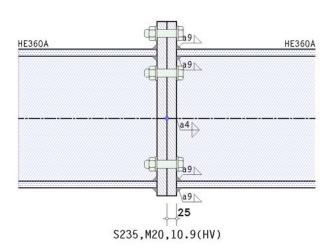
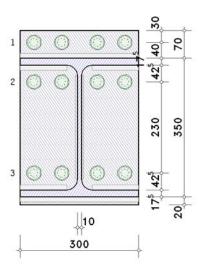
4H-EC3BT Version: 4/2013-5I

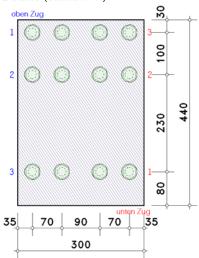
Biegesteifer Trägerstoß EC 3-1-8 (12.10), NA: Deutschland

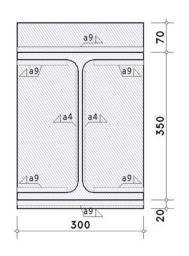
1. Eingabeprotokoll





Details (Schnitt A - A)





Stahlsorte

Stahlgüte S235

Schrauben

Festigkeitsklasse 10.9, Schraubengröße M20

große Schlüsselweite (HV-Schraube), vorgespannt (zur Info: Regelvorspannkraft Fp,c* = 0.7 fyb·As = 154.3 kN) Schaft in der Scherfuge

Parameter des Trägers

Profil HE360A

Nachweisparameter

geschraubter Stirnblechanschluss:

Dicke $t_p = 25.0$ mm, Breite $b_p = 300.0$ mm, Länge $l_p = 440.0$ mm

Überstände hp,o = 70.0 mm, hp,u = 20.0 mm

Schrauben im Anschluss:

3 Schraubenreihen mit je 4 Schrauben

Reihe 1: 4 Schrauben, Reihe 2: 4 Schrauben, Reihe 3: 4 Schrauben

davon 2 Schraubenreihen oben unter Zugbelastung (Reihen 1-2)

und 1 Schraubenreihe zur Querkraftübertragung oben (Reihe 3)

davon 1 Schraubenreihe unten unter Zugbelastung (Reihe 3)

und 2 Schraubenreihen zur Querkraftübertragung unten (Reihen 2-3)

Berechnungsmethode (4 Schrauben je Reihe) nach Wagenknecht, Stahlbau-Praxis nach EC 3, Bd.3

Achsabstand zwischen Außen- und Innenschraube w2 = 70.0 mm

Achsabstand der Schrauben zum seitlichen Rand des Stirnblechs e2 = 35.0 mm

Achsabstand der ersten Schraubenreihe zum oberen Rand des Stirnblechs (Endreihe) eo = 30.0 mm

Achsabstand der letzten Schraubenreihe zum unteren Rand des Stirnblechs (Endreihe) eu = 80.0 mm

Achsabstand der Schraubenreihen voneinander p₁₋₂ = 100.0 mm, p₂₋₃ = 230.0 mm

Schweißnähte im Anschluss:

Trägerflansch oben: Kehlnaht, Nahtdicke a = 9.0 mm

Trägersteg: Kehlnaht, Nahtdicke a = 4.0 mm

Trägerflansch unten: Kehlnaht, Nahtdicke a = 9.0 mm

Schnittgrößen im Anschnitt der Verbindung bezogen auf die Systemachsen

Lk 1: $M_{b,Ed} = 320.00 \text{ kNm } V_{b,Ed} = 180.00 \text{ kN}$

Lk 2: $M_{b,Ed} = -120.00 \text{ kNm}$

$N_b - \bigvee_{M_b} V_b \cdot \bigvee_{M_b} N_b$

Datencheck

ok

Abstände der Schraubenreihen am Stirnblech

vertikal: $e_1 = 80.0 \text{ mm} > 1.2 \cdot d_0 = 26.4 \text{ mm}$, $e_1 = 80.0 \text{ mm} < 4 \cdot t + 40 \text{ mm} = 140.0 \text{ mm}$

Maximale Rand- und Lochabstände sollten zur Vermeidung von Korrosion sowie zur Verhinderung lokalen Beulens eingehalten werden.

Hinweise

Die Querschnittsprofile werden nicht nachgewiesen.

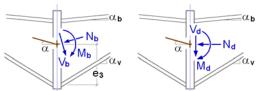
2. Lk 1

Hinweise

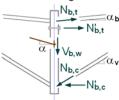
Der Nachweis der Verbindung nach EC 3-1-8 erfolgt ohne Berücksichtigung der Vorspannkräfte. Verbindungen können jedoch mit vorgespannten HV-Schrauben ausgeführt werden. Schraubengruppen werden bei Anschlüssen mit 4 Schrauben je Reihe nicht untersucht.

2.1. Bemessungsgrößen

Anschnitt Anschluss 🗘 zur Anschlussebene Anschnitt Anschluss 🗘 zur Anschlussebene



Teilschnittgrößen Teilschnittgrößen



Vorzeichendefinition des EC3: eine positive Normalkraft bedeutet <u>Druck</u>, ein positives Moment erzeugt o<u>ben</u> Zug

Neigungswinkel: $\alpha_b = \alpha_v = \alpha = 0^\circ$

Transformation Anschlussgrößen -> Bemessungsgrößen

 $M_d = 320.00 \text{ kNm}, \ V_d = 180.00 \text{ kN}$

Schnittgrößen senkrecht zu den Anschlussebenen

Anschnitt Träger

 $M_d = 320.00 \ kNm, \ \ V_d = 180.00 \ kN$

Teilschnittgrößen

Schnittgrößen im Anschnitt Stirnblech-Träger: M'd = Md - Vd·tep = 315.50 kNm

 $N_{b,t} = -N_d \cdot z_{bu}/z_b + M'_d/z_b = 948.87 \; kN, \; \; z_b = 332.5 \; mm, \; \; z_{bu} = 166.3 \; mm$

 $N_{b,c} = N_d \cdot z_{bo}/z_b + M'_d/z_b = 948.87 \ kN, \ z_b = 332.5 \ mm, \ z_{bo} = 166.3 \ mm$

