

$$0 = X_7 \cdot 1,2 \cos \alpha + (D_1 - 188) 4 + (H_1 - 94) 0,8 + 188 \cdot 0,2 - 376 \cdot 2, \text{ woraus } X_7 = -2976 \text{ kg};$$

$$0 = X_8 \cdot 0,6 \cos \alpha + (D_1 - 188) 2 + (H_1 - 94) 0,4, \text{ woraus } X_8 = -3638 \text{ kg}.$$

In der unteren Gurtung ergibt sich

$$0 = Z_1 \cdot 0,6 \cos \beta - D_0 \cdot 2, \text{ woraus } Z_1 = +1600 \text{ kg}.$$

Dieselbe Größe haben Z_2, Z_3 und Z_4 . Weiters findet man:

$$0 = (D_1 - 188) 6 + (H_1 - 94) 3 - 2 \cdot 376 \cdot 3 - 2 \cdot 188 \cdot 1,5 - Z_5 \cdot 1,8 \cos \beta, \text{ woraus } Z_5 = +2455 \text{ kg};$$

$$0 = (D_1 - 188) 4 + (H_1 - 94) 2 - 376 \cdot 2 - 188 \cdot 1 - Z_6 \cdot 1,2 \cos \beta, \text{ woraus } Z_6 = +3186 \text{ kg};$$

$$0 = (D_1 - 188) 2 + (H_1 - 94) 1 - Z_7 \cdot 0,6 \cos \beta, \text{ woraus } Z_7 = +3996 \text{ kg} = Z_8.$$

Für die Ermittlung der Spannungen in den Diagonalen sind die Hebelsarme oben angegeben.

Hiernach findet man:

$$0 = Y_7 y_2 + 188 \cdot 1 + 376 \cdot 2, \text{ woraus } Y_7 = -803 \text{ kg};$$

$$0 = Y_6 y_3 + 2 \cdot 188 \cdot 1,5 + 2 \cdot 376 \cdot 3, \text{ woraus } Y_6 = -854 \text{ kg};$$

$$0 = Y_5 y_4 + 3 \cdot 188 \cdot 2 + 3 \cdot 376 \cdot 4, \text{ woraus } Y_5 = -973 \text{ kg};$$

die Spannungen in den übrigen Diagonalen sind gleich Null.

In den Verticalen sind die Spannungen V_1, V_2 und V_3 gleich Null; V_4 wird durch die Aufstellung der Gleichgewichtsbedingung für den Firftknotenpunkt, wie folgt, erhalten:

$$0 = V_4 + 188 + X_5 \sin \alpha + X_4 \sin \alpha = V_4 + 188 - (1750 + 1645) 0,447, \text{ woraus } V_4 = 1330 \text{ kg}.$$

Ferner ergibt sich:

$$0 = V_5 \cdot 6 - 2 \cdot 376 \cdot 3 - 2 \cdot 188 \cdot 1,5, \text{ woraus } V_5 = 470 \text{ kg};$$

$$0 = V_6 \cdot 4 - 376 \cdot 2 - 188 \cdot 1, \text{ woraus } V_6 = 235 \text{ kg}.$$

δ) Zusammenstellung der Stabspannungen. Für die Querschnittsbestimmungen sind die gefundenen Spannungen in neben stehender Tabelle zusammengestellt.

b) Deutsche Dachstühle.

Der deutsche Dachstuhl ist ein englischer Dachstuhl mit nur einem Knotenpunkt in jeder Dachhälfte; wir werden demnach die in demselben durch Eigenlast und totale Schneelast entstehenden Spannungen aus den Formeln für den englischen Dachstuhl ableiten können (Fig. 280).

Für die obere Gurtung ist in die Gleichungen 293. und 294. statt $2n$ die Zahl 4 einzusetzen und für m der Reihe nach 1 und 2; alsdann erhält man

$$\left. \begin{aligned} X_1 &= -\frac{3P}{2 \cos \alpha (\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta)} = -\frac{3P\lambda}{2e} \\ X_2 &= -\frac{P}{\cos \alpha (\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta)} = -\frac{P\lambda}{e} \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots 305.$$

Die allgemeine Gleichung 295., bezw. 296. für die untere Gurtung gilt nicht für $m = 1$ (siehe Art. 426, S. 392). Für $m = 2, 2n = 4$ übergeht Gleichung 295., bezw. 296. in

$$Z = \frac{3P}{2 \cos \beta (\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta)},$$

$$Z = \frac{3P\lambda_1}{2e} \dots \dots \dots 306.$$

Für die Diagonalen giebt die Gleichung 299. für $m = 2$

$$Y = -\frac{P}{4e} \sqrt{L^2 + 4(2e - h)^2} \dots \dots \dots 307.$$

Für die Verticale ist Gleichung 301. anzuwenden, und es ergibt sich für $n = 2$

$$V = P \left(\frac{2 \operatorname{tg} \alpha}{\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta} - 1 \right) = P \left(2 \frac{2h}{2h - 2h_1} - 1 \right) = P \frac{h + h_1}{e} \dots \dots \dots 308.$$

