

so wie  $Q_{min}$  und damit, wie gezeichnet, leicht die Werthe für  $Y$  und  $V$ . Der für  $V_{3min}$  angegebene Werth entspricht einer Belaftung der oberen Gurtung.

Auch die *Culmann'sche* Methode giebt rasch die gefuchten Resultate.

Die Ermittlung fämmlicher Spannungen, welche eine Einzellaft hervorbringt, ergibt sich leicht mittels des *Cremona'schen* Kräfteplans, wie neben stehend (Fig. 200) gezeichnet ist.

#### 4) Parallelträger mit nur gezogenen, bzw. nur gedrückten Diagonalen.

Im vorhergehenden Kapitel ist gezeigt worden, daß die gedrückten Stäbe mit Rücksicht auf Widerstand gegen Zerknicken wesentlich stärker construirt werden müssen, als die einfache Druckbeanspruchung erfordert. Bei der Bestimmung der Querschnittsgröße sind Zuschläge zu machen, welche bei den gezogenen Stäben nicht nöthig sind. Man wird deshalb bei gewissen Materialien, besonders bei Schmiedeeisen, die Verwendung gedrückter Stäbe möglichst beschränken, und statt deren, wenn möglich, gezogene anordnen. Wo aber gedrückte Stäbe nicht entbehrt werden können, empfiehlt es sich, die kürzeren Stäbe als gedrückte, die längeren als gezogene anzuordnen. Bei manchen Materialien hingegen, insbesondere beim Holz, macht die Anordnung der Verbindungen eine möglichst geringe Verwendung von Zugstäben und eine möglichst ausgedehnte Verwendung von Druckstäben wünschenswerth.

Bei den Trägern mit Fachwerk ist die Anordnung von nur gezogenen, bzw. nur gedrückten Diagonalen möglich.

Wir betrachten zunächst die Träger mit nur gezogenen Diagonalen.

Wie in Art. 387, S. 352 nachgewiesen ist, erzeugt das Eigengewicht, so wie auch eine totale gleichmäßige Belaftung aller Knotenpunkte in den nach der Mitte fallenden Diagonalen Zug, in den nach der Mitte steigenden Diagonalen Druck. Soll also durch die angegebene Belaftung, welche für den Hochbau weitaus die wichtigste ist, in den Diagonalen nur Zug entstehen, so ordnet man nur nach der Mitte fallende Diagonalen an, construirt also den Träger genau symmetrisch zur Mitte (Fig. 201). Ist die Felderzahl ungerade, so erhalten die Diagonalen in dem Mittelfelde bei dieser Belaftung den Zug und Druck Null (Fig. 202). Bei dieser Trägerform erhalten je zwei symmetrisch zur Mitte liegende Stäbe gleiche Spannungen; dieselben wurden früher für die eine Hälfte gefunden und sind demnach leicht zu übertragen.

Die in Fig. 201 und 202 gezeichneten Diagonalen erhalten aber durch mobile, nicht über den ganzen Träger ausgedehnte Belaftung eventuell Druckbeanspruchungen, und zwar findet, wie oben ermittelt, in einer Diagonalen der größte Druck statt, wenn die Knotenpunkte vom Kopfpunkte der Diagonalen bis zu demjenigen Auflager, nach welchem der Kopf der Diagonalen hinweist, belaftet, die übrigen Knotenpunkte aber unbelaftet sind. Durch das stets noch vorhandene Eigengewicht findet andererseits in den Diagonalen eine beständige Zugspannung statt, welche die erwähnte Druckbeanspruchung vermindert. Diejenigen Diagonalen nun, bei denen (beides

389.  
Princip.

390.  
Träger  
mit nur  
gezogenen  
Diagonalen.

Fig. 201.

