tion fich aus folgendem Satze ergiebt, der in dieser Form zuerst von Foeppl entdeckt. ist: Man erhält ein unverschiebliches Stabwerk im Raume, wenn man Dreiecke mit ihren Seiten derart an einander reiht, dass das entstehende Dreiecknetz eine zufammenhängende Oberfläche (einen Mantel) bildet, der einen inneren Raum vollständig umschliesst; an keinem Knotenpunkte dürfen aber alle von ihm ausgehenden Stäbe in derselben Ebene liegen. Ersetzt man nun einen Theil des Mantels durch die feste Erde, so bleibt das Stabwerk unverschieblich, und man erhält das Flechtwerk. Beim Tonnen-Flechtwerk muß dann auch jede Stirnseite entweder ein obiger Bedingung entsprechendes Dreiecknetz bilden oder mit Mauern versehen werden, welche als Theile der festen Erde anzusehen sind. Unter Beachtung dieses wichtigen Satzes kann man für die verschiedensten Aufgaben Flechtwerke construiren.

## b) Construction der Stäbe.

Die Fachwerke der Binder und der Flechtwerke setzen sich aus einzelnen Stäben zusammen, welche auf Zug, bezw. Druck beansprucht werden. Nach Er- und gedrückte mittelung der in den Stäben ungünftigstenfalls auftretenden Kräfte können die Querschnitte der Stäbe bestimmt werden. Dabei ist zu unterscheiden, ob der Stab nur auf Zug, bezw. nur auf Druck oder fowohl auf Zug, wie auf Druck beanfprucht wird. Bei den nur gezogenen Stäben genügt es, wenn wenigstens die berechnete Ouerschnittsfläche an der schwächsten Stelle vorhanden ist; die Form der Querschnittsfläche ist nicht ganz gleichgiltig, hat aber bei diesen Stäben eine mehr untergeordnete Bedeutung. Bei den auf Druck beanspruchten Stäben dagegen muß die Querschnittsform forgfältigst so gewählt werden, dass sie genügende Sicherheit gegen Ausbiegen und Zerknicken bietet; hier genügt der Nachweis der Größe der verlangten Querschnittsfläche allein nicht. Desshalb soll im Folgenden zunächst die Größe der Querschnittsfläche, fodann die Form des Querschnittes besprochen werden.

166. Gezogene

## 1) Größe und Form der Querschnittsfläche.

Bezüglich der Ermittelung der Größe der Querschnittsfläche der Stäbe kann auf die Entwickelungen in Theil I, Bd. 1, zweite Hälfte (Art. 281 bis 288, S. 247 bis 252 225) dieses »Handbuches« verwiesen werden; der bequemeren Verwendung wegen mögen die Formeln für die Querschnittsberechnung hier kurz wiederholt werden.

Größe der Querfchnittsfläche.

Es bezeichne P<sub>0</sub> die durch das Eigengewicht im Stabe erzeugte Spannung;  $P_1$  die größte durch Schnee- und Winddruck, so wie sonstige zufällige Belastung im Stabe erzeugte Spannung, welche gleichen Sinn mit  $P_0$  hat, d. h. Druck, bezw. Zug ift, wenn  $P_0$  Druck bezw. Zug ift, und  $P_2$  die größte durch Schnee- und Winddruck, fo wie fonstige zufällige Belastung im Stabe erzeugte Spannung, welche entgegengesetzten Sinn mit  $P_0$  hat, d. h. Druck, bezw. Zug ist, wenn  $P_0$  Zug bezw. Druck ift. Alle Werthe in nachstehenden Angaben sind in absoluten Zahlen, d. h. ohne Rücksicht auf die Vorzeichen, einzusetzen.

1) Schmiedeeisenstäbe. Falls die Stäbe nur auf Zug oder nur auf Druck beanfprucht werden, fo ift  $P_{\scriptscriptstyle 2}$  gleich Null; alsdann ift die Querschnittsfläche

 $P_0$  und  $P_1$  find in Kilogr. einzusetzen, und F wird in Quadr.-Centim. erhalten. Die Formeln 13 gelten auch, so lange  $P_2 < \frac{2}{3} P_0$  ist.

Falls die Stäbe zeitweise auf Zug, zeitweise auf Druck beansprucht werden können und  $P_2 > \frac{2}{3} P_0$  ist, so verwende man,

wenn 
$$P_2 - P_1 < \frac{4}{3} P_0$$
 ift:  $F = \frac{P_0}{1575} + \frac{P_1}{700} + \frac{P_2}{2100}$ ; . . . 14.

wenn 
$$P_2 - P_1 > \frac{4}{3} P_0$$
 ift:  $F = -\frac{P_0}{1575} + \frac{P_1}{2100} + \frac{P_2}{700}$ . . . . . . 15.

Auch in den Gleichungen 14 u. 15 find  $P_0$ ,  $P_1$ ,  $P_2$  in Kilogr. einzusetzen, und F wird in Quadr.-Centim. erhalten.

2) Flufseifenstäbe. Falls die Stäbe nur auf Zug oder nur auf Druck beanfprucht werden, überhaupt fo lange  $P_2<\frac{2}{3}\,P_0$ , ift

$$F = \frac{P_0}{1350} + \frac{P_1}{900}$$
 oder  $F = \frac{P_0 + 1.5 P_1}{1350}$  . . . . . . 16.

Falls die Stäbe zeitweise auf Zug, zeitweise auf Druck beansprucht werden können und  $P_2 > \frac{2}{3} P_0$  ist, so verwende man,

wenn 
$$P_2 - P_1 < \frac{4}{3} P_0$$
 ift:  $F = \frac{P_0}{2000} + \frac{P_1}{900} + \frac{P_2}{2700}$ ; . . . . 17.

wenn 
$$P_2 - P_1 > \frac{4}{3} P_0$$
 ift:  $F = -\frac{P_0}{2000} + \frac{P_1}{2700} + \frac{P_2}{700}$ . . . . . 18.

