ziren, die erste Gleichung quadriren, auf Null bringen, von der ersten abziehen und gehörig ordnen, so ergiebt sich:

$$\begin{array}{l} M^{II}.M^{I}.\left(v^{2}+c^{2}-2v.c\right)-M^{II}.M^{I}.\left(v_{i}^{2}+c_{i}^{2}-2v_{i}.c_{i}\right)\\ =u^{2}.M^{I}.M^{II}.\left(1-\varepsilon\right), \end{array}$$

oder, wenn wir mit M^{II} . M^{II} dividiren, und beachten, daß $u^2 = (v-c)^2$ (Gleichung 198) also gleich $v^2 + c^2 - 2v \cdot c$ ist, so ergiebt sich:

200a) $c_i - v_i = u \cdot 1/\epsilon$.

Aus dieser Gleichung und aus der Gleichung 197a) $M^{I}c + M^{II}v = M^{I}c_{i} + M^{II}v_{i}$

folgt nun:

$$\begin{cases} v_{i} = \frac{M^{I}c + M^{II}v}{M^{I} + M^{II}} - (v - c) \cdot \frac{M^{I}}{M^{I} + M^{II}} \cdot \bigvee \varepsilon \\ c_{i} = \frac{M^{I}c + M^{II}v}{M^{I} + M^{II}} + (v - c) \cdot \frac{M^{II}}{M^{I} + M^{II}} \cdot \bigvee \varepsilon. \end{cases}$$

Diese Gleichung lehrt die Geschwindigkeiten finden, welche die beiden Systeme in dem Augenblicke besitzen, wo die durch den Stofs bewirkte Veränderung der Form sich wiederhergestellt hat. Ist diese Wiederherstellung vollständig erfolgt, so ist $\varepsilon = 1$ zu setzen, ist sie dagegen gar nicht erfolgt, so ist $\varepsilon = 0$ zu setzen.

Ist die gestossene Masse M^I gegen M^{II} unendlich groß, und ist dieselbe in Ruhe, also c = 0, so ist:

200 c)
$$v_i = -v \cdot \sqrt{\varepsilon}; \quad \varepsilon = \left(\frac{v_i}{v}\right)^2$$
.

Nach Newton *) ist:

für Elfenbein $\varepsilon = (\frac{8}{9})^2 = 0.79$ - Glas $\varepsilon = (\frac{15}{9})^2 = 0.879$

- Kork, Stahl, Wolle $\varepsilon = (\frac{5}{9})^2 = 0.309$, wobei vorausgesetzt ist, daß der eine Körper, nämlich der stoßende,

die Kugelform, der gestossene die Plattenform hat.

Im Allgemeinen sind die Gesetze des Stofses und die durch denselben erfolgenden Formveränderungen noch nicht genügend aufgeklärt.

Stofs auf ein festes System, welches um eine fixe Axe rotirt. Maafs für die Stofswirkung.

§ 112. Denken wir ein festes System, welches um eine fixe Axe rotirt; die fixe Axe sei die dritte Axe eines Koordinatensystems, dessen beide anderen Axen in einer Ebene liegen, welche

^{*)} Weisbach, Ingenieur und Maschinen-Mechanik, Theil I. § 278.

normal zur fixen Axe ist. Wir nehmen einen beliebigen Punkt der fixen Axe als Anfangspunkt der Koordinaten, und es seien X, Y, Z die Koordinaten des Schwerpunktes. M^I sei die Masse des rotirenden Systems, w die Winkelgeschwindigkeit, welche das System besitzt in dem Augenblicke, in welchem ein zweites System, dessen Masse M^I ist, mit der Geschwindigkeit v auf das rotirende System stößt. Der getroffene Punkt habe die Koordinaten x_i, y_i, z_i und die Richtung der Geschwindigkeit, mit welcher der Stoß erfolgt, mache mit den drei Axen die Winkel α, β, γ .

Der Abstand des getroffenen Punktes von der Drehaxe ist:

a)
$$r_i = V(x_i^2 + y_i^2)$$
.