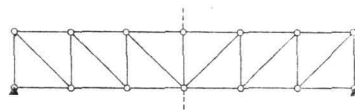
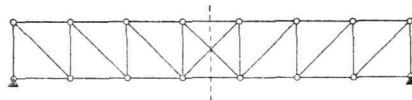


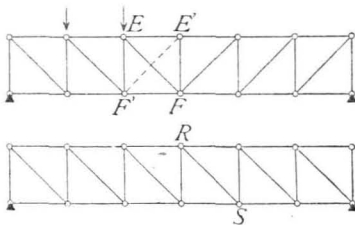
Fig. 202.



absolut genommen) die Zugspannung durch das Eigengewicht größer ist, als die größte Druckspannung in Folge mobiler Last, werden stets gezogen, nie gedrückt. Bei denjenigen Diagonalen dagegen, welche durch das Eigengewicht einen geringeren Zug erhalten, als ungünstigsten Falles der Druck durch mobile Belastung beträgt (wiederum beides absolut genommen), wird eine Druckbeanspruchung eintreten, die zu vermeiden ist. Man bringt deshalb in dem betreffenden Felde eine zweite Diagonale mit einer solchen Richtung an, daß die mobile Belastung, welche in der bereits im Felde vorhandenen Diagonalen Druck erzeugt, in der zweiten Diagonalen Zug hervorruft. Die Diagonale muß demnach so gerichtet sein, daß die erwähnte mobile Belastung die Knotenpunkte vom Fußpunkte der Diagonalen an bis zu demjenigen Auflager belastet, nach welchem dieser Fußpunkt hinweist; mit anderen Worten, man bringt eine Diagonale an, welche die bereits vorhandene Diagonale kreuzt, eine sog. Gegendiagonale (in Fig. 203 die punktirte Diagonale  $E'F'$ ).

Damit dieselbe aber auch wirksam sei, erhält die Hauptdiagonale  $EF$  einen derartigen Querschnitt, daß sie bei Druckspannungen ausbiegt, daß sie also in diesem

Fig. 203.

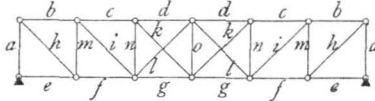


Falle als nicht vorhanden angesehen werden kann. Solche Gegendiagonalen sind in denjenigen Feldern anzuordnen, in welchen die Hauptdiagonalen eventuell Druckspannungen erhalten. In den Feldern nahe an dem Auflager ist die Zugspannung durch das Eigengewicht meistens groß, die Druckspannung durch mobile Last meistens klein, so daß in diesen Feldern keine Gegendiagonalen nötig sind; in den mittleren dagegen sind sie anzuordnen. Die

Spannungen in den Gegendiagonalen sind dann

genau so zu ermitteln, als wären die Hauptdiagonalen nicht vorhanden; jede Gegendiagonale, z. B. etwa  $E'F'$ , befindet sich genau in derselben Lage, wie die

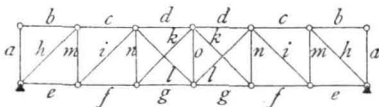
Fig. 204.



Die oben gefundenen Spannungen sind daher hier sofort zu verwerthen. Der Träger würde demnach die Form der Fig. 204 erhalten, in welcher je zwei Stäbe mit gleichen Bezeichnungen gleiche Spannungen erleiden.

Bei der Construction eines Trägers mit nur gedrückten Diagonalen ist nach gleichen Principien zu verfahren. Zunächst sind beiderseits nur nach der Mitte ansteigende Diagonalen zu verwenden, damit man für Belastung durch Eigengewicht, bezw. Totallast nur Druck erhalte. In denjenigen Feldern alsdann, in welchen die Diagonalen eventuell Zugspannung erhalten würden, sind wie oben Gegendiagonalen anzuordnen (Fig. 205). Die Verbindung in den Knotenpunkten ist so anzuordnen, daß die Hauptdiagonalen keinen Zug übertragen können.

Fig. 205.



Die Beanspruchung der Verticalen ergibt sich nach Art. 387, S. 352 stets der Beanspruchung derjenigen Diagonalen entgegengesetzt, welche an einem unbelasteten Knotenpunkte mit der Verticalen

zusammentrifft. Werden demnach alle Diagonalen nur gezogen, so werden alle Verticalen nur gedrückt (Fig. 204); werden alle Diagonalen nur gedrückt, so werden alle Verticalen nur gezogen (Fig. 205). Im zweiten Falle werden dieselben meistens aus Schmiedeeisen hergestellt, während die Diagonalen aus Holz bestehen.