2.2. Grundkomponenten

Trägerstoß mit Stirnblech: Grundkomponenten: 5, 7, 8, 10, 11, 12

2.2.1. Gk 5: Stirnblech mit Biegung



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Verbindungen mit 4 Schrauben je Schraubenreihe werden im EC 3-1-8 nicht behandelt. Die Bemessung erfolgt nach Wagenknecht, Stahlbau-Praxis nach EC 3, Bd.3.

```
Überstehender Teil des Stirnblechs
Im überstehenden Teil des Stirnblechs wird nur eine Schraubenreihe (nb = 1) betrachtet (4 Schrauben je Reihe).
Abstand der Schraubenachse vom Trägerflansch m<sub>1</sub> = 29.8 mm
Wirksame Länge des T-Stummelflanschs (Stirnblech)
    e_X = 30.0 \ mm, \quad m_X = 29.8 \ mm, \quad w_3 = 35.0 \ mm, \quad w_2 = 70.0 \ mm, \quad w_1 = b_p - 2 \cdot (w_2 + w_3) = 90.0 \ mm \quad mit \quad b_p = 300.0 \ mm, \quad b_{SI} = 300.0
    äußere Schraubenreihe neben dem Trägerzugflansch / der Zugsteife
       leff, cp, 1 = 2 \cdot (\pi \cdot m_x + w_2) = 327.3 \text{ mm}
       l_{eff,cp,2} = \pi {\cdot} m_X + 2 {\cdot} w_2 + w_1 = 323.7 \ mm
       l_{eff,cp,3} = \pi \cdot m_x + 2 \cdot (w_2 + w_3) = 303.7 \text{ mm}
       l_{eff,cp,4} = 4 \cdot \pi \cdot m_x = 374.7 \text{ mm}
       l_{eff,cp,sa} = min(l_{eff,cp,1},\ l_{eff,cp,2},\ l_{eff,cp,3},\ l_{eff,cp,4}) = 303.7\ mm
       l_{eff,nc,1} = 4 \cdot m_x + 1.25 \cdot e_x + w_2 = 226.8 \text{ mm}
       l_{eff,nc,2} = 2 \cdot m_x + 0.625 \cdot e_x + w_2 + 0.5 \cdot w_1 = 193.4 \text{ mm}
       l_{eff,nc,3} = 2 \cdot m_x + 0.625 \cdot e_x + w_2 + w_3 = 183.4 \text{ mm}
       l_{eff,nc,4} = 8 \cdot m_x + 2.5 \cdot e_x = 313.5 \text{ mm}
       leff,nc,5 = w_2 + w_3 + 0.5 \cdot w_1 = 150.0 \text{ mm}
       leff,nc,sa = min(leff,nc,1, leff,nc,2, leff,nc,3, leff,nc,4, leff,nc,5) = 150.0 mm
    für Modus 1: \Sigma leff, 1 = leff, 1 = min(leff, nc, leff, cp) = 150.0 mm
    für Modus 2: \Sigma leff,2 = leff,nc = 150.0 \text{ mm}
Grenzzugkraft des T-Stummelflanschs
    n = min(e_{min}, 1.25 \cdot m) = 30.0 \text{ mm}, e_{min} = 30.0 \text{ mm}, m = 29.8 \text{ mm}
    aufnehmbare plastische Momente:
       für Modus 1+2: M_{Pl,Rd} = (0.25 \cdot \Sigma | \text{Left-tf}^2 \cdot \text{fy}) / \gamma_{M0} = 5.51 \text{ kNm}, \text{ tf} = 25.0 \text{ mm}, \text{ fy} = 235.0 \text{ N/mm}^2, \gamma_{M0} = 1.00 \text{ km}
    Bemessungswert der Zugtragfähigkeit:
       Zugtragfähigkeit einer Schraube: F_{t,Rd} = (k_2 \cdot f_{ub} \cdot A_s) / \gamma_{M2} = 176.40 \text{ kN}, k_2 = 0.90 \text{ km}
       für Modus 3: \Sigma F_{t,Rd} = 4 \cdot n_b \cdot F_{t,Rd} = 705.60 \text{ kN}, n_b = 1
    Abstützkräfte treten bei vorgespannten Schrauben immer auf!
    Berechnung mit dem Standard-Verfahren
    Modus 1: Vollständiges Fließen des T-Stummelflanschs
        F_{T,1,Rd} = (4 \cdot M_{pl,1,Rd}) / m = 738.87 kN
    Modus 2: Schraubenversagen gleichzeitig mit Fließen des T-Stummelflanschs
        F_{T,2,Rd} = (2 \cdot M_{pl,2,Rd} + n \cdot \Sigma F_{t,Rd}) / (m+n) = 538.03 \text{ kN}
    Modus 3: Schraubenversagen
       F_{T,3,Rd} = \Sigma F_{t,Rd} = 705.60 \ kN, \ F_{T,4,Rd} = 2 \cdot M_{pl,1,Rd} \ / \ m = 369.43 \ kN
    Zugtragfähigkeit des T-Stummelflanschs: FT,Rd = min(FT,1,Rd, FT,2,Rd, FT,3,Rd) = 538.03 kN
    Scherfestigkeit: f_{VW,d} = (f_u/3^{1/2}) / (\beta_W \cdot \gamma_{M2}) = 207.8 \text{ N/mm}^2, \ f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, \ \beta_W = 0.80 \text{ N/mm}^2
    Zugtragfähigkeit der Schweißnähte: FT,w,Rd = 2·fvw,d·a·leff = 561.18 kN (≥ 538.03 kN, nicht maßgebend)
Tragfähigkeit und effektive Länge eines Stirnblechs mit Biegung (Überstand)
    F_{t,ep,Rd,1} = 538.03 \text{ kN}, I_{eff,1} = 150.0 \text{ mm}
Teil des Stirnblechs zwischen den Trägerflanschen
Äquivalenter T-Stummelflansch (jede einzelne Schraubenreihe):
hier: Anzahl Schraubenreihen n_b = 1
Reihe 2 (4 Schrauben je Reihe)
    Abstand der Schraubenachse von der Steife m2 = 32.3 mm
    Abstand der Schraubenachse vom Flanschrand e = 35.0 mm
    Abstand der Schraubenachse vom Stummelsteg m = 35.5 mm
    Wirksame Länge des T-Stummelflanschs (Stirnblech)
       innere Schraubenreihe neben dem Trägerzugflansch / der Zugsteife
            l_{eff,cp,1} = 4 \cdot \pi \cdot m = 445.8 \text{ mm}
            l_{eff,cp,2} = 2 \cdot (\pi \cdot m + w_2) = 362.9 \text{ mm}
            l_{eff,cp,3} = \pi \cdot m + 2 \cdot (w_2 + w_3) = 321.4 \text{ mm}
            leff,cp,si = min(leff,cp,1, leff,cp,2, leff,cp,3) = 321.4 mm
            Abstand der inneren Schraubenachse vom Flanschrand e = 105.0 mm
            Beiwert für ausgesteifte Stützenflansche/Stirnbleche:
                Eingabewerte \lambda_1 = m / (m+e) = 0.253, \lambda_2 = m_2 / (m+e) = 0.230 \implies \alpha = 7.37 (s. Bild 6.11)
            l_{eff,nc,1} = \alpha \cdot m = 261.4 \text{ mm}
           l_{eff,nc,2} = 4 \cdot m + 1.25 \cdot (w_2 + w_3) = 273.1 \text{ mm}
           l_{eff,nc,si} = min(l_{eff,nc,1}, l_{eff,nc,2}) = 261.4 \text{ mm}
       für Modus 1: \Sigma l_{eff,1} = l_{eff,1} = min(l_{eff,nc}, l_{eff,cp}) = 261.4 mm
       für Modus 2: \Sigma l_{eff,2} = l_{eff,nc} = 261.4 \text{ mm}
    Grenzzugkraft des T-Stummelflanschs
       m = 35.5 \text{ mm}, n = min(w+e_{min}, 1.25 \cdot m) = 44.3 \text{ mm}
       n_1 = w = 70.0 \text{ mm}, \quad n_2 = \min(e_{\min}, 1.25 \cdot m + n_1) = 35.0 \text{ mm}, \quad e_{\min} = 35.0 \text{ mm}
       aufnehmbare plastische Momente:
            für Modus 1+2: M_{Pl,Rd} = (0.25 \cdot \Sigma | \text{Left-tf}^2 \cdot \text{fy}) / \gamma_{M0} = 9.60 \text{ kNm}, t_f = 25.0 \text{ mm}, t_f = 235.0 \text{ N/mm}^2, \gamma_{M0} = 1.00 \text{ kNm}
       Bemessungswert der Zugtragfähigkeit:
            Zugtragfähigkeit einer Schraube: F_{t,Rd} = (k_2 \cdot f_{ub} \cdot A_s) / \gamma_{M2} = 176.40 \text{ kN}, k_2 = 0.90
```

für Modus 3: $\Sigma F_{t,Rd} = 4 \cdot n_b \cdot F_{t,Rd} = 705.60 \text{ kN}, n_b = 1$ Abstützkräfte treten bei vorgespannten Schrauben immer auf!

Berechnung mit dem Standard-Verfahren

Modus 1: Vollständiges Fließen des T-Stummelflanschs

 $F_{T,1,Rd} = (4 \cdot M_{pl,1,Rd}) / m = 1082.20 \text{ kN}$

Modus 2: Schraubenversagen gleichzeitig mit Fließen des T-Stummelflanschs

 $F_{T,2,Rd} = (2 \cdot M_{pl,2,Rd} + (n_1 + n_2) \cdot 0.25 \cdot \Sigma F_{t,Rd} \cdot (3.6 - 1.6 \cdot n_1/(n_1 + n_2))) / (m + n_1 + n_2) = 470.67 \text{ kN}$

Modus 3: Schraubenversagen

 $F_{T,3,Rd} = 0.9 \cdot \Sigma F_{t,Rd} = 635.04 \text{ kN}, \quad F_{T,4,Rd} = (3.6 \cdot M_{pl,1,Rd}) / (1.8 \cdot m + 0.8 \cdot n_1) = 288.28 \text{ kN}$

Zugtragfähigkeit des T-Stummelflanschs: $F_{T,Rd} = min(F_{T,1,Rd}, F_{T,2,Rd}, F_{T,3,Rd}) = 470.67 \text{ kN}$

Scherfestigkeit: $f_{VW,d} = (f_u/3^{1/2}) / (\beta_W \gamma_{M2}) = 207.8 \text{ N/mm}^2, \ f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, \ \beta_W = 0.80 \text{ N/mm}^2$

Zugtragfähigkeit der Schweißnähte: $F_{T,w,Rd} = 2 \cdot f_{vw,d} \cdot a \cdot l_{eff} = 434.62 \text{ kN}, \quad a = 4.0 \text{ mm}, \quad l_{eff} = 261.4 \text{ mm}$

Gesamttragfähigkeit des T-Stummelflanschs: FT,Rd = FT,w,Rd = 434.62 kN

Tragfähigkeiten und effektive Längen eines Stirnblechs mit Biegung (je Schraubenreihe):

 $F_{ep,Rd,2} = 434.62 \text{ kN}, l_{eff,2} = 261.4 \text{ mm}$

2.2.2. Gk 7: Trägerflansch und -steg mit Druckbeanspruchung

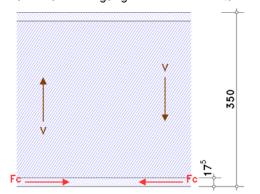
Querschnittsklasse des Trägers ($\varepsilon = 1.00$):

Flansch unten: Querschnittsklasse für $c/(\varepsilon \cdot t) = 6.74$ (einseitig gestützt): 1

Steg: Querschnittsklasse für $\alpha = 0.50$ und c/(ε -t) = 26.10 (beidseitig gestützt, Biegung): 1

Gesamt: Querschnittsklasse des Profils: 1

Zur Berücksichtigung der Momenten-Querkraft-Interaktion VEd = 180.0 kN



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Beanspruchung durch Biegung mit Querkraft

 $V_{pl,Rd} = A_{v} \cdot (f_{y}/3^{1/2}) / \gamma_{M0} = 664.2 \text{ kN}, A_{v} = 48.96 \text{ cm}^{2}$

VEd = 180.0 kN ≤ 332.1 kN = V_{pl,Rd}/2 ⇒ kein Einfluss auf die Biegetragfähigkeit!

