

Innovations-Case: I-Träger

Voraussetzungen

- elementare Belastungsfälle (Biegung, Schub)
- Schweissverbindung

Problemstellung

Für einen Laufkran muss ein I-Träger konstruiert werden. Aus Platzgründen kann kein Normprofil eingesetzt werden (die Verwendung von Normprofilen sollte immer angestrebt werden). Aus drei Flachstahlprofilen soll ein I-Träger geschweisst werden. Der Träger selber ist schon dimensioniert. Die Schweissnaht ist noch nicht dimensioniert (Anzahl Schweissungen, Länge jeder Schweissung, Höhe a der Naht). Diese Werte sollen festgelegt und die Festigkeit nachgewiesen werden.

Die folgenden Werte sind noch gegeben:

$P = 25'000 \text{ N}$ (Betriebsfaktor eingerechnet);

Bandstahl aus St37.2 mit $\sigma_F = 240 \text{ N/mm}^2$

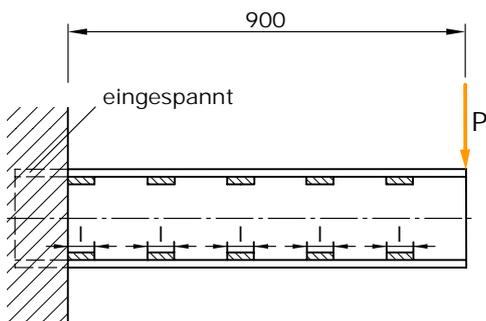


Abb. 1.1 (B201swsZ) Seitenansicht I-Träger

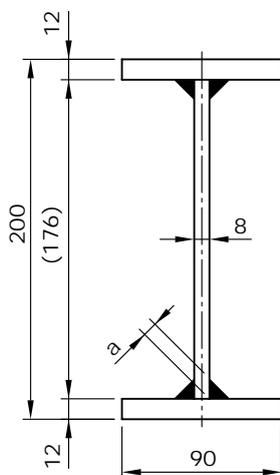


Abb. 1.2 (B202swsZ) Querschnitt I-Träger

Lösung

In einem ersten Schritt wird die Schweissnaht nicht beachtet und der Träger als Einheit (Steg und Flansch verbunden) modelliert.

Die maximale Normalspannung tritt im oberen Rand des horizontalen Stegs (Abb. 1.3, Stelle 1) auf. Die Schubspannung ist in diesem Steg, wie wir gesehen haben, vernachlässigbar.

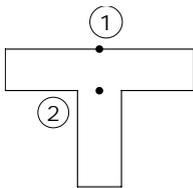


Abb. 1.3 (B203sWSZ) Spannungen

An der Stelle 2, direkt zwischen Steg und Flanche, sind leicht kleinere Normalspannungen und Schubspannungen zu erwarten. Für die Schubspannungen gilt im Übergang:

$$\tau_{zx2} = \frac{P \cdot H(z)}{I_y \cdot b(z)} \quad (1)$$

wobei:

$$I_y = \frac{8 \cdot 176^3}{12} + \left(\frac{90 \cdot 12^3}{12} + 94^2 \cdot 12 \cdot 90 \right) = 22\,746\,197 \text{ mm}^4 \quad (2)$$

$$H(z) = A \cdot f = 90 \cdot 12 \cdot \left(\frac{176}{2} + \frac{12}{2} \right) = 10\,152\,0 \text{ mm}^3 \quad (3)$$

$$b(z) = 8 \quad (4)$$

Eingesetzt:

$$\tau_{zx2} = \frac{25\,000 \cdot 10\,152\,0}{22\,746\,197 \cdot 8} = 13,95 \text{ N/mm}^2 \quad (5)$$

quadriert

$$\sigma_{x2}^2 + 3\tau_s^2 \leq \left(v_1 \cdot v_2 \cdot \frac{\sigma_F}{S_F} \right)^2 \quad (10)$$

nach τ_s aufgelöst

$$\tau_s \leq \sqrt{\frac{1}{3} \left[\left(v_1 \cdot v_2 \cdot \frac{\sigma_F}{S_F} \right)^2 - \sigma_{x2}^2 \right]} \quad (11)$$

nach $n \cdot a \cdot l_{\text{tragend}}$ aufgelöst:

$$\text{mit } \tau_s = \frac{T}{2 \cdot n \cdot a \cdot l_{\text{tragend}}}$$

$$a \cdot n \cdot l_{\text{tragend}} = \frac{T}{2} \cdot \left(\frac{1}{3} \left[\left(v_1 \cdot v_2 \cdot \frac{\sigma_F}{S_F} \right)^2 - \sigma_{x2}^2 \right] \right)^{-\frac{1}{2}} \quad (12)$$

$$= \frac{100421}{2} \cdot \left(\frac{1}{3} \left[\left(0,8 \cdot 0,8 \cdot \frac{240}{1,5} \right)^2 - 87^2 \right] \right)^{-\frac{1}{2}}$$

$$a \cdot n \cdot l_{\text{tragend}} = 1610 \text{ mm}^2 \quad (13)$$

Annahme: $a=8$, $n=5$ dann ergibt dies für l_{tragend}

$$l_{\text{tragend}} = 40 \quad (14)$$

und für

$$L = l_{\text{tragend}} + 2a = 56 \text{ mm} \quad (15)$$

Bemerkung: Dadurch, dass σ_x in Richtung Kraft abnimmt, könnte L entsprechend reduziert werden.