Beispiel. Eine als Parallelträger mit Fachwerk (nach Art der Fig. 201) construirte Dachpfette hat folgende Dimensionen und Belastungen: Stützweite  $l = 15$  m; Höhe zwischen den Gurtungs-Schwerpunkten  $h = 0,6$  m; Anzahl der Felder  $n = 20$ ; Feldweite  $a = 0,75$  m; die Diagonalen fallen jederseits nach der Trägermitte zu; Gegendiagonalen sind nicht vorhanden. Die Belastung durch das Eigengewicht pro lauf. Meter ist  $g = 66$  kg, also pro Knotenpunkt  $g a = 66 \cdot 0,75 = 49,5$  kg oder rot. 50 kg. Die verticale Belastung durch Schnee- und Winddruck pro lauf. Meter ist  $p = 235$  kg, also pro Knotenpunkt  $p a = 235 \cdot 0,75 = \infty 175$  kg. Es sind die durch diese Belastungen entstehenden Spannungen zu berechnen.

392.  
Beispiel.

1) Spannungen in den Gurtungen. Nach Gleichung 216. und 217. sind für den  $m$ -ten Stab der oberen Gurtung

$$X_g = - \frac{50 \cdot 0,75 \cdot m (20 - m)}{1,2} = - 31,25 m (20 - m);$$

$$X_p = - \frac{175 \cdot 0,75 \cdot m (20 - m)}{1,2} = - 109,37 m (20 - m).$$

Für den  $m$ -ten Stab der unteren Gurtung sind nach Gleichung 216. und 217.

$$Z_g = \frac{50 \cdot 0,75}{1,2} (m - 1) (21 - m) = + 31,25 (m - 1) (21 - m) \text{ und } Z_p = 109,37 (m - 1) (21 - m).$$

Man erhält aus vorstehenden Ausdrücken, indem man der Reihe nach für  $m$  die Werthe 1, 2, 3, . . . 9, 10 einführt, die Gurtungsspannungen der Stäbe links der Mitte. Die Spannungen in den symmetrisch zur Mitte liegenden Stäben sind den gefundenen genau gleich. Die Addition der Werthe  $X_g$  und  $X_p$  ergibt die Maximalspannungen in der oberen, die Addition der Werthe  $Z_g$  und  $Z_p$  die Maximalspannungen in der unteren Gurtung. Die Resultate sind in umföehender Tabelle 1 angegeben.

2) Spannungen in den Diagonalen.  $\alpha$ ) Durch das Eigengewicht. Nach Gleichung 220. ist für die  $m$ -te Diagonale die Spannung durch das Eigengewicht, da hier  $\cos \alpha = \frac{0,6}{\sqrt{0,6^2 + 0,75^2}} = 0,625$ ,

$$Y_g = \frac{50}{1,25} (21 - 2m) = 40 (21 - 2m).$$

Durch Einsetzung der Zahlenwerthe 1, 2, 3, . . . 9, 10 für  $m$  erhält man die Spannungen der umföehenden Tabelle 2.

$\beta$ ) Durch die mobile Belastung. Im vorliegenden Fall ist die mobile Belastung in zwei Theile zu trennen. Der Winddruck kann nur gleichzeitig den ganzen Träger belasten; die durch diesen erzeugten Spannungen berechnen sich also nach der obigen Formel der Gleichung 220., wenn in dieselbe statt  $g$  die Verticalcomponente der Windbelastung pro lauf. Meter eingeföhrt wird. Dieselbe beträgt im vorliegenden Falle 88 kg; mithin ist

$$Y_w = \frac{88 \cdot 0,75}{1,25} (21 - 2m) = 53 (21 - 2m).$$

Die Schneebelastung pro lauf. Meter des Trägers ist  $p_1 = 147$  kg. Die Maximal-Zug-, bezw. -Druckspannungen, welche durch diese Belastung in den Diagonalen hervorgerufen werden, sind nach Gleichung 223. u. 224.

