, demnach:

$$0 = \frac{1}{\epsilon E z} \left[\frac{1}{2} \left(P + \frac{1}{2} p\right) 1^2 - \frac{p}{126} 1^3 + \text{Const} \right]$$

Die Differenz dieser Ausdrücke gibt:

$$\frac{dy}{dx} = \frac{1}{\epsilon E z} \left[\frac{1}{2} \left(P + \frac{1}{2} p\right) (1^2 - x^2) - \frac{p}{126} (1^3 - x^3) \right]$$

Die nochmalige Integration liefert:

$$y = \frac{1}{\epsilon E z} \left[\frac{1}{2} \left(P + \frac{1}{2} p\right) \left(1^2 x - \frac{1}{3} x^3\right) - \frac{p}{126} \left(1^3 x - \frac{1}{4} x^4\right) \right]. \quad (9)$$

Die Senkung $CD = f$ beträgt:

$$f = \frac{1}{\epsilon E z} \left[\frac{1}{2} \left(P + \frac{1}{2} p\right) \frac{2}{3} 1^3 - \frac{p}{126} \frac{3}{4} 1^4 \right]$$

$$f = \frac{1^3}{\epsilon E z} \left[\frac{1}{3} P + \frac{10}{96} p \right] \dots \dots \dots (10)$$

Das Moment M wird innerhalb $x = 0$ und $x = 1$ erst bei $x = 1$ ein Maximum und beträgt dort:

$$M_{\max} = \left(P + \frac{P}{4} \right) l$$

Für die bei D eintretende grösste Spannung ist demnach:

$$\epsilon_m E = \left(P + \frac{P}{4} \right) l$$

Dritter Fall. Ein Stab liegt mit seinen Enden auf Stützen, ist in Entfernungen c von denselben mit P und P belastet; sein Eigengewicht beträgt p . Fig. 3, Tafel III.

Setzt man für einen zwischen E und D gelegenen Punkt m $B_n = x$, $m_n = y$. Für einen zwischen E und B gelegenen Punkt m_1 , dagegen $B_{n_1} = x_1$, $m_1 n_1 = y_1$, so sind die Momente M und M_1 , welche den Querschnitten bei m und m_1 entsprechen

$$M = \left(P + \frac{1}{2} p \right) x - P(x - c) - \frac{p}{2l} x \frac{1}{2} x$$

$$M_1 = \left(P + \frac{1}{2} p \right) x_1 - \frac{p}{2l} x_1 \frac{1}{2} x_1$$

oder:

$$M = P c + \frac{1}{2} p x - \frac{p}{4l} x^2$$

$$M_1 = \left(P + \frac{1}{2} p \right) x_1 - \frac{p}{4l} x_1^2$$

Die Gleichungen der Stabstücke BE und EF sind demnach, vermöge (4):

$$-\frac{d^2 y}{d x^2} = \frac{1}{\epsilon E z} \left[P c + \frac{1}{2} p x - \frac{p}{4l} x^2 \right]$$

$$-\frac{d^2 y_1}{d x_1^2} = \frac{1}{\epsilon E z} \left[\left(P + \frac{1}{2} p \right) x_1 - \frac{p}{4l} x_1^2 \right]$$

Die erste dieser Gleichungen gilt von $x = c$ bis $x = 1$, die zweite von $x_1 = 0$ bis $x_1 = c$.