Ist J_i das Trägheitsmoment des rotirenden Systems in Bezug auf die Drehaxe, so ist die auf den Abstand r reduzirte Masse nach Gleichung 147c), S. 161:

b)
$$M_i^I = \frac{J_i}{r_i^2}$$
,

Die Peripheriegeschwindigkeit in dem getroffenen Punkte ist wr, die Richtung derselben bilde mit den drei Axen die Winkel α_i , β_i , γ_i , dann ist:

c)
$$\begin{cases} \cos \alpha_i = \sin \beta_i = \frac{y_i}{r_i} \\ \cos \beta_i = \sin \alpha_i = \frac{x_i}{r_i} \\ \cos \gamma_i = 0; \ \gamma_i = 90. \end{cases}$$

Nun denken wir den Stoss in derselben Weise erfolgend, als ob in dem Augenblick des Stosses die reduzirte Masse M_i^I frei mit der Masse M^I zusammenstiesse. Die Komponenten der Geschwindigkeiten der gestossenen Masse M_i^I sind nun für die drei Axen:

ten der gestoßenen Masse
$$M_i^I$$
 sind nun für die drei Axen:

d)
$$\begin{cases} c^I = wr \cdot \cos \alpha_i; & c^H = wr \cdot \cos \beta_i; & c^H = 0 \\ c^I = w \cdot y_i; & c^H = w \cdot x_i. \end{cases}$$

Die Komponenten der stoßenden Masse M^{II} sind für dieselben Axen:

e)
$$v^I = v \cdot \cos \alpha$$
; $v^{II}_{3} = v \cdot \cos \beta$; $v^{III} = v \cdot \cos \gamma$.

Wir behandeln nur den Fall, dass die beiden Systeme sich während des Stosses vollkommen gemeinschaftlich bewegen müssen, dass folglich während des Stosses eine Verschiebung der beiden Systeme nicht möglich sei. Dann ergeben sich nach Gleichung 197b) die gemeinschaftlichen Geschwindigkeiten, welche beide Systeme annehmen müßten, wenn sie beide vollkommen frei wären:

$$v_{i}^{I} = \frac{M_{i}^{I} \cdot w \cdot y_{i} + M^{II} \cdot v \cdot \cos \alpha}{M_{i}^{I} + M^{II}}$$

$$v_{i}^{II} = \frac{M_{i}^{I} \cdot w \cdot x_{i} + M^{II} \cdot v \cdot \cos \beta}{M_{i}^{I} + M^{II}}$$

$$v_{i}^{III} = \frac{M^{II} \cdot v \cdot \cos \gamma}{M_{i}^{I} + M^{II}}.$$

Nun ist aber das gestoßene System im Augenblick des Stoßes nicht wirklich frei, sondern es ist gezwungen sich um eine Axe zu drehen, die durch die beiden fixen Punkte geht, es kann also nach der Richtung der fixen Axe gar nicht ausweichen, und es folgt daraus, daß durch die fixen Punkte eine Stoßwirkung in der Richtung der Drehaxe aufgehoben werden muß, welche dem Stoß der Massen $M^I + M^I^I$ mit der Geschwindigkeit v_i^{III} entspricht. Die durch die fixen Punkte in der Richtung der ersten Axe aufgehobene Stoßwirkung ist also:

201a)
$$W^{I} = (M_{I}^{I} + M^{II}) \cdot v^{III} = M^{II} \cdot v \cdot \cos \gamma$$
.

Die beiden andern Komponenten v_i^I und v_i^II würden eine resultirende Geschwindigkeit geben, welche sich ausdrückt durch:

 $v_{u} = V(v_{i}^{I_{2}} + v_{i}^{II_{2}})$ und welche mit den beiden Axen die Winkel bildet: α_{u} und β_{u} ;

$$\cos \alpha_{ii} = \frac{v_{i}^{I}}{v_{ii}} = \sin \beta_{ii};$$

$$\cos \beta_{ii} = \frac{v_{i}^{II}}{v_{ii}} = \sin \alpha_{ii}.$$

es ist:

Diese resultirende Geschwindigkeit bilde mit der Peripherie des Kreises, in welchem der getroffene Punkt gezwungen ist sich zu bewegen, den Winkel ɛ; es ist nach einem bekannten Gesetz der analytischen Geometrie:

