

abstand der beiden Punkte mit h , die Projektion des durchlaufenen Weges auf eine Horizontalebene mit p , so gehen die Gleichungen über in:

$$192b) \left\{ \begin{array}{l} L \text{ (Leistung)} = G \cdot (h - \mu p) \\ h = \frac{v'^2 - v''^2}{2g} + \mu p \\ v' = \sqrt{\{2g \cdot (h - \mu p) + v''^2\}}. \end{array} \right.$$

Wenn dagegen ein festes System der Schwere entgegen sich mit einer gewissen Anfangsgeschwindigkeit v'' aufwärts bewegt, so ergibt sich leicht die Steighöhe:

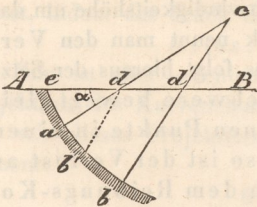
$$192c) \left\{ \begin{array}{l} h = \frac{v''^2 - v'^2}{2g} - \mu p \\ \text{und die Geschwindigkeit in einer gewissen Höhe} \\ v' = \sqrt{\{v''^2 - 2g \cdot (h + \mu p)\}}. \end{array} \right.$$

Reibungswiderstände beim Gleiten eines festen Systems auf einer Kurve, wenn dasselbe mit einer gegebenen Anfangsgeschwindigkeit sich bewegt, und sonst keine bewegenden Kräfte auf dasselbe einwirken.

§ 105. Gestalten wir nunmehr die Aufgabe anders:

Es bewege sich ein festes System ohne Einwirkung der Schwere auf einer beliebigen Kurve, indem es in irgend einem Punkte der Kurve die Tangentialgeschwindigkeit c hat: welchen Einfluss hat die Reibung auf die Aenderung der Geschwindigkeit c , wenn auch sonst keine bewegenden Kräfte auf das System einwirken?

Es sei in nebenstehender Figur $ds = ab$ ein beliebiges Element der Kurve; ac und bc seien Normalen im Anfangs- und Endpunkte dieses unendlich kleinen Elementes, so ist der Durchschnittspunkt dieser beiden Normalen der Mittelpunkt des Krümmungskreises des Elementes; den veränderlichen Winkel, welchen die Normalen zur Kurve mit einer beliebigen Axe z. B. AB bilden, nennen wir α , dann ist Winkel $ed'b = edb' = \alpha + d\alpha$, da ad und bd zwei unendlich nahe



liegende Normalen sind: mithin ist Winkel $adb' = acb = d\alpha$. Nun können wir die Bewegung in dem Kurvenelement hervorgebracht denken durch eine Normalkraft, welche das gleitende Stück gegen die Kurve preßt, durch den Widerstand derselben aufgehoben

wird, folglich Reibung erzeugt, und durch eine Tangentialkraft. Die Normalkraft ist $\frac{M \cdot c^2}{r}$ folglich die Reibung $= \frac{\mu M \cdot c^2}{r}$, wenn r den Krümmungshalbmesser der Kurve bezeichnet. Dieser Reibungswert ist als eine, normal zum Krümmungshalbmesser, also tangential wirkende, und die Geschwindigkeit c im Kurvenelement verzögernde Kraft zu denken, das Aenderungsmaafs der Geschwindigkeit, welches diese Kraft bedingt, ist daher in Bezug auf die Geschwindigkeit c negativ zu nehmen, und es ist also

$$f = \frac{\text{Kraft}}{\text{Masse}} = - \frac{\mu \cdot c^2}{r}.$$

Nun ist aber das Element der Geschwindigkeitsänderung auch gleich $f \cdot dt$, und folglich haben wir

$$dc = f \cdot dt = - \frac{\mu \cdot c^2}{r} \cdot dt,$$

da aber $dt = \frac{ds}{c}$, ferner $ds = r \cdot d\alpha$ ist, so ergibt sich, durch Einsetzung und nach gehöriger Umformung:

$$\frac{dc}{c} = - \mu \cdot d\alpha,$$

und indem wir auf beiden Seiten integrieren, ergibt sich:

$$\int \frac{dc}{c} = - \mu \int d\alpha.$$

Nehmen wir das Integral rechts zwischen bestimmten Grenzen, so muß auch das Integral links zwischen entsprechenden Grenzen gelten.

Wenn nun in irgend einem Punkte der Kurve, dessen Normale mit einer beliebig angenommenen Linie den Winkel α' bildet, die Geschwindigkeit des beweglichen Systems c' ist, und in irgend einem andern Punkte der Kurve bilde die Normale mit derselben Linie den Winkel α'' , so findet sich die in diesem Punkte statt findende Geschwindigkeit durch die Gleichung:

$$\int_{c=c''}^{c=c'} \frac{dc}{c} = - \mu \int_{\alpha=\alpha''}^{\alpha=\alpha'} d\alpha$$

$$\log \text{nat } c'' - \log \text{nat } c' = - \mu \cdot (\alpha'' - \alpha')$$

$$193) \left\{ \begin{array}{l} \log \text{nat } \frac{c'}{c''} = \mu \cdot (\alpha'' - \alpha') \\ \frac{c'}{c''} = e^{\mu \cdot (\alpha'' - \alpha')} \\ c'' = \frac{c'}{e^{\mu \cdot (\alpha'' - \alpha')}} \end{array} \right.$$

In diesen Gleichungen bezeichnet c' die Geschwindigkeit in der Tangente zur Kurve in einem Punkte dessen Normale den Winkel α' mit einer beliebigen Linie macht; c'' die Geschwindigkeit, welche das gleitende System in einem andern Punkte besitzt, dessen Normale mit derselben Linie den Winkel α'' macht, wenn die Geschwindigkeitsänderung lediglich durch die Reibung bewirkt worden ist; e die Basis der natürlichen Logarithmen.

Ist die Kurve eine ebene Kurve, und nimmt man die Linie von welcher aus die Winkel α' und α'' gemessen sind in derselben Ebene, so ist $\alpha'' - \alpha'$ der Winkel, welchen die beiden Normalen zur Kurve am Anfange und am Ende des betrachteten Weges mit einander bilden.

Die Arbeit der Reibung drückt sich offenbar aus durch

$$193a) \quad \left\{ \begin{array}{l} \frac{1}{2} M \cdot (c''^2 - c'^2) = -\frac{1}{2} M \cdot (c'^2 - c''^2) \\ \text{und indem wir für } c'' \text{ den oben gefundenen Werth setzen} \\ = -\frac{1}{2} M \cdot c'^2 \cdot \left(1 - \frac{1}{e^{2\mu \cdot (\alpha'' - \alpha')}} \right) = -\frac{1}{2} M \cdot c'^2 \cdot \frac{e^{2\mu \cdot (\alpha'' - \alpha')} - 1}{e^{2\mu \cdot (\alpha'' - \alpha')}} \end{array} \right.$$

Hierin liegt folgendes Gesetz:

Wenn ein festes System in einer Kurve gleitet, ohne dass bewegende Kräfte auf dasselbe