3) Gußeisenstäbe. Gußeisen soll niemals bei Stäben verwendet werden, welche auf Zug beansprucht werden; nur bei gedrückten Stäben darf man es allenfalls noch benutzen, wenn keine stoßsweise Belastung zu erwarten ist. Man kann alsdann setzen:

4) Holz. Auch Holz darf man nur für gedrückte Stäbe verwenden; man kann alsdann fetzen:

168. Form der Querschnittsfläche der Stäbe, Bei den gezogenen Stäben empfiehlt es fich, die einzelnen Theile des Querschnittes möglichst gleichmäßig um den Schwerpunkt zu gruppiren; der kreisförmige und der kreuzförmige Querschnitt ist gut, auch der aus anderen praktischen Gründen empfehlenswerthe Rechteckquerschnitt (Flacheisen); man mache die Höhe des Rechteckes gegenüber seiner Dicke nicht zu groß. Wegen guter Krastübertragung in den Knotenpunkten lege man den Schwerpunkt des Querschnittes in die Krastebene; wo möglich ordne man letzteren so an, daß er durch die Krastebene in zwei symmetrische Hälsten getheilt wird.

Bei den gedrückten Stäben find zunächst die vorstehend für die gezogenen Stäbe angesührten Rücksichten gleichfalls zu nehmen; außerdem ist aber auf genügende Sicherheit gegen Zerknicken der allergrößte Werth zu legen. Nennt man die größtmögliche Druckkraft im Stabe P, die freie Stablänge  $\lambda$ , nimmt man in den Enden des freien Stabstückes Gelenke an, so dass also  $\lambda$  von Gelenkmitte

bis Gelenkmitte reicht, und bezeichnet man mit  $\mathcal{F}_{min}$  den kleinsten Werth aller auf Schwerpunktsaxen bezogenen Trägheitsmomente des Querschnittes (also das kleinste Schweraxen-Trägheitsmoment); so muß nach Theil I, Band I, zweite Hälfte (2. Aufl., Art. 137, S. 116) dieses »Handbuches« sein

für fchmiede- und fluseiserne Stäbe: 
$$\mathcal{F}_{min}=2,5$$
  $P\lambda_m^2$  für Gusseisenstäbe:  $\mathcal{F}_{min}=8$   $P\lambda_m^2$  . . . . . 21. für Holzstäbe:  $\mathcal{F}_{min}=83$   $P\lambda_m^2$ 

Hierin foll P in Tonnen und  $\lambda$  in Metern eingesetzt werden;  $\mathcal{F}_{min}$  wird auf Centim. bezogen erhalten. In diesen Formeln ist vorausgesetzt, dass die Stäbe nach allen Richtungen ausbiegen können.

Wenn die Stäbe an ihren Enden eingespannt sind, so ergeben sich für  $\mathcal{F}_{min}$  Werthe, welche nur den vierten Theil der oben angegebenen betragen (vergl. a. a. O.); die wirklichen Stäbe können aber in den meisten Fällen weder als gelenkförmig angeschlossen, noch als eingespannt betrachtet werden; insbesondere würde die letztere Annahme meistens zu günstig sein.

Beiderseits vernietete Gitterstäbe kann man nach der Formel so berechnen, als wären sie beiderseits mit drehbaren Enden versehen; die Annahme ist etwas zu ungünstig; aber die Sicherheit wird durch dieselbe vergrößert.

Die Stäbe der Druckgurtung (oberen Gurtung) gehen gewöhnlich in den Knotenpunkten durch, könnten also in der Ebene des Binders als eingespannt angesehen werden; es empsiehlt sich aber nicht, diese besonders günstige Annahme zu machen, weil man eine vollkommene Einspannung nicht mit Sicherheit annehmen kann. Desshalb wird empsohlen, für diese Stäbe den im eben genannten Hest dieses »Handbuches« (Art. 337, S. 300 226) durchgesührten Fall 4 zu Grunde zu legen, also nach solgenden Formeln zu rechnen:

Form der Querfchnittsfläche der Gurtungen.

für Schmiede- und Flußeisen: 
$$\mathcal{F}_{min} = \frac{5}{4} P \lambda_m^2$$
 für Gußeisen:  $\mathcal{F}_{min} = 4 P \lambda_m^2$  für Holz:  $\mathcal{F}_{min} = 41 P \lambda_m^2$ 

Auch hier ist P in Tonnen und  $\lambda$  in Metern einzusühren, und man erhält  $\mathcal{F}_{min}$  auf Centim. bezogen.

Wenn die Knotenpunkte der oberen Gurtung durch die Pfetten eine so ausreichende Querversteifung haben, dass sie nicht aus der Binderebene herausgebogen werden können, so kann man sie als seste Punkte ansehen und die Länge zwischen den Knotenpunkten als Knicklänge  $\lambda$  einsühren; wenn aber eine solche Querversteifung nicht vorhanden ist, so kann unter Umständen ein Ausbiegen aus der Binderebene eintreten; dann muß man sür die Zerknickungsgefahr in der betreffenden Ebene die Entsernung zwischen den beiden sür diese Beanspruchung als sest anzusehenden Punkten als  $\lambda$  einsühren. Gerade die Gefahr des Ausbiegens aus der Binderebene spricht gegen Binder, in deren Druckgurtung nicht die Pfetten angebracht sind; man sollte solche Anordnungen vermeiden.

<sup>226) 2.</sup> Aufl.: Art. 122 u. 137, S. 102 u. 117.