 $\cos \varepsilon = \cos \alpha_i \cdot \cos \alpha_u + \cos \beta_i \cdot \cos \beta_u + \cos \gamma_i \cdot \cos \gamma_u$ oder durch Einsetzung der oben bestimmten Werthe:

f)
$$\begin{cases} \cos \varepsilon = \frac{y_i}{r_i} \cdot \frac{v_i^I}{v_{ii}} - \frac{x_i^I}{r_i} \cdot \frac{v_i^{II}}{v_{ii}} \\ \sin \varepsilon = V(1 - \cos \varepsilon^2) = \pm \left(\frac{x_i \cdot v_i^I}{r_i \cdot v_{ii}} - \frac{y_i \cdot v_i^{II}}{r_i \cdot v_{ii}}\right). \end{cases}$$

Wenn wir nun die resultirende Geschwindigkeit in zwei Komponenten p und q zerlegen, von denen die eine p in der Richtung der wirklich möglichen Bewegung, d. i. in der Richtung der Peripherie liegt, die andere aber normal dazu ist, so erhalten wir die Werthe:

$$p = v_{ii} \cdot \cos \varepsilon = \frac{y_i}{r_i} \cdot v_i^{I} + \frac{x_i}{r_i} \cdot v_i^{II},$$

die andere Komponente:

$$q = v_{ii} \cdot \sin \varepsilon = \pm \left(\frac{x_i}{r_i} \cdot v_i^T - \frac{y_i}{r_i} \cdot v_i^T\right)$$

oder wenn wir für v_i^I und v_i^II die obigen Werthe setzen, so ergiebt sich, mit Berücksichtigung daß $x_i^2 + y_i^2 = r_i^2$ (Gleichung a) ist:

201b)
$$\begin{cases} p = \frac{M_{i}^{I} \cdot w \, r_{i} + M^{II} \cdot \frac{v}{r_{i}} \cdot (\cos \alpha \cdot y_{i} + \cos \beta \cdot x_{i})}{M_{i}^{I} + M^{II}} \\ q = \pm \frac{M^{II}}{M_{i}^{I} + M^{II}} \cdot \frac{v}{r_{i}} \cdot (\cos \alpha \cdot x_{i} - \cos \beta \cdot y_{i}). \end{cases}$$

Nennen wir den Winkel, welchen die Richtung der Stofsgeschwindigkeit mit der Richtung der Peripherie bildet, in welcher der getroffene Punkt gezwungen ist, sich zu bewegen &, so ist

g)
$$\begin{cases} \cos \delta = \cos \alpha \cdot \cos \alpha_i + \cos \beta \cdot \cos \beta_i + \cos \gamma \cdot \cos \gamma_i \\ = \cos \alpha \cdot \frac{y_i}{r_i} + \cos \beta \cdot \frac{x_i}{r_i}, \end{cases}$$

und daher ist auch:

auch:
201 c)
$$p = \frac{M_i^T \cdot w \cdot r_i + M^{II} \cdot v \cdot \cos \delta}{M_i^T + M^{II}}$$
.

Da nun aber das rotirende System auch im Augenblick des Stosses sich nur nach der Richtung der Peripheriegeschwindigkeit bewegen kann, da es also keine Komponente normal zu dieser Richtung besitzen kann, so muß durch die Bedingung, daß daß das System eine fixe Axe haben soll die Komponente q durch die Reaktion dieser fixen Axe aufgehoben werden, und die fixe Axe muß also einer Stosswirkung, die dieser Komponente q entspricht, das ist einer Stosswirkung

201 d)
$$W^{II} = \pm q \cdot (M_i^I + M^{II}) = \pm M^{II} \cdot \frac{v}{r_i} \cdot (\cos \alpha \cdot x_i - \cos \beta \cdot y_i)$$

Widerstand leisten. Diese Stoßwirkung ist in dem getroffenen Punkte normal zur Peripherie, also radial zu denken.