Beanspruchung für Querschnittsklasse 1

Tragfähigkeit $M_{c,Rd} = M_{pl,Rd} = (W_{pl} \cdot f_y) / \gamma_{M0} = 490.68 \text{ kNm}, W_{pl} = 2088.00 \text{ cm}^3$

Tragfähigkeit eines Flanschs (und Stegs) mit Druck

 $F_{c,f,Rd} = M_{c,Rd} / (h - t_f) = 1475.73 \text{ kN}, (h - t_f) = 332.5 \text{ mm}$

Tragfähigkeit des oberen Trägerflanschs:

Beanspruchung durch Biegung mit Querkraft

 $V_{\text{pl},\text{Rd}} = A_{\text{V}} \cdot \left(f_{\text{y}} / 3^{1/2} \right) / \ \gamma_{\text{M0}} = 664.2 \ kN, \ A_{\text{V}} = 48.96 \ cm^2$

V_{Ed} = 180.0 kN ≤ 332.1 kN = V_{pl,Rd}/2 ⇒ kein Einfluss auf die Biegetragfähigkeit!

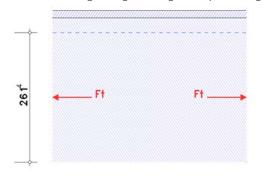
Beanspruchung für Querschnittsklasse 1

 $Tragf\ddot{a}higkeit\ M_{c,Rd}=M_{pl,Rd}=\left(W_{pl}\cdot f_y\right)/\ \gamma_{M0}=490.68\ kNm,\ \ W_{pl}=2088.00\ cm^3$

Tragfähigkeit eines Flanschs (und Stegs) mit Druck

 $F_{c,f,Rd} = M_{c,Rd} / (h - t_f) = 1475.73 \text{ kN}, (h - t_f) = 332.5 \text{ mm}$

2.2.3. Gk 8: Trägersteg mit Zugbeanspruchung



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Für jede einzelne Schraubenreihe:

Reihe 2

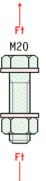
wirksame Breite

wirksame Breite des Trägerstegs mit Zugbeanspruchung beff,t,wb = 261.4 mm (leff aus Gk 5)

Tragfähigkeit eines Trägerstegs mit Zugbeanspruchung

 $F_{t,wb,Rd} = b_{eff,t,wb} \cdot t_{wb} \cdot f_{y,wb} \ / \ \gamma_{M0} = 614.2 \ kN, \quad f_{y,wb} = 235.0 \ N/mm^2$

2.2.4. Gk 10: Schrauben mit Zugbeanspruchung

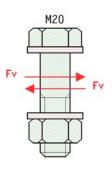


In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Schraubenkategorie D:

Zugtragfähigkeit einer Schraube: $F_{t,Rd} = (k_2 \cdot f_{ub} \cdot A_s) / \gamma_{M2} = 176.40 \text{ kN}, k_2 = 0.90, f_{ub} = 1000.0 \text{ N/mm}^2$ Durchstanztragfähigkeit: $B_{p,Rd} = (0.6 \cdot \pi \cdot d_m \cdot t_p \cdot f_u) / \gamma_{M2} = 454.85 \text{ kN}, d_m = 33.5 \text{ mm}, t_p = 25.0 \text{ mm}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2$ Zug-/Durchstanztragfähigkeit für 4 Schrauben: $\Sigma F_{tp,Rd} = 4 \cdot min(F_{t,Rd}, B_{p,Rd}) = 705.60 \text{ kN}$

2.2.5. Gk 11: Schrauben mit Abscherbeanspruchung



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Schraubenkategorie A:

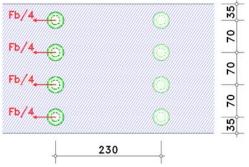
Schaft in der Scherfuge: $\alpha_V = 0.6$, A = 3.14 cm²

Abschertragfähigkeit je Scherfuge: F_{v,Rd} = α_v·f_{ub}·A / γ_{M2} = 150.80 kN, f_{ub} = 1000.0 N/mm²

Abschertragfähigkeit für 4 Schrauben (1-schnittig): $\Sigma F_{v,Rd} = 4 \cdot F_{v,Rd} = 603.19 \text{ kN}$

2.2.6. Gk 12: Blech mit Lochleibungsbeanspruchung

In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.



Reihe 3

Schraube 1:

in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_{d,i} = p_1/(3\cdot d_0)-1/4 = 3.23$ (innen liegende Schraube)

 $\Rightarrow \alpha_b = 1.00$ (der kleinste Wert von α_d oder $f_{ub}/f_u = 2.78$ oder 1.0)

quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)

quer zur Kraftrichtung wirkend: $k_{1,a} = min(2.8 \cdot e_2/d_0-1.7, 1.4 \cdot p_2/d_0-1.7) = 2.75$ (am Rand liegende Schraube)

 \Rightarrow k₁ = 2.50 (der kleinste Wert von k₁ oder 2.5)

Lochleibungstragfähigkeit: $F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}$ Schraube 2:

in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_{d,i} = p_1/(3 \cdot d_0) - 1/4 = 3.23$ (innen liegende Schraube)

 \Rightarrow $\alpha_b = 1.00$ (der kleinste Wert von α_d oder $f_{ub}/f_u = 2.78$ oder 1.0)

quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)

 \Rightarrow k₁ = 2.50 (der kleinste Wert von k₁ oder 2.5)

 $Lochleibungstragf\ddot{a}higkeit: \;\; F_{b,Rd} = \left(k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t\right) / \; \gamma_{M2} = 360.00 \;\; kN, \;\; f_u = 360.0 \;\; N/mm^2, \;\; t = 25.0 \;\; mm, \;\; d = 20.0 \;\; mm$ Schraube 3:

in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_{d,i} = p_1/(3 \cdot d_0) - 1/4 = 3.23$ (innen liegende Schraube)

 $\Rightarrow \alpha_b = 1.00$ (der kleinste Wert von α_d oder $f_{ub}/f_u = 2.78$ oder 1.0)

quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)

 \Rightarrow k₁ = 2.50 (der kleinste Wert von k₁ oder 2.5)

Lochleibungstragfähigkeit: $F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}$ Schraube 4: in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_{d,i} = p_1/(3 \cdot d_0) - 1/4 = 3.23$ (innen liegende Schraube) $\Rightarrow \alpha_b = 1.00$ (der kleinste Wert von α_d oder $f_{ub}/f_u = 2.78$ oder 1.0) quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube) quer zur Kraftrichtung wirkend: $k_{1,a} = min(2.8 \cdot e_2/d_0 - 1.7, 1.4 \cdot p_2/d_0 - 1.7) = 2.75$ (am Rand liegende Schraube) \Rightarrow k₁ = 2.50 (der kleinste Wert von k₁ oder 2.5) $Lochleibungstragf\ddot{a}higkeit: \;\; F_{b,Rd} = \left(k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t\right) / \; \gamma_{M2} = 360.00 \;\; kN, \;\; f_u = 360.0 \;\; N/mm^2, \;\; t = 25.0 \;\; mm, \;\; d = 20.0 \;\; mm$ Lochleibungstragfähigkeit für 1x4 Schrauben: ΣF_{b,Rd} = 1440.00 kN

2.3. Anschlusstragfähigkeit

2.3.1. Biegetragfähigkeit

Abstand der Zug-Schraubenreihen vom Druckpunkt: h₁ = 381.3 mm, h₂ = 281.3 mm

Tragfähigkeiten nach EC 3-1-8, 6.2.7.2(6) für Schraubenreihen einzeln betrachtet

maßgebende Grundkomponenten: 5, 8 Reihe 1: $F_{tr,Rd} = 538.0 \text{ kN}$

Reihe 2: $F_{tr,Rd} = 434.6 \text{ kN}$

Tragfähigkeit je Schraubenreihe (Zug)

