

## C. Kraft- und Spannungsverhältnisse in Riemetrieben.

### 1. Grundlagen und Mittel zur Erzeugung der Spannung im ruhenden Riemen.

Die beim Laufen eines Riemens auftretenden Erscheinungen und Vorgänge sind, so einfach, äußerlich betrachtet, ein Riementrieb aussieht, doch ziemlich verwickelt und waren bis vor kurzem trotz vieler theoretischer Untersuchungen und praktischer Versuche wenig geklärt. Auch heute fehlen noch die Grundlagen zur sicheren Beurteilung mancher Einzelheiten.

Die Kraftübertragung findet durch die Reibung zwischen Scheibe und Riemen, also an der Riemenoberfläche statt. Deshalb bezieht man die Kräfte zu Vergleichszwecken auf einen 1 cm breiten Streifen, den man sich aus dem Riemen herausgeschnitten denkt. Die im Riemenquerschnitt entstehenden Zugspannungen  $\sigma$  sind für die eigentliche Kraftübertragung von geringerer Bedeutung. Unzutreffenderweise bezeichnet man aber im Schrifttum auch die auf den erwähnten 1 cm breiten Streifen bezogenen Kräfte mit „Spannungen“, und spricht von „Achs-, Nutz-, Fliehspannung“ in kg/cm. Im folgenden werden, um Irrtümern vorzubeugen, dafür die ausführlichen Ausdrücke, wie „Achsdruck, Nutz- und Fliehkraft auf 1 cm Riemenbreite“ gebraucht und ihre Größe mit  $c_a$ ,  $c_n$ ,  $c_f$  bezeichnet, im Gegensatz zu den im Riemenquerschnitt entstehenden Spannungen  $\sigma_a$ ,  $\sigma_n$ ,  $\sigma_f$ . Zwischen beiden gelten, da der Querschnitt eines 1 cm breiten Streifens von  $s$  cm Stärke  $s \cdot 1$  cm ist, die Beziehungen:

$$\sigma_a = \frac{c_a}{s}, \quad \sigma_n = \frac{c_n}{s}, \quad \sigma_f = \frac{c_f}{s}. \quad (645)$$

Bei der Riemenberechnung werde die jeweils angenommene, also als gegeben zu betrachtende Belastungszahl oder „Nutzkraft auf 1 cm Breite“ mit  $k_n$  in kg/cm bezeichnet.

An einem stillstehenden Riementriebe gleichen sich die Kräfte aus, so daß der Achsdruck  $A_v$  im Fall gleich großer Scheibendurchmesser, Abb. 2033 oben, im ganzen Riemen, also in beiden Trümmern, Spannkkräfte

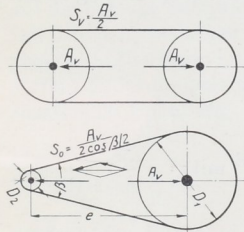


Abb. 2033. Kräfte in einem stillstehenden Riementrieb.

von je  $S_v = \frac{A_v}{2}$  oder eine auf 1 cm Riemenbreite bezogene

Vorspannkraft  $c_v = \frac{A_v}{2b}$  kg/cm und eine Vorspannung  $\sigma_v = \frac{c_v}{s} = \frac{A_v}{2b \cdot s}$  kg/cm<sup>2</sup> erzeugt. Bei verschiedenen Scheibendurch-

messern, Abb. 2033 unten, zerfällt  $A_v$  nach dem Parallelogramm der Kräfte in zwei Seitenkräfte von der Größe  $\frac{A_v}{2 \cos \beta/2}$  sofern  $\beta$  den Winkel bedeutet, den die Seiltrümer einschließen und den man aus  $\operatorname{tg} \frac{\beta}{2} = \frac{D_1 - D_2}{2e}$  findet, wenn die Scheibendurch-

messer  $D_1$  und  $D_2$  sowie die Mittenentfernung  $e$  gegeben sind.

Zunächst sei die Größe, welche die Vorspannung bei den verschiedenen Arten ihrer Erzeugung annimmt, näher untersucht.

1. Erzeugung durch das Eigengewicht des Treibmittels. Zwischen zwei Scheiben

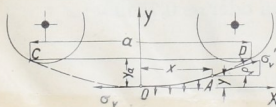


Abb. 2034. Zur Ableitung der angenäherten Seillinie.

hängt ein Riemen oder ein Seil nach einer Ketten- oder Seillinie durch, die bei nicht zu großem Durchhang genügend genau durch eine Parabel ersetzt werden kann. Zur Aufstellung ihrer Gleichung sei die wagrechte Tangente im Scheitel  $O$ , Abb. 2034, als Abszissen- und die dazu senkrecht stehende Symmetrielinie als Ordinatenachse gewählt. Denkt man sich ein Stück  $OA$  von 1 cm<sup>2</sup>

Querschnitt herausgeschnitten, so wirken an ihm im Punkte  $O$  die wagrechte Scheitelspannung  $\sigma_v$ , im Punkte  $A$  die Spannung  $\sigma'_v$  in Richtung der Tangente unter dem Winkel  $\delta$  und dazwischen senkrecht nach unten das