Der getroffene Punkt kann also in dem Augenblick des Stofses nur die Komponente p wirklich annehmen; die derselben entsprechende Winkelgeschwindigkeit ist $w_i = \frac{p}{r_i}$, das ist:

201e)
$$\begin{cases} w_{i} = \frac{M_{i}^{I} \cdot w + M^{II} \cdot \frac{v}{r_{i}} \cdot \cos \delta}{M_{i}^{I} + M^{II}} \\ = \frac{M_{i}^{I} \cdot w + M^{II} \cdot \frac{v}{r_{i}^{2}} \cdot (\cos \alpha \cdot y_{i} + \cos \beta \cdot x_{i})}{M_{i}^{I} + M^{II}}. \end{cases}$$

Es ist mithin der Zuwachs an Winkelgeschwindigkeit, welchen das System erhält:

201f)
$$\begin{cases} w' - w = \frac{M_{i}^{I} \cdot w + M^{II} \cdot \frac{v}{r_{i}} \cdot \cos \delta}{M_{i}^{I} + M^{II}} - w \\ = \frac{M^{II}}{M_{i}^{I} + M^{II}} \cdot \left(\frac{v}{r_{i}} \cdot \cos \delta - w\right). \end{cases}$$

Die Zeitdauer, in welcher diese Aenderung der Winkelgeschwindigkeit erfolgt mag sehr klein sein, wir mögen dieselbe mit z bezeichnen; wir wollen ferner das Aenderungsmaaß der Winkelgeschwindigkeit für diese kurze Zeit als konstant ansehen, und dasselbe mit f, bezeichnen, dann ist nach Gleichung 28):

$$w' - w = \int_{\tau}^{0} f_{i} \cdot d\tau = f_{i} \cdot \tau,$$
202) folglich $f_{i} = \frac{w' - w}{\tau} = \frac{M^{II}}{M_{i}^{I} + M^{II}} \cdot \left(\frac{v}{r_{i}} \cdot \cos \delta - w\right) \cdot \frac{1}{\tau}$

Nun können wir uns die Aenderung der Winkelgeschwindigkeit auch durch einen Druck hervorgebracht denken, der anstatt des Stoßes in dem gestoßenen Punkt während der Zeitdauer τ nach der Richtung die Peripherie wirksam gedacht, dieselbe Aenderung der Winkelgeschwindigkeit bedingen würde. Nennen wir diesen Druck P, so ist sein statisches Moment $P \cdot r$, und wenn I, das Trägheitsmoment des Systems ist, so ist auch nach Gleichung 154) und 202):

202a) $f_i = \frac{P \cdot r_i}{J_i}$; $P = \frac{f_i \cdot J_i}{r_i} = \frac{w' - w}{\tau} \cdot \frac{f_i}{r_i}$

Multipliziren wir den letzten Werth im Zähler und Nenner mit r_i so ergiebt sich:

202b)
$$P = \frac{w' r_i - w r_i}{\tau} \cdot \frac{J_i}{r_i^2}; P \cdot \tau = (w' r_i - w r_i) \cdot M_i^I.$$

Nun ist $w'r_i - wr_i$ die Geschwindigkeitsänderung, welche der getroffene Punkt erleidet, $\frac{J_i}{r_i^2}$ ist die auf den getroffenen Punkt reduzirte Masse (Gleichung b); es ist folglich die Kraft, welche dieselbe Geschwindigkeitsänderung in dem getroffenen System bedingen würde, welche der Stoß erzeugt, proportional dem Produkt aus der Differenz der Geschwindigkeiten vor und nach dem Stoße in die auf den getroffenen Punkt reduzirte Masse. Man nennt dies Produkt das Maaß für die Stoßwirkung.

Nach der obigen Gleichung ist auch das Maass für die Stoss-

266

wirkung gleich dem Produkt aus der Kraft, welche dieselbe Geschwindigkeitsänderung in dem gestofsenen System bedingen würde in die Zeitdauer des Stoßes. Unter diesen Modifikationen und Bedingungen lassen sich die Gesetze, welche für Drucke gelten auch für Stofswirkungen anwenden.

Die Kraft P zerlegen wir nach der Richtung der Axen der X

und der Y in die beiden Komponenten:

h)
$$P \cdot \cos \alpha_i = P \cdot \frac{y_i}{r_i}$$
 und $P \cdot \cos \beta = P \cdot \frac{x_i}{r_i}$.