Reihe 1: $F_{tr,Rd} = 538.0 \text{ kN}$

Reihe 2: $F_{tr,Rd} = 434.6 \text{ kN}$ $\Sigma F_{tr,Rd}^* = 972.6 \text{ kN}$

Abminderungen nach EC 3-1-8, 6.2.7.2(7)

maßgebende Grundkomponente: 7

Reihe 1: $\Sigma F_{tr,Rd} = 0.0 \text{ kN}$

Gk 7: Δ Ftr,Rd = Fc,f,Rd - Σ Ftr,Rd = 1475.7 kNFtr,Rd = 538.0 kN $< \Delta$ Ftr,Rd \Rightarrow Ftr,Rd = 538.0 kN

Reihe 2: $\Sigma F_{tr,Rd} = 538.0 \text{ kN}$ (Reihe 1)

 $Gk~7: \Delta F_{tr,Rd} = F_{c,f,Rd} - \Sigma F_{tr,Rd} = 937.7~kNF_{tr,Rd} = 434.6~kN~<~\Delta F_{tr,Rd} \implies F_{tr,Rd} = 434.6~kN~$

Kontrolle nach EC 3-1-8, 6.2.7.2(9)

maßgebende Grundkomponente: 10

Reihe 1: $F_{tx,Rd} = 538.0 \text{ kN}$, $h_x = 381.3 \text{ mm} \Rightarrow F_{tx,Rd} \le \lim_{x \to \infty} F_{tx,Rd} = 670.3 \text{ kN}$, keine Abminderung

Tragfähigkeit je Schraubenreihe (Biegung)

Reihe 1: Ftr.Rd = 538.0 kN

Reihe 2: Ftr.Rd = 434.6 kN

 $\Sigma F_{tr,Rd} = 972.6 \text{ kN}$

Mögliches Versagen durch Grundkomponente 5

Tragfähigkeit der Flansche (Druck)

 $\Sigma F_{c,Rd}^* = 2951.5 \text{ kN}$

Biegetragfähigkeit bezüglich des Druckpunkts

 $M_{i,Rd} = \Sigma(F_{tr,Rd} \cdot h_r) = 327.4 \text{ kNm}$

Zugtragfähigkeit

 $N_{i,t,Rd} = \Sigma F_{tr,Rd}^* = 972.6 \text{ kN}$

Drucktragfähigkeit

 $N_{j,c,Rd} = \Sigma F_{c,Rd}^* = 2951.5 \text{ kN}$

2.3.2. Abscher-/Lochleibungstragfähigkeit

Tragfähigkeit je Schraubenreihe

maßgebende Grundkomponenten: 11, 12

Reihe 3: $F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$

Abminderungen aufgrund der Zugkraft (bei voller Ausnutzung der Biegetragfähigkeit)

maßgebende Grundkomponente: 10

Reihe 3: $F_{vr,Rd} = f_{vt} \cdot 603.2 \text{ kN} = 603.2 \text{ kN}$ mit $f_{vt} = 1 - F_{tr,Rd} / (1.4 \cdot \Sigma F_{t,Rd}) = 1.000$

Tragfähigkeit je Schraubenreihe

Reihe 3: $F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$

 $\Sigma F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$

Abscher-/Lochleibungstragfähigkeit

 $V_{i,Rd} = \Sigma F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$

 $M_{i,Rd} = 327.4 \text{ kNm}$ $N_{i,t,Rd} = 972.6 \text{ kN}$ $N_{i,c,Rd} = 2951.5 \text{ kN}$ $V_{i,Rd} = 603.2 \text{ kN}$

2.4. Nachweise

Zur Berechnung des inneren Hebelarms zeg s. Rotationssteifigkeit

2.4.1. Nachweis der Anschlusstragfähigkeit mit der Komponentenmethode

Biegemoment: MEd = Md = 320.00 kNm

senkr. z. Anschlussebene

Querkraft: $V_{Ed} = |V_d| = 180.00 \text{ kN}$

paral. z. Anschlussebene

Biegetragfähigkeit

 $Med/M_{j,Rd} = 0.978 < 1 ok$

Abscher-/Lochleibungstragfähigkeit bei 100%-iger Ausnutzung der Biegetragfähigkeit

 $V_{Ed}/V_{j,Rd} = 0.298 < 1 \text{ ok}$

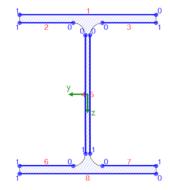
2.4.2. Nachweis der Schweißnähte am Trägerprofil

Naht 1: Trägerflansch mit Zug außen
Nähte 2,3: Trägerflansch mit Zug innen
Nähte 4,5: Trägersteg beidseitig
Naht 8: Trägerflansch mit Druck außen
Nähte 6,7: Trägerflansch mit Druck innen

Naht 4: NA-DE: Blechdicke $t_{max} \ge 3$ mm: Nahtdicke a = 4.0 mm $< a_{min} = t_{max}^{1/2} - 0.5 = 4.50$ mm !!

Naht 5: NA-DE: Blechdicke $t_{max} \ge 3$ mm: Nahtdicke a = 4.0 mm $< a_{min} = t_{max}^{1/2} - 0.5 = 4.50$ mm !!

Berechnungsquerschnitt:



Naht 1: $a_W = 9.0 \text{ mm}$ $l_W = 300.0 \text{ mm}$ Naht 2: $a_W = 9.0 \text{ mm}$ $l_W = 118.0 \text{ mm}$

Naht 3: siehe Naht 2

Naht 4: $a_W = 4.0 \text{ mm}$ $l_W = 261.0 \text{ mm}$

Naht 5: siehe Naht 4

Naht 6: $a_W = 9.0 \text{ mm}$ $l_W = 118.0 \text{ mm}$

Naht 7: siehe Naht 6

Naht 8: $a_W = 9.0 \text{ mm}$ $l_W = 300.0 \text{ mm}$

Bemessungsgrößen bezogen auf den Schwerpunkt des Profils:

 $M_{y,Ed} = -320.00 \; kNm, \; \; V_{z,Ed} = 180.00 \; kN$

Querschnittswerte bezogen auf den Schwerpunkt des Linienquerschnitts:

 $\Sigma A_{w} = 117.36 \text{ cm}^{2}, \ A_{w,z} = 20.88 \text{ cm}^{2}, \ \Sigma I_{w} = 159.4 \text{ cm}$ $I_{w,y} = 28260.50 \text{ cm}^{4}, \ I_{w,z} = 8065.90 \text{ cm}^{4}, \ W_{w,t} = 114.21 \text{ cm}^{3}, \ \Delta z_{w} = 0.0 \text{ mm}$

Schnittgrößenverteilung:

Naht 1: $N_w = 535.02 \text{ kN}$ Naht 2: $N_w = 189.40 \text{ kN}$

Naht 3: siehe Naht 2

Naht 4: $M_{y,w} = -6.71 \text{ kNm}$

Naht 5: siehe Naht 4

Naht 6: $N_w = -189.40 \text{ kN}$

Naht 7: siehe Naht 6

Naht 8: $N_w = -535.02 \text{ kN}$

aus konventioneller Querkraftaufteilung: Vz,w = 180.00 kN

Spannungen in den Endpunkten der Nähte:

Naht 1, Pkt. 0: $\sigma_{w,x} = 198.16 \text{ N/mm}^2$

Naht 2, Pkt. 0: $\sigma_{w,x} = 178.34 \text{ N/mm}^2$

Naht 3, Pkt. 0: siehe Naht 2

Pkt. 1: siehe Naht 2

Naht 4, Pkt. 0: $\sigma_{w,x} = 147.77 \text{ N/mm}^2$ $\tau_{w,z} = 86.21 \text{ N/mm}^2$

Pkt. 1: $\sigma_{w,x} = -147.77 \text{ N/mm}^2$ $\tau_{w,z} = 86.21 \text{ N/mm}^2$