$$Y_p \max = \frac{147}{2 \cdot 15 \cdot 0,625} (x^2 - 0,375^2) = 7,84 (x^2 - 0,141);$$

$$Y_p \min = - \frac{147}{2 \cdot 15 \cdot 0,625} [(l - x)^2 - 0,375^2] = - 7,84 [(15 - x)^2 - 0,141].$$

Für  $x$  sind der Reihe nach die Werthe einzusetzen:  $15 - \frac{a}{2} = 14,625$ ,  $15 - \frac{3a}{2} = 13,875$ ,  $15 - \frac{5a}{2} = 13,125$ ,  $15 - \frac{7a}{2} = 12,375$ , 11,625, 10,875, 10,125, 9,375, 8,625, 7,875. Die symmetrisch zur Mitte liegenden Diagonalen erhalten gleich große Spannungen.

Man erhält die in der umföehenden Tabelle 2 angegebenen Werthe.

3) Spannungen in den Verticalen.  $\alpha$ ) Durch das Eigengewicht. Nach Gleichung 221. ist, da die Lastpunkte oben liegen,

Tabelle 1: Spannungen in den Gurtungen (in Kilogr.).

Für		$m = 1$	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20
Obere Gurtung,	$X_g$	= - 594	- 1125	- 1594	- 2000	- 2344	- 2625	- 2844	- 3000	- 3094	- 3125	- 3125	- 3094	- 3000	- 2844	- 2625	- 2344	- 2000	- 1594	- 1125	- 594
	$X_p$	= - 2078	- 3937	- 5579	- 7000	- 8204	- 9187	- 9954	- 10500	- 10829	- 10937	- 10937	- 10829	- 10500	- 9954	- 9187	- 8204	- 7000	- 5579	- 3937	- 2078
	$X_g + \beta$	= - 2672	- 4062	- 7173	- 9000	- 10548	- 11812	- 12798	- 13500	- 13923	- 14062	- 14062	- 13923	- 13500	- 12798	- 11812	- 10548	- 9000	- 7173	- 4062	- 2672
Untere Gurtung,	$Z_g$	= 0	594	1125	1594	2000	2344	2625	2844	3000	3094	3094	3000	2844	2625	2344	2000	1594	1125	594	0
	$Z_p$	= 0	2078	3937	5579	7000	8204	9187	9954	10500	10829	10829	10500	9954	9187	8204	7000	5579	3937	2078	0
	$Z_g + \beta$	= 0	2672	4062	7173	9000	10548	11812	12798	13500	13923	13923	13500	12798	11812	10548	9000	7173	4062	2672	0

Tabelle 2: Spannungen in den Diagonalen (in Kilogr.).

Für		$m = 1$	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20
$Y_g$	=	760	680	600	520	440	360	280	200	120	40	40	120	200	280	360	440	520	600	680	760
$Y_w$	=	1007	901	795	689	583	477	371	265	159	53	53	159	265	371	477	583	689	795	901	1007
$x$	=	$\approx 14,6$	13,9	13,1	12,4	11,6	10,9	10,1	9,4	8,6	7,9	7,9	—	—	—	—	—	—	—	—	—
$Y_p max$	=	+ 1666	1513	1344	1204	1054	930	799	692	579	488	488	579	692	799	930	1054	1204	1344	1513	1666
$Y_p min$	=	0	- 8	- 27	- 52	- 90	- 131	- 187	- 245	- 320	- 394	- 394	- 320	- 245	- 187	- 131	- 90	- 52	- 27	- 8	0

Tabelle 3: Spannungen in den Verticalen (in Kilogr.).