Die Momente dieser Komponenten sind für die beiden Axen der X und der Y:

i)
$$P \cdot \frac{x_i \cdot x_i}{r_i}$$
 und $P \cdot \frac{y_i \cdot x_i}{r_i}$.

Nun erscheint die Kraft P als eine auf das System angebrachte Kraft, und es müssen daher ihre Komponenten für die Axen der X und der Y sowohl, als ihre Momente für dieselben Axen gleich den Kräftesummen und Momenten der in dem System thätigen Kräfte sein.

Die in dem System thätigen Kräfte sind zunächst die in jedem Massenelement wirksam zu denkenden Drucke, welche ein Aenderungsmaafs der Geschwindigkeit des betrachteten Massenelementes in der Richtung des bei der Drehung durchlaufenen Wegelementes bedingen. Dieses Aenderungsmaass ist gleich f.r, wenn f, das Aenderungsmaass der gemeinschaftlichen Winkelgeschwindigkeit, und r den kürzesten Abstand des Massenelementes von der Drehaxe bezeichnet, und folglich sind diese Drucke dm.f.r. Nennen wir die Koordinaten der betrachteten Massenelemente x, y, z und die Winkel, welche die Richtung der von denselben durchlaufenen Bogenelemente mit den Axen der X und der Y bilden α' und β' , so ist offenbar wie in Gleichung c):

k)
$$\cos \alpha' = \sin \beta' = \frac{y}{r}$$
; $\cos \beta' = \sin \alpha' = \frac{x}{r}$

und es sind folglich die Drucksummen der in den einzelnen Massenelementen thätigen Kräfte für die Richtung der beiden Axen, mit Berücksichtigung der Gleichung 144), S. 153:

1)
$$\begin{cases} \Sigma \left(dm. f_i. r. \frac{y}{r} \right) = f_i. \Sigma (dm. y) = f_i. M. Y, \text{ und} \\ \Sigma \left(dm. f_i. r. \frac{x}{r} \right) = f_i. \Sigma (dm. x) = f_i. M. X, \end{cases}$$

und die Momente für diese beiden Axen:

$$f_i \cdot \Sigma(dm \cdot x \cdot z)$$
 und $f_i \cdot \Sigma(dm \cdot y \cdot z)$.

Nun sieht man, dass sowohl die Drucksummen als die Momente der in den einzelnen Massenelementen thätigen Kräste hier nur abhängig sind von der Gruppirung der Massenelemente, während die Komponenten der auf das System angebrachten Krast P und deren Momente nur abhängig sind von P und von den Koordinaten des gestosenen Punktes. Es ist also nicht nothwendiger Weise Gleichheit zwischen diesen Werthen vorhanden, und es müssen daher in dem System noch gewisse andere Kräste als thätige Kräste vorhanden sein, welche mit den in den einzelnen Massenelementen thätigen Kräste jene Gleichheit herstellen. Diese Kräste erscheinen als Wirkungen des Stoses auf die Drehaxe.

Wir wollen die Drucksumme dieser Stoßwirkung nach der Richtung der ersten Axe mit Q_i und nach der Richtung der zweiten Axe mit Q_a bezeichnen, während wir die Momente der Kräftepaare dieser Wirkungen für Drehung in einer Ebene, die normal zur ersten Axe ist mit (Ka)' und für die Drehung in einer Ebene, die normal zur zweiten Axe ist, mit (Ka)'' bezeichnen. Nun haben wir zufolge der Bedingung, daß die auf das feste System angebrachten Kräfte mit den in dem System thätigen Kräften im Gleichgewicht sein müsssn (§§ 66. und 86.) folgende Gleichgewichtsbedingungen:

$$\begin{cases}
P \cdot \frac{y_{i}}{r_{i}} = f_{i} \cdot M \cdot Y + Q_{i} \\
P \cdot \frac{x_{i}}{r_{i}} = f_{i} \cdot M \cdot X + Q_{ii} \\
P \cdot \frac{x_{i} \cdot z_{i}}{r_{i}} = f_{i} \cdot \Sigma (dm \cdot x \cdot z) + (Ka)' \\
P \cdot \frac{y_{i} \cdot z_{i}}{r_{i}} = f_{i} \cdot \Sigma (dm \cdot y \cdot z) + (Ka)''.
\end{cases}$$

