ebenso wie der Nabe schwach keglige Formen mit Neigungen von 1:50 bis 1:30. Die Nabenwandstärke wird wie bei Zahnrädern zu:

$$\delta = 0.4 \, d + 1 \, \text{cm} \tag{675}$$

oder bei ungewöhnlichen Wellenabmessungen:

$$\delta = \frac{1}{5} \left(d' + \frac{d}{2} \right) + 1 \text{ cm} \quad \text{bis } \frac{1}{4} \left(d' + \frac{d}{2} \right) + 1 \text{ cm}$$
 (676)

gewählt, wobei d die Nabenbohrung, d' den zur Übertragung des Drehmomentes $U\cdot R$ nach: $\frac{1}{5}\,k_d\,(d')^3 = U\cdot R \tag{677}$

Sprengfuge

Albb. 2070. Ungeteilte Riemenscheibe mit gekrümmten

Abb. 2071. Längs eines Armpaares geteilte Riemen scheibe.

nötigen Wellendurchmesser bedeutet. Als Nabenlänge \bar{L} nimmt man im allgemeinen mindestens $L=1,5\dots 2,5$ d. An normalen Scheiben, die auch als Fest- und Losscheiben dienen sollen, findet man Naben, die beiderseits um etwa 1 mm über den Kranz vorstehen, damit beim Aneinandersetzen ein geringer Spielraum zwischen den Kränzen entsteht.

Für die auf Biegung und Zug beanspruchten Arme genügt meist elliptischer Querschnitt, dessen große Achse in der Hauptebene liegt.

Schmale Scheiben bekommen einen Armstern, solche von mehr als 400 mm Breite gewöhnlich zwei, um $\frac{B}{2}$ voneinander entfernte Sterne, wodurch die Widerstandsfähigkeit und Steifigkeit der Scheiben ganz bedeutend erhöht wird. Die Armzahl eines Armsternes i_0 pflegt man ähnlich wie bei Zahnrädern:

$$i_0 = \frac{1}{7} \sqrt{D} \,\mathrm{mm} \tag{678}$$