Naht 5, Pkt. 0: siehe Naht 4

Pkt. 1: siehe Naht 4

Naht 6, Pkt. 0: $\sigma_{w,x} = -178.34 \text{ N/mm}^2$

Naht 7, Pkt. 0: siehe Naht 6

Pkt. 1: siehe Naht 6

Naht 8, Pkt. 0: $\sigma_{W,X} = -198.16 \text{ N/mm}^2$

Nachweise in den Endpunkten der Nähte:



```
Nachweis für Naht 1, Pkt. 0:
     Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
     \sigma_{w,Ed} = \sigma_{w,x} = 198.2 \text{ N/mm}^2
     resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 17.83 \text{ kN/cm}
     Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
     F_{w,Ed} = 17.83 \; kN/cm \; < \; F_{w,Rd} = 18.71 \; kN/cm \; \Rightarrow \; U = 0.953 \; < \; 1 \; \; ok
  Nachweis für Naht 2, Pkt. 0:
     Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
     \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 178.3 \text{ N/mm}^2
     resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 16.05 \text{ kN/cm}
     Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
     F_{w,Ed} = 16.05 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.858 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 4, Pkt. 0:
     Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
     \sigma_{W,Ed} = (\sigma_{W,x^2} + \tau_{W,z^2})^{1/2} = 171.1 \text{ N/mm}^2
     resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 6.84 \text{ kN/cm}
     Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 8.31 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 4.0 mm
     F_{w,Ed} = 6.84 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 8.31 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.823 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 4, Pkt. 1:
     Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
     \sigma_{W,Ed} = (\sigma_{W,x}^2 + \tau_{W,z}^2)^{1/2} = 171.1 \text{ N/mm}^2
     resultierende Nahtkraft F<sub>w,Ed</sub> = σ<sub>w,Ed</sub>·a = 6.84 kN/cm
     Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 8.31 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 4.0 mm
     F_{w,Ed} = 6.84 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 8.31 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.823 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 6, Pkt. 0:
     Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
     \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 178.3 \ N/mm^2
     resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 16.05 \text{ kN/cm}
     Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
     F_{w,Ed} = 16.05 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.858 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 8, Pkt. 0:
     Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
     \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 198.2 \text{ N/mm}^2
     resultierende Nahtkraft Fw,Ed = ow,Ed·a = 17.83 kN/cm
     Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
     F_{w,Ed} = 17.83 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.953 < 1 \text{ ok}
   Ergebnis:
     Naht 1, Pkt. 0: \sigma_{w,x} = 198.16 \text{ N/mm}^2
               Max: F_{w,Ed} = 17.83 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U_w = 0.953 < 1 \text{ ok}
2.4.3. Nachweisergebnis
Maximale Ausnutzung: max U = 0.978 < 1 ok
2.5. Rotationssteifigkeit
Steifigkeitskoeffizienten
äquivalenter Steifigkeitskoeffizient für 2 Zug-Schraubenreihen:
  wirksamer Steifigkeitskoeffizient für Schraubenreihe 1 (4 Schrauben):
  k_5 = 0.9 \cdot l_{eff} \cdot t_p^3 / m^3 = 79.57 \text{ mm}, l_{eff} = 150.0 \text{ mm}, m = 29.8 \text{ mm}
  k_{10} = 1.6 \cdot A_s / L_b = 5.43 \text{ mm}, \ L_b = t_{ges} + 2 \cdot t_p + (t_k + t_m)/2 = 72.3 \text{ mm}, \ t_{ges} = 50.0 \text{ mm}
  \Sigma(1/k_{i,1}) = 1/k_5 + 1/k_5 + 1/(2 \cdot k_{10}) = 0.117 \implies k_{eff,1} = 1 / \Sigma(1/k_{i,1}) = 8.526 \text{ mm}
  wirksamer Steifigkeitskoeffizient für Schraubenreihe 2 (4 Schrauben):
  k_5 = 0.9 \cdot l_{eff} \cdot t_p{}^3 \ / \ m^3 = 82.34 \ mm, \ \ l_{eff} = 261.4 \ mm, \ \ m = 35.5 \ mm
  k_{10} = 1.6 \cdot A_s \, / \, L_b = 5.43 \; mm, \; \; L_b = t_{ges} + 2 \cdot t_p \, + \, (t_k + t_m)/2 = 72.3 \; mm, \; \; t_{ges} = 50.0 \; mm
  \Sigma(1/k_{i,2}) = 1/k_5 + 1/k_5 + 1/(2 \cdot k_{10}) = 0.116 \implies k_{eff,2} = 1 / \Sigma(1/k_{i,2}) = 8.588 \text{ mm}
  äquivalenter innerer Hebelarm: z_{eq} = \sum (k_{eff,r} \cdot h_r^2) / \sum (k_{eff,r} \cdot h_r) = 338.6 \text{ mm}
  k_{eq} = \Sigma (k_{eff,r} \cdot h_r) / z_{eq} = 16.732 \text{ mm}
Summe der Steifigkeitskoeffizienten \Sigma(1/k_i) = 1/k_{eq} = 0.060
Rotationssteifigkeit
Anfangsrotationssteifigkeit: S_{j,ini} = (E \cdot z^2) / \Sigma(1/k_i) = 402890.9 \text{ kNm/rad}, z = z_{eq} = 338.6 \text{ mm}
Biegemoment im Anschluss: Mj,Ed = MEd = 320.00 kNm
|M_{j,Ed}| = 320.00 \text{ kNm} > 2/3 M_{j,Rd} = 218.2 \text{ kNm} \implies \mu = ((1.5 \cdot M_{j,Ed}) / M_{j,Rd})^{\Psi} = 2.810, \ \Psi = 2.7
```

Rotationssteifigkeit: S_{j,Rd} = S_{j,ini} / μ = 143352.4 kNm/rad

Verdrehung: $\varphi_{j,Ed} = M_{j,Ed} / S_{j,Rd} = 0.128^{\circ}$

3. Lk 2

Hinweise

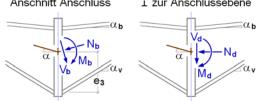
Der Nachweis der Verbindung nach EC 3-1-8 erfolgt ohne Berücksichtigung der Vorspannkräfte.

Verbindungen können jedoch mit vorgespannten HV-Schrauben ausgeführt werden.

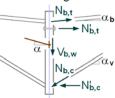
Schraubengruppen werden bei Anschlüssen mit 4 Schrauben je Reihe nicht untersucht.

3.1. Bemessungsgrößen

Anschnitt Anschluss ⊥ zur Anschlussebene Anschnitt Anschluss ⊥ zur Anschlussebene



Teilschnittgrößen Teilschnittgrößen



Vorzeichendefinition des EC3: eine positive Normalkraft bedeutet <u>Druck,</u> ein positives Moment erzeugt <u>oben</u> Zug

Neigungswinkel: $\alpha_b = \alpha_v = \alpha = 0^\circ$

Transformation Anschlussgrößen -> Bemessungsgrößen

 $M_d = -120.00 \text{ kNm}$

Schnittgrößen senkrecht zu den Anschlussebenen

Anschnitt Träger

 $M_d = -120.00 \text{ kNm}$

negatives Biegemoment M_d ⇒ Modell wird gespiegelt

 $M_d = 120.00 \text{ kNm}$

Teilschnittgrößen bezogen auf das gespiegelte Modell

Schnittgrößen im Anschnitt Stirnblech-Träger: M'd = Md - Vd·tep = 120.00 kNm

 $N_{b,t} = -N_d \cdot z_{bu}/z_b + M'_d/z_b = 360.90 \text{ kN}, z_b = 332.5 \text{ mm}, z_{bu} = 166.3 \text{ mm}$

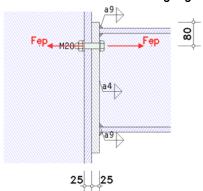
 $N_{b,c} = N_{d} \cdot z_{bo}/z_{b} + M'_{d}/z_{b} = 360.90 \text{ kN}, z_{b} = 332.5 \text{ mm}, z_{bo} = 166.3 \text{ mm}$

Biegung: Schraubenreihen unterhalb des Druckpunkts werden ignoriert!!

3.2. Grundkomponenten

Trägerstoß mit Stirnblech: Grundkomponenten: 5, 7, 8, 10, 11, 12

3.2.1. Gk 5: Stirnblech mit Biegung



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Verbindungen mit 4 Schrauben je Schraubenreihe werden im EC 3-1-8 nicht behandelt. Die Bemessung erfolgt nach Wagenknecht, Stahlbau-Praxis nach EC 3, Bd.3.