Setzen wir für f_i den Werth der Gleichung 202a), so lassen sich die Werthe von Q_i , Q_{ii} , (Ka)' und (Ka)'' entwickeln, nämlich:

$$Q_{i} = P \cdot r_{i} \cdot \left(\frac{y_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{M \cdot Y}{J_{i}}\right)$$

$$Q_{i} = P \cdot r_{i} \cdot \left(\frac{x_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{M \cdot X}{J_{i}}\right)$$

$$(Ka)' = P \cdot r_{i} \cdot \left(\frac{x_{i} \cdot z_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{\Sigma(dm \cdot x \cdot z)}{J_{i}}\right)$$

$$(Ka)'' = P \cdot r_{i} \cdot \left(\frac{y_{i} \cdot z_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{\Sigma(dm \cdot y \cdot z)}{J_{i}}\right).$$

Setzen wir in diese Gleichungen den Werth von P aus Gleichung 202a) und multipliziren wir auf beiden Seiten mit τ , so er-

geben sich links die Maasse für die Stosswirkungen auf die Axe, nämlich:

$$203b) \begin{cases} Q_{i} \cdot \tau = (w' - w) \cdot J_{i} \cdot \left(\frac{y_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{M \cdot Y}{J_{i}}\right) \\ Q_{ii} \cdot \tau = (w' - w) \cdot J_{i} \cdot \left(\frac{x_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{M \cdot X}{J_{i}}\right) \\ (Ka)' \cdot \tau = (w' - w) \cdot J_{i} \cdot \left(\frac{x_{i} \cdot z_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{\Sigma(dm \cdot x \cdot z)}{J_{i}}\right) \\ (Ka)'' \cdot \tau = (w' - w) \cdot J_{i} \cdot \left(\frac{y_{i} \cdot z_{i}}{r_{i}^{2}} - \frac{\Sigma(dm \cdot y \cdot z)}{J_{i}}\right). \end{cases}$$

Bedingungen, unter welchen die Stofswirkungen auf die Axe gleich Null sind. - Mittelpunkt des Stosses.

§ 113. Nach dem vorigen Paragraphen hat die fixe Axe eines rotirenden Systems, auf welches ein anderes in einer gegebenen Richtung stößt, zweierlei Stoßwirkungen zu erleiden. Die eine Gruppe dieser Stofswirkungen rührt davon her, dass bestimmte Komponenten der Geschwindigkeit des stoßenden Systems durch das rotirende System, welches gezwungen ist, nur um die gegebene Axe sich zu drehen, aufgehoben werden; die andere Gruppe von Stofswirkungen ist dadurch bedingt, dass die Massenelemente des rotirenden Systems ihre Geschwindigkeit plötzlich ändern, daß dieser Geschwindigkeitsänderung die Massenwiderstände der einzelnen Elemente entgegenwirken, und dass diese Massenwiderstände im Allgemeinen nicht im Stande sind, die durch den Stofs auf das rotirende System angebrachten Kräfte vollständig zu consumiren.

Die erste Gruppe enthält folgende beiden Stofswirkungen:

1) Eine Stosswirkung in der Richtung der Axe, welche sich ausdrückt nach Gleichung 201a) durch:

 $W^I = M^{II} \cdot v \cdot \cos \gamma$;

2) Eine Stoßwirkung in einer Richtung, die in dem getroffenen Punkt radial ist, und welche sich ausdrückt nach Gleichung 201d) durch:

$$W^{II} = \pm M^{II} \cdot \frac{v}{r_i} \cdot (\cos \alpha \cdot x_i - \cos \beta \cdot y_i).$$

Die erstgenannte Wirkung ist auf Verschieben der Axe gerichtet, die zweite wirkt auf Durchbiegen der Axe in einer Richtung, die in dem getroffenen Punkte radial ist.

Die andere Gruppe der auf die Axe erfolgenden Stofswirkun-

gen ist durch die Gleichungen 203b) zu bestimmen.