Für		$m = 0^*)$	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10 <sup>**)</sup>	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20 <sup>*)</sup>
$V_g$	=	- 500	- 475	- 425	- 375	- 325	- 275	- 225	- 175	- 125	- 75	- 50	- 75	- 125	- 175	- 225	- 275	- 325	- 375	- 425	- 475	- 500
$V_w$	=	- 660	- 627	- 561	- 495	- 429	- 363	- 297	- 231	- 165	- 99	- 66	- 99	- 165	- 231	- 297	- 363	- 429	- 495	- 561	- 627	- 660
$x$	=		14,6	13,9	13,1	12,4	11,6	10,9	10,1	9,4	8,6	7,9	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
$V_p min$	=	- 1103	- 1044	- 946	- 840	- 753	- 659	- 581	- 499	- 433	- 362	- 110 <sup>*)</sup>	- 362	- 433	- 499	- 581	- 659	- 753	- 840	- 946	- 1044	- 1103
$V_p max$	=	0	0	+ 5	+ 17	+ 33	+ 56	+ 82	+ 117	+ 153	+ 200	0	+ 200	+ 153	+ 117	+ 82	+ 56	+ 33	+ 17	+ 5	0	0

\* In der Endverticalen ist der Druck stets gleich der Auflager-Reaction, d. h., da die Belaftung des Endknotenpunkts  $\frac{g \cdot a}{2}$  hinzukommt, für Eigengewicht =  $-\frac{g \cdot a}{2} (n - 1) - \frac{g \cdot a}{2}$  =  $-\frac{g \cdot a}{2} n = -25 \cdot 20 = -500$  kg; für Winddruck =  $-\frac{88 \cdot 0,75}{2} n = -660$  kg. Die größte Beanspruchung durch Schneelast findet in derselben bei totaler Belaftung durch Schnee statt, weil bei dieser die Auflager-Reaction am größten ist. Demnach ist  $V_p min = -\frac{p \cdot a}{2} n = -\frac{147 \cdot 0,75}{2} \cdot 20 = -1103$  kg. Zug kann in dieser Verticalen nicht entstehen.

\*\* Auf die Mittelverticale (Nr. 10) sind die obigen Gleichungen nicht anwendbar, weil an ihrem unteren Endpunkte sich die zwei Diagonalen der aufstossenden Felder treffen, also der schiefe Schnitt andere Stäbe trifft, als bei der Entwicklung der Formeln vorgesehen war. Da am oberen Endpunkt der Verticalen keine Diagonale ansetzt, so kann dieselbe nur solche Verticalkräfte aufnehmen, welche im oberen Knotenpunkte direct angreifen. Wir erhalten also die Spannungen in derselben genau so groß, wie die Knotenpunktsbelaftungen. Diese Werthe sind in der obigen stehende Tabelle eingefetzt worden.

$$V_g = -\frac{50}{2} (21 - 2m) = -25 (21 - 2m).$$

3) Durch mobile Belaftung. Die Spannung in den Verticalen durch den Winddruck ist entsprechend dem sub 2. Angeführten

$$V_w = -\frac{88 \cdot 0,75}{2} (n - 2m + 1) = -33 (21 - 2m).$$

Die Maximal-Druck-, bezw. -Zugspannungen durch Schneelast endlich ergeben sich aus den Gleichungen 223. u. 224. zu

$$V_p \text{ min} = -\frac{147}{2 \cdot 15} (x^2 - 0,141) = -4,9 (x^2 - 0,141) \text{ und } V_p \text{ max} = 4,9 [(l - x^2) - 0,141].$$

Für  $x$  sind dieselben Werthe, wie bei den Diagonalen einzuführen. Man erhält die Werthe der neben stehenden Tabelle 3.

4) Zusammenstellung der Spannungen für die Querschnittsbefimmung. Sollen die Querschnitte nach der neueren Methode bestimmt werden, so ist für jeden Stab die Spannung durch die permanente Belaftung  $P_g$ , die Maximalspannung durch mobile Belaftung  $P_1$  und die Minimalspannung durch dieselbe Belaftung  $P_2$  zu ermitteln (siehe Art. 284 bis 287, S. 250 bis 252). Ueberwiegt im Stabe der Zug, so ist  $P_1$  der Maximalzug,  $P_2$  der Maximaldruck durch mobile Belaftung; überwiegt im Stabe der Druck, so ist  $P_1$  der Maximaldruck,  $P_2$  der Maximalzug durch mobile Belaftung. Die Werthe für  $P_0$ ,  $P_1$  und  $P_2$  ergeben sich leicht aus neben stehenden Tabellen. Zunächst geben die  $X_g$ ,  $Z_g$ ,  $Y_g$  und  $V_g$  die Werthe der  $P_0$ , die  $X_p$ ,  $Z_p$ ,  $Y_p$  und  $V_p$  die Werthe der  $P_1$ , endlich die  $Y_p \text{ min}$  und  $V_p \text{ max}$  die Werthe der  $P_2$ . Danach ist folgende Tabelle zusammengestellt.

Obere Gurtung: Druck			Untere Gurtung: Zug			Diagonalen: Ueberwiegender Zug				Verticalen: Ueberwiegender Druck			
Stab Nr.	$P_0$	$P_1$	Stab Nr.	$P_0$	$P_1$	Stab Nr.	$P_0$	$P_1$	$P_2$	Stab Nr.	$P_0$	$P_1$	$P_2$
1 u. 20	- 594	- 2078	1 u. 20	0	0	1 u. 20	+ 760	+ 2673	0	10 u. 20	- 500	- 1763	0
2 u. 19	- 1125	- 3937	2 u. 19	+ 594	+ 2078	2 u. 19	+ 680	+ 2414	- 8	1 u. 19	- 475	- 1671	0
3 u. 18	- 1594	- 5579	3 u. 18	+ 1125	+ 3937	3 u. 18	+ 600	+ 2139	- 27	2 u. 18	- 425	- 1507	+ 5
4 u. 17	- 2000	- 7000	4 u. 17	+ 1594	+ 5579	4 u. 17	+ 520	+ 1893	- 52	3 u. 17	- 375	- 1335	+ 17
5 u. 16	- 2344	- 8204	5 u. 16	+ 2000	+ 7000	5 u. 16	+ 440	+ 1637	- 90	4 u. 16	- 325	- 1182	+ 33
6 u. 15	- 2625	- 9187	6 u. 15	+ 2344	+ 8204	6 u. 15	+ 360	+ 1407	- 131	5 u. 15	- 275	- 1022	+ 56
7 u. 14	- 2844	- 9954	7 u. 14	+ 2625	+ 9187	7 u. 14	+ 280	+ 1170	- 187	6 u. 14	- 225	- 878	+ 82
8 u. 13	- 3000	- 10500	8 u. 13	+ 2844	+ 9954	8 u. 13	+ 200	+ 957	- 245	7 u. 13	- 175	- 730	+ 117
9 u. 12	- 3094	- 10829	9 u. 12	+ 3000	+ 10500	9 u. 12	+ 120	+ 738	- 320	8 u. 12	- 125	- 598	+ 153
10 u. 11	- 3125	- 10937	10 u. 11	+ 3094	+ 10829	10 u. 11	+ 40	+ 541	- 394	9 u. 11	- 75	- 461	+ 200
										10	- 50	- 176	0
	Kilogr.			Kilogr.			Kilogramm.				Kilogramm.		

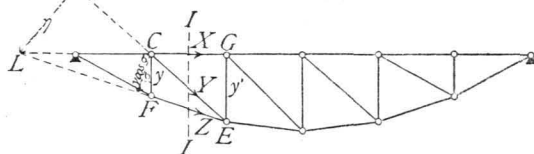
5) Parabelträger.

Wir wollen hier von den Trägern, bei denen nicht beide Gurtungen geradlinig sind, nur die Parabelträger besprechen. Parabelträger sind Träger mit einer oder zwei nach Parabeln gekrümmten Gurtungen. Es sollen nur Träger mit einer geraden und einer gekrümmten Gurtung behandelt werden.

a) Berechnung der Spannungen in der gekrümmten Gurtung. Ist die obere Gurtung gerade (Fig. 206),

so ist für einen Stab  $FE$  der unteren Gurtung  $C$  der conjugirte Punkt; mithin wird, wenn  $M$  das Moment der an der einen Seite des Schnittes  $II$  wirkenden äußeren Kräfte bezogen auf  $C$  als Drehpunkt bezeichnet,

Fig. 206.



$$O = M - Z y \cos \sigma, \text{ woraus } Z = \frac{M}{y \cos \sigma} \dots \dots \dots 229.$$

393.  
Berechnung  
d. Spannungen  
in d. gekrümmten  
Gurtung.