Teil des Stirnblechs zwischen den Trägerflanschen

Äquivalenter T-Stummelflansch (jede einzelne Schraubenreihe):

hier: Anzahl Schraubenreihen nb = 1

Abstand der Schraubenachse von der Steife m2 = 32.3 mm

Abstand der Schraubenachse vom Flanschrand e = 35.0 mm

Abstand der Schraubenachse vom Stummelsteg m = 35.5 mm

Wirksame Länge des T-Stummelflanschs (Stirnblech)

innere Schraubenreihe neben dem Trägerzugflansch / der Zugsteife

 $l_{eff,cp,1} = 4 \cdot \pi \cdot m = 445.8 \text{ mm}$

 $l_{eff,cp,2} = 2 \cdot (\pi \cdot m + w_2) = 362.9 \text{ mm}$

 $l_{eff,cp,3} = \pi \cdot m + 2 \cdot (w_2 + w_3) = 321.4 \text{ mm}$

 $l_{eff,cp,si} = min(l_{eff,cp,1}, l_{eff,cp,2}, l_{eff,cp,3}) = 321.4 \text{ mm}$

Abstand der inneren Schraubenachse vom Flanschrand e = 105.0 mm

Beiwert für ausgesteifte Stützenflansche/Stirnbleche:

Eingabewerte $\lambda_1 = m / (m+e) = 0.253$, $\lambda_2 = m_2 / (m+e) = 0.230 \Rightarrow \alpha = 7.37$ (s. Bild 6.11)

 $l_{eff,nc,1} = \alpha \cdot m = 261.4 \text{ mm}$

 $l_{eff,nc,2} = 4 \cdot m + 1.25 \cdot (w_2 + w_3) = 273.1 \text{ mm}$

 $l_{eff,nc,si} = min(l_{eff,nc,1}, l_{eff,nc,2}) = 261.4 mm$ für Modus 1: $\Sigma l_{eff,1} = l_{eff,1} = min(l_{eff,nc}, l_{eff,cp}) = 261.4 mm$ für Modus 2: $\Sigma leff,2 = leff,2 = leff,nc = 261.4 mm$ Grenzzugkraft des T-Stummelflanschs $m = 35.5 \text{ mm}, n = min(w + e_{min}, 1.25 \cdot m) = 44.3 \text{ mm}$ $n_1 = w = 70.0 \text{ mm}, \quad n_2 = \min(e_{\min}, 1.25 \cdot m + n_1) = 35.0 \text{ mm}, \quad e_{\min} = 35.0 \text{ mm}$ aufnehmbare plastische Momente: für Modus 1+2: $M_{Pl,Rd} = (0.25 \cdot \Sigma l_{eff} \cdot t_f^2 \cdot f_y) / \gamma_{M0} = 9.60 \text{ kNm}, \ t_f = 25.0 \text{ mm}, \ f_y = 235.0 \text{ N/mm}^2, \ \gamma_{M0} = 1.00 \text{ kNm}$ Bemessungswert der Zugtragfähigkeit: Zugtragfähigkeit einer Schraube: $F_{t,Rd} = (k_2 \cdot f_{ub} \cdot A_s) / \gamma_{M2} = 176.40 \text{ kN}, k_2 = 0.90$ für Modus 3: $\Sigma F_{t,Rd} = 4 \cdot n_b \cdot F_{t,Rd} = 705.60 \text{ kN}, n_b = 1$ Abstützkräfte treten bei vorgespannten Schrauben immer auf! Berechnung mit dem Standard-Verfahren Modus 1: Vollständiges Fließen des T-Stummelflanschs $F_{T,1,Rd} = (4 \cdot M_{pl,1,Rd}) / m = 1082.20 kN$ Modus 2: Schraubenversagen gleichzeitig mit Fließen des T-Stummelflanschs $F_{T,2,Rd} = (2 \cdot M_{Pl,2,Rd} + (n_1 + n_2) \cdot 0.25 \cdot \Sigma F_{t,Rd} \cdot (3.6 - 1.6 \cdot n_1/(n_1 + n_2))) / (m + n_1 + n_2) = 470.67 \text{ kN}$ Modus 3: Schraubenversagen $F_{T,3,Rd} = 0.9 \cdot \Sigma F_{t,Rd} = 635.04 \text{ kN}, F_{T,4,Rd} = (3.6 \cdot M_{pl,1,Rd}) / (1.8 \cdot m + 0.8 \cdot n_1) = 288.28 \text{ kN}$ Zugtragfähigkeit des T-Stummelflanschs: FT,Rd = min(FT,1,Rd, FT,2,Rd, FT,3,Rd) = 470.67 kN Scherfestigkeit: $f_{VW,d} = (f_u/3^{1/2}) / (\beta_W.\gamma_{M2}) = 207.8 \text{ N/mm}^2$, $f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2$, $\beta_W = 0.80$

Zugtragfähigkeit der Schweißnähte: FT,w,Rd = 2·fvw,d·a·leff = 434.62 kN, a = 4.0 mm, leff = 261.4 mm

Tragfähigkeiten und effektive Längen eines Stirnblechs mit Biegung (je Schraubenreihe):

 $F_{ep,Rd,1} = 434.62 \text{ kN}, I_{eff,1} = 261.4 \text{ mm}$

3.2.2. Gk 7: Trägerflansch und -steg mit Druckbeanspruchung

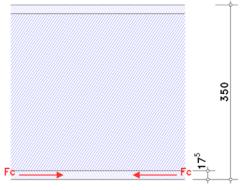
Querschnittsklasse des Trägers ($\varepsilon = 1.00$):

Flansch unten: Querschnittsklasse für c/(ε ·t) = 6.74 (einseitig gestützt): 1

Gesamttragfähigkeit des T-Stummelflanschs: FT,Rd = FT,w,Rd = 434.62 kN

Steg: Querschnittsklasse für α = 0.50 und c/(ϵ t) = 26.10 (beidseitig gestützt, Biegung): 1

Gesamt: Querschnittsklasse des Profils: 1



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Beanspruchung für Querschnittsklasse 1

Tragfähigkeit $M_{c,Rd} = M_{pl,Rd} = (W_{pl} \cdot f_y) / \gamma_{M0} = 490.68 \text{ kNm}, W_{pl} = 2088.00 \text{ cm}^3$

Tragfähigkeit eines Flanschs (und Stegs) mit Druck

 $F_{c,f,Rd} = M_{c,Rd} \: / \: (h \: - \: t_f) = 1475.73 \: kN, \ \, (h \: - \: t_f) = 332.5 \: mm$

Tragfähigkeit des oberen Trägerflanschs:

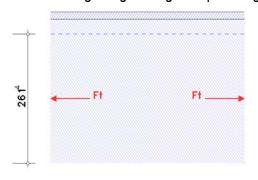
Beanspruchung für Querschnittsklasse 1

Tragfähigkeit $M_{c,Rd} = M_{pl,Rd} = (W_{pl} \cdot f_y) / \gamma_{M0} = 490.68 \text{ kNm}, W_{pl} = 2088.00 \text{ cm}^3$

Tragfähigkeit eines Flanschs (und Stegs) mit Druck

 $F_{c,f,Rd} = M_{c,Rd} \: / \: (h \: - \: t_f) = 1475.73 \: kN, \ \ (h \: - \: t_f) = 332.5 \: mm$

3.2.3. Gk 8: Trägersteg mit Zugbeanspruchung



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

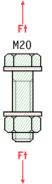
Für jede einzelne Schraubenreihe: wirksame Breite

wirksame Breite des Trägerstegs mit Zugbeanspruchung beff,t,wb = 261.4 mm (leff aus Gk 5)

Tragfähigkeit eines Trägerstegs mit Zugbeanspruchung

 $F_{t,wb,Rd} = b_{eff,t,wb} \cdot t_{wb} \cdot f_{y,wb} / \gamma_{M0} = 614.2 \text{ kN}, f_{y,wb} = 235.0 \text{ N/mm}^2$

3.2.4. Gk 10: Schrauben mit Zugbeanspruchung

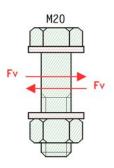


In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Schraubenkategorie D:

Zugtragfähigkeit einer Schraube: Ft,Rd = (k2·fub·As) / γM2 = 176.40 kN, k2 = 0.90, fub = 1000.0 N/mm² Durchstanztragfähigkeit: $B_{p,Rd} = (0.6 \cdot \pi \cdot d_m \cdot t_p \cdot f_u) / \gamma_{M2} = 454.85 \text{ kN}, d_m = 33.5 \text{ mm}, t_p = 25.0 \text{ mm}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2$ Zug-/Durchstanztragfähigkeit für 4 Schrauben: ΣFtp,Rd = 4·min(Ft,Rd, Bp,Rd) = 705.60 kN

3.2.5. Gk 11: Schrauben mit Abscherbeanspruchung



In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.

Schraubenkategorie A:

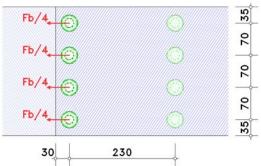
Schaft in der Scherfuge: $\alpha_V = 0.6$, A = 3.14 cm²

Abschertragfähigkeit je Scherfuge: F_{v,Rd} = α_v·f_{ub}·A / γ_{M2} = 150.80 kN, f_{ub} = 1000.0 N/mm²

Abschertragfähigkeit für 4 Schrauben (1-schnittig): $\Sigma F_{v,Rd} = 4 \cdot F_{v,Rd} = 603.19 \text{ kN}$

3.2.6. Gk 12: Blech mit Lochleibungsbeanspruchung

In der Skizze sind nur die wesentlichen Abmessungen maßstäblich angegeben. Die Geometrie des Anschlusses ist nur angedeutet.



Reihe 2

Schraube 1:

in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_b = 1.00$

quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)

quer zur Kraftrichtung wirkend: $k_{1,a} = min(2.8 \cdot e_2/d_0 - 1.7, 1.4 \cdot p_2/d_0 - 1.7) = 2.75$ (am Rand liegende Schraube)

 \Rightarrow k₁ = 2.50 (der kleinste Wert von k₁ oder 2.5)

Lochleibungstragfähigkeit: $F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}$ Schraube 2:

in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_b = 1.00$

quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)

 \Rightarrow k₁ = 2.50 (der kleinste Wert von k₁ oder 2.5)

 $Lochleibungstragf\ddot{a}higkeit: \;\; F_{b,Rd} = \left(k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t\right) / \; \\ \gamma_{M2} = 360.00 \;\; kN, \;\; f_u = 360.0 \;\; N/mm^2, \;\; t = 25.0 \;\; mm, \;\; d = 20.0 \;\; mm \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\; mm \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\;$ Schraube 3:

in Kraftrichtung wirkend: $\alpha_b = 1.00$

quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4·p₂/d₀-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)



```
\Rightarrow k<sub>1</sub> = 2.50 (der kleinste Wert von k<sub>1</sub> oder 2.5)
    Lochleibungstragfähigkeit: F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}
    Schraube 4:
    in Kraftrichtung wirkend: \alpha_b = 1.00
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,i} = 1.4 \cdot p_2/d_0 - 1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,a} = min(2.8 \cdot e_2/d_0 - 1.7, 1.4 \cdot p_2/d_0 - 1.7) = 2.75 (am Rand liegende Schraube)
        \Rightarrow k<sub>1</sub> = 2.50 (der kleinste Wert von k<sub>1</sub> oder 2.5)
    Lochleibungstragf\ddot{a}higkeit: \;\; F_{b,Rd} = \left(k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t\right) / \; \\ \gamma_{M2} = 360.00 \;\; kN, \;\; f_u = 360.0 \;\; N/mm^2, \;\; t = 25.0 \;\; mm, \;\; d = 20.0 \;\; mm \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\; mm \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\; d = 20.0 \;\;
    Lochleibungstragfähigkeit für 1x4 Schrauben: ΣF<sub>b,Rd</sub> = 1440.00 kN
Reihe 3
    Schraube 1:
    in Kraftrichtung wirkend: \alpha_b = 1.00
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k<sub>1,i</sub> = 1.4·p<sub>2</sub>/d<sub>0</sub>-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k<sub>1,a</sub> = min(2.8·e<sub>2</sub>/d<sub>0</sub>-1.7, 1.4·p<sub>2</sub>/d<sub>0</sub>-1.7) = 2.75 (am Rand liegende Schraube)
       \Rightarrow k<sub>1</sub> = 2.50 (der kleinste Wert von k<sub>1</sub> oder 2.5)
    Lochleibungstragfähigkeit: F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}
    Schraube 2:
    in Kraftrichtung wirkend: \alpha_b = 1.00
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k<sub>1,i</sub> = 1.4·p<sub>2</sub>/d<sub>0</sub>-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)
       \Rightarrow k<sub>1</sub> = 2.50 (der kleinste Wert von k<sub>1</sub> oder 2.5)
    Lochleibungstragfähigkeit: F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_{u} \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_{u} = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}
    Schraube 3:
    in Kraftrichtung wirkend: \alpha_b = 1.00
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k<sub>1,i</sub> = 1.4·p<sub>2</sub>/d<sub>0</sub>-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)
        \Rightarrow k<sub>1</sub> = 2.50 (der kleinste Wert von k<sub>1</sub> oder 2.5)
    Lochleibungstragfähigkeit: F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}
    Schraube 4:
    in Kraftrichtung wirkend: \alpha_b = 1.00
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k<sub>1,i</sub> = 1.4·p<sub>2</sub>/d<sub>0</sub>-1.7 = 2.75 (innen liegende Schraube)
    quer zur Kraftrichtung wirkend: k_{1,a} = min(2.8 \cdot e_2/d_0 - 1.7, 1.4 \cdot p_2/d_0 - 1.7) = 2.75 (am Rand liegende Schraube)
       \Rightarrow k<sub>1</sub> = 2.50 (der kleinste Wert von k<sub>1</sub> oder 2.5)
    Lochleibungstragfähigkeit: F_{b,Rd} = (k_1 \cdot \alpha_b \cdot f_u \cdot d \cdot t) / \gamma_{M2} = 360.00 \text{ kN}, f_u = 360.0 \text{ N/mm}^2, t = 25.0 \text{ mm}, d = 20.0 \text{ mm}
    Lochleibungstragfähigkeit für 1x4 Schrauben: ΣF<sub>b,Rd</sub> = 1440.00 kN
Lochleibungstragfähigkeiten (2 Reihen)
    \Sigma F_{b,Rd,2} = 1440.00 \text{ kN}
    \Sigma F_{b,Rd,3} = 1440.00 \text{ kN}
3.3. Anschlusstragfähigkeit
```

3.3.1. Biegetragfähigkeit

Abstand der Zug-Schraubenreihe vom Druckpunkt: h₁ = 281.3 mm

Tragfähigkeiten nach EC 3-1-8, 6.2.7.2(6) für Schraubenreihen einzeln betrachtet maßgebende Grundkomponenten: 5, 8

Reihe 1: $F_{tr,Rd} = 434.6 \text{ kN}$

Tragfähigkeit je Schraubenreihe (Zug)

Reihe 1: $F_{tr,Rd} = 434.6 \text{ kN}$ $\Sigma F_{tr,Rd}{}^{\star} = 434.6 \ kN$

Abminderungen nach EC 3-1-8, 6.2.7.2(7)

maßgebende Grundkomponente: 7 Reihe 1: $\Sigma F_{tr,Rd} = 0.0 \text{ kN}$

Gk 7: Δ Ftr,Rd = Fc,f,Rd - Σ Ftr,Rd = 1475.7 kNFtr,Rd = 434.6 kN $< \Delta$ Ftr,Rd \Rightarrow Ftr,Rd = 434.6 kN

Tragfähigkeit je Schraubenreihe (Biegung)

Reihe 1: $F_{tr,Rd} = 434.6 \text{ kN}$ Σ Ftr.Rd = 434.6 kN

Mögliches Versagen durch Grundkomponente 5

Tragfähigkeit der Flansche (Druck)

 $\Sigma F_{c,Rd}^* = 2951.5 \text{ kN}$

Biegetragfähigkeit bezüglich des Druckpunkts

 $M_{j,Rd} = \Sigma(F_{tr,Rd} \cdot h_r) = 122.2 \text{ kNm}$

Zugtragfähigkeit

 $N_{j,t,Rd} = \Sigma F_{tr,Rd}^* = 434.6 \text{ kN}$

Drucktragfähigkeit

 $N_{j,c,Rd} = \Sigma F_{c,Rd}^* = 2951.5 \text{ kN}$

3.3.2. Abscher-/Lochleibungstragfähigkeit

Tragfähigkeit je Schraubenreihe

maßgebende Grundkomponenten: 11, 12

Reihe 2: $F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$ Reihe 3: $F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$

Abminderungen aufgrund der Zugkraft (bei voller Ausnutzung der Biegetragfähigkeit)

maßgebende Grundkomponente: 10

Reihe 2: $F_{vr,Rd} = f_{vt} \cdot 603.2 \text{ kN} = 603.2 \text{ kN}$ mit $f_{vt} = 1 - F_{tr,Rd} / (1.4 \cdot \Sigma F_{t,Rd}) = 1.000$ Reihe 3: $F_{vr,Rd} = f_{vt} \cdot 603.2 \text{ kN} = 603.2 \text{ kN}$ mit $f_{Vt} = 1 - F_{tr,Rd} / (1.4 \cdot \Sigma F_{t,Rd}) = 1.000$

Tragfähigkeit je Schraubenreihe

Reihe 2: $F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$ Reihe 3: $F_{vr,Rd} = 603.2 \text{ kN}$ $\Sigma F_{vr,Rd} = 1206.4 \text{ kN}$

Abscher-/Lochleibungstragfähigkeit

 $V_{j,Rd} = \Sigma F_{vr,Rd} = 1206.4 \text{ kN}$

3.3.3. Gesamt

 $M_{i,Rd} = 122.2 \text{ kNm } N_{i,t,Rd} = 434.6 \text{ kN } N_{i,c,Rd} = 2951.5 \text{ kN } V_{i,Rd} = 1206.4 \text{ kN}$

3.4. Nachweise

Zur Berechnung des inneren Hebelarms zeg s. Rotationssteifigkeit

3.4.1. Nachweis der Anschlusstragfähigkeit mit der Komponentenmethode

MEd = Md = 120.00 kNmBiegemoment:

senkr. z. Anschlussebene

Biegetragfähigkeit

 $Med/M_{i,Rd} = 0.982 < 1 ok$

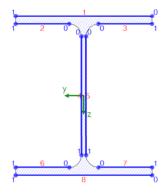
3.4.2. Nachweis der Schweißnähte am Trägerprofil

Naht 1: Trägerflansch mit Zug außen Nähte 2,3: Trägerflansch mit Zug innen Nähte 4,5: Trägersteg beidseitig Nähte 6,7: Trägerflansch mit Druck innen Naht 8: Trägerflansch mit Druck außen

Naht 4: NA-DE: Blechdicke $t_{max} \ge 3$ mm: Nahtdicke a = 4.0 mm $< a_{min} = t_{max}^{1/2} - 0.5 = 4.50$ mm !!

Naht 5: NA-DE: Blechdicke $t_{max} \ge 3$ mm: Nahtdicke a = 4.0 mm $< a_{min} = t_{max}^{1/2} - 0.5 = 4.50$ mm !!

Berechnungsquerschnitt:



Naht 1: $a_{w} = 9.0 \text{ mm}$ $l_w = 300.0 \text{ mm}$ Naht 2: $a_{w} = 9.0 \text{ mm}$ $l_w = 118.0 \text{ mm}$

Naht 3: siehe Naht 2

Naht 4: $a_w = 4.0 \text{ mm}$ $l_w = 261.0 \text{ mm}$

Naht 5: siehe Naht 4

Naht 6: $a_w = 9.0 \text{ mm}$ $l_w = 118.0 \text{ mm}$

Naht 7: siehe Naht 6

Naht 8: $a_w = 9.0 \text{ mm}$ $l_w = 300.0 \text{ mm}$

Bemessungsgrößen bezogen auf den Schwerpunkt des Profils:

 $M_{y,Ed} = -120.00 \text{ kNm}$

Querschnittswerte bezogen auf den Schwerpunkt des Linienquerschnitts:

 $\Sigma A_{w} = 117.36 \ cm^{2}, \ A_{w,z} = 20.88 \ cm^{2}, \ \Sigma I_{w} = 159.4 \ cm$

 $l_{w,y} = 28260.50 \text{ cm}^4, \quad l_{w,z} = 8065.90 \text{ cm}^4, \quad W_{w,t} = 114.21 \text{ cm}^3, \quad \Delta z_w = 0.0 \text{ mm}$

Schnittgrößenverteilung:

Naht 1: $N_w = 200.63 \text{ kN}$

Naht 2: $N_W = 71.02 \text{ kN}$

Naht 3: siehe Naht 2

Naht 4: $M_{y,w} = -2.52 \text{ kNm}$

Naht 5: siehe Naht 4

Naht 6: $N_W = -71.02 \text{ kN}$

Naht 7: siehe Naht 6 Naht 8: $N_W = -200.63 \text{ kN}$

Spannungen in den Endpunkten der Nähte:



```
Naht 1, Pkt. 0: \sigma_{w,x} = 74.31 \text{ N/mm}^2
  Naht 2, Pkt. 0: \sigma_{W,X} = 66.88 \text{ N/mm}^2
  Naht 3, Pkt. 0: siehe Naht 2
              Pkt. 1: siehe Naht 2
  Naht 4, Pkt. 0: \sigma_{W,x} = 55.41 \text{ N/mm}^2
              Pkt. 1: \sigma_{w,x} = -55.41 \text{ N/mm}^2
  Naht 5, Pkt. 0: siehe Naht 4
              Pkt. 1: siehe Naht 4
  Naht 6, Pkt. 0: \sigma_{w,x} = -66.88 \text{ N/mm}^2
  Naht 7, Pkt. 0: siehe Naht 6
              Pkt. 1: siehe Naht 6
  Naht 8, Pkt. 0: \sigma_{W,x} = -74.31 \text{ N/mm}^2
Nachweise in den Endpunkten der Nähte:
  Nachweis für Naht 1, Pkt. 0:
    Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
    \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 74.3 \text{ N/mm}^2
    resultierende Nahtkraft Fw.Ed = σw.Ed·a = 6.69 kN/cm
    Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw.Rd = fvw.d·a = 18.71 kN/cm, fvw.d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
    F_{w,Ed} = 6.69 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.358 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 2, Pkt. 0:
    Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
    \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,X} = 66.9 \text{ N/mm}^2
    resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 6.02 \text{ kN/cm}
    Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
    F_{w,Ed} = 6.02 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.322 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 4, Pkt. 0:
    Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
    \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 55.4 \text{ N/mm}^2
    resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 2.22 \text{ kN/cm}
    Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 8.31 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 4.0 mm
    F_{w,Ed} = 2.22 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 8.31 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.267 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 4, Pkt. 1:
    Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
    \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 55.4 \text{ N/mm}^2
    resultierende Nahtkraft F<sub>w,Ed</sub> = σ<sub>w,Ed</sub>·a = 2.22 kN/cm
    Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 8.31 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 4.0 mm
    F_{w,Ed} = 2.22 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 8.31 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.267 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 6, Pkt. 0:
    Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
    \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,X} = 66.9 \text{ N/mm}^2
    resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 6.02 \text{ kN/cm}
    Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
    F_{w,Ed} = 6.02 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.322 < 1 \text{ ok}
  Nachweis für Naht 8, Pkt. 0:
    Spannungen auf der wirksamen Nahtfläche (\alpha = 45^{\circ}):
    \sigma_{W,Ed} = \sigma_{W,x} = 74.3 \text{ N/mm}^2
    resultierende Nahtkraft F_{w,Ed} = \sigma_{w,Ed} \cdot a = 6.69 \text{ kN/cm}
    Tragfähigkeit einer Schweißnaht: Fw,Rd = fvw,d·a = 18.71 kN/cm, fvw,d = 207.85 N/mm², a = 9.0 mm
    F_{w,Ed} = 6.69 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U = 0.358 < 1 \text{ ok}
  Ergebnis:
    Naht 1, Pkt. 0: \sigma_{w,x} = 74.31 \text{ N/mm}^2
              Max: F_{w,Ed} = 6.69 \text{ kN/cm} < F_{w,Rd} = 18.71 \text{ kN/cm} \Rightarrow U_w = 0.358 < 1 \text{ ok}
3.4.3. Nachweisergebnis
Maximale Ausnutzung: max U = 0.982 < 1 ok
3.5. Rotationssteifigkeit
Steifigkeitskoeffizienten
Steifigkeitskoeffizient der Grundkomponente 5:
k_5 = 0.9 \cdot l_{eff} \cdot t_p^3 / m^3 = 82.34 \text{ mm}, l_{eff} = 261.4 \text{ mm}, m = 35.5 \text{ mm} (Schraubenreihe 1)
Steifigkeitskoeffizient der Grundkomponente 10:
k_{10} = 1.6 \cdot A_s / L_b = 5.43 \text{ mm}, \ L_b = t_{ges} + 2 \cdot t_p + (t_k + t_m)/2 = 72.3 \text{ mm}, \ t_{ges} = 50.0 \text{ mm}
Summe der Steifigkeitskoeffizienten \Sigma(1/k_i) = 1/k_5 + 1/k_5 + 1/(2 \cdot k_{10}) = 0.116
Rotationssteifigkeit
Anfangsrotationssteifigkeit: S_{j,ini} = (E \cdot z^2) / \Sigma(1/k_i) = 142652.2 \text{ kNm/rad}, z = 281.3 \text{ mm}
Biegemoment im Anschluss: Mi,Ed = MEd = 120.00 kNm
|M_{i,Ed}| = 120.00 \text{ kNm} > 2/3 M_{i,Ed} = 81.5 \text{ kNm} \Rightarrow \mu = ((1.5 \cdot M_{i,Ed}) / M_{i,Ed})^{\Psi} = 2.843, \ \Psi = 2.7
```

Rotationssteifigkeit: $S_{j,Rd} = S_{j,ini} / \mu = 50174.7 \text{ kNm/rad}$

Verdrehung: $\phi_{j,Ed} = M_{j,Ed} / S_{j,Rd} = 0.137^{\circ}$

4. Endergebnis

Ausnutzung/Rotation der Verbindung

					Gleichgewicht				
Lk	Sj,ini	Sj	φj	Uj	ΣH	ΣV	ΣM		
	MNm/rad	MNm/rad	٥		kΝ	kN	kNm		
1	402.9	143.4	0.128	0.978	0.00	180.00	320.00	11	
2	142.7	50.2	0.137	0.982*	0.00	0.00	120.00	11	

S_{j,ini}: Anfangsrotationssteifigkeit; S_j: Rotationssteifigkeit; φ_j: Verdrehung; U_j: Ausnutzung der Verbindung; Gleichgewichtstoleranzen 1 kN / 1 kNm *) maximale Ausnutzung

Maximale Ausnutzung [Lk 2]: max U = 0.982 < 1 ok

Minimale Rotationssteifigkeit: min $S_j = 50.2$ MNm/rad, $S_{j,ini} = 142.7$ MNm/rad, $\phi_j = 0.137^{\circ}$

Nachweis erbracht