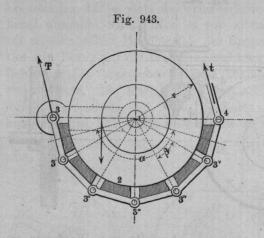
wirkung verwerthet worden und zwar mit dem Keilwinkel  $\theta = 45^{\circ}$ . Ein der Gurte aufgeschraubter Holzbesatz greift in die Rinne ein. Vermöge der Reibung von Holz auf Eisen kann der höhere Reibungskoëffizient (mindestens 0,20) und wegen der Keilwirkung der  $(1:\sin\theta/2)$  fache Werth von  $f\alpha$  eingesetzt werden, wodurch es gelingt, die erforderliche Anspannung t auf ein recht kleines Maass herabzuziehen.

S. 306.

## Kettenbremsen.

Auch die Kette kann als Zugorgan zum Bremsen verwendet werden; man versieht sie indessen dann in der Regel mit einem



Besatz oder Beschlag, meist aus Holz, vergl. Fig. 943. Die Anspannungen T und t, welche man den beiden Trümern zu geben hat, berechnen sich leicht aus der Formel (312). Das Verhältniss der Kettengliedlänge l zum Rollenhalbmesser r fällt wegen der Holzbeschlagung nicht sehr klein aus. Wenn 7  $= \frac{1}{3}r$  und der Um-

schlagwinkel  $\alpha$  etwas kleiner als zwei Rechte, z. B. im Bogenmaass = 3, so erhält man:

$$\varrho = \frac{T}{t} = \left(1 + \frac{f}{3}\right)^9$$
. . . . (316)

Bei Holz auf Eisen kann f=0.3 eingesetzt werden (vergl. S. 495). Dies gibt dann für den Reibungsmodul  $\varrho\colon T\colon t=1.1^{\circ}$ , d. i.  $\varrho=2.35$ , somit  $T\colon P=\tau=\varrho\colon (\varrho-1)=2.35\colon 1.35=1.74$  und  $t\colon P=\tau-1=1.74-1=0.74$  oder t=0.74 P. Diese Zahlenverhältnisse lehren, dass bei mächtigen Bremsen, wie die der Fördermaschinen sind, Uebersetzungsgetriebe, wie z. B. das in Fig. 939 angedeutete, unerlässlich sind.