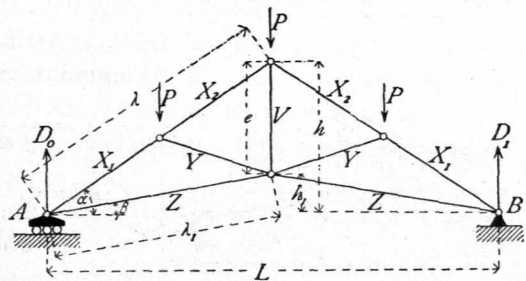


Fig. 280.

433-
Ermittlung
der
Spannungen.

Fig. 281.

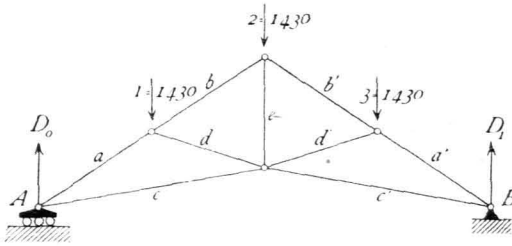


Fig. 282.

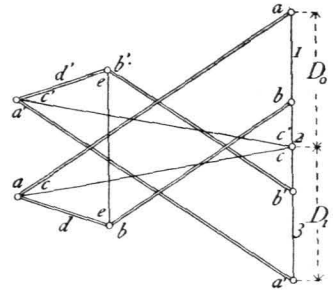


Fig. 283.

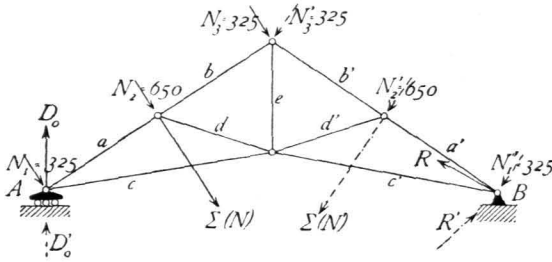


Fig. 284.

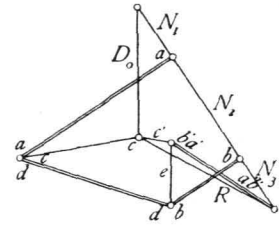
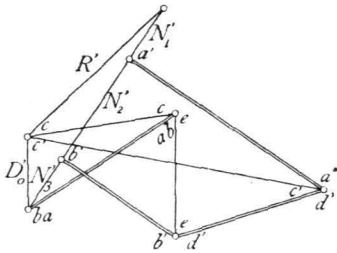


Fig. 285.



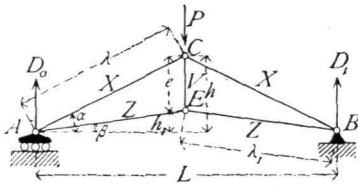
Für schiefe Belastungen durch Winddruck sind die Spannungen, wie beim englischen Dachstuhl gezeigt, zu ermitteln.

Die graphische Ermittlung der Spannungen im deutschen Dachstuhl für die Belastungen durch Eigengewicht und Winddruck von der einen, bezw. der anderen Seite zeigen die Fig. 281 bis 285.

c) Dreiecksdächer.

Die Aufstellung der Gleichgewichtsbedingungen für die einzelnen Knotenpunkte ergibt (Fig. 286), da $D_0 = D_1 = \frac{P}{2}$ ist, die Werthe der Stabspannungen.

Fig. 286.



$$\begin{aligned} & \text{Es ist } 0 = X \cos \alpha + Z \cos \beta \\ & \text{und } 0 = D_0 + X \sin \alpha + Z \sin \beta, \text{ woraus} \\ & \left. \begin{aligned} X &= - \frac{P}{2 \cos \alpha (\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta)} = - \frac{P \lambda}{2 e} \\ Z &= + \frac{P}{2 \cos \beta (\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta)} = \frac{P \lambda_1}{2 e} \end{aligned} \right\} \quad 309. \end{aligned}$$

Sowohl X wie Z nehmen mit wachsendem e ab; für den Materialverbrauch ist also ein mög-

lichst großes e günstig.

Ferner ist $P + V + 2 X \sin \alpha = 0$, woraus

$$V = P \frac{\operatorname{tg} \beta}{\operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \beta} = \frac{P h_1}{h - h_1} = \frac{P h_1}{e} \dots \dots \dots 309a.$$

So lange h_1 positiv ist, d. h. E über der Horizontalen AB liegt, ist V positiv,

434.
Ermittlung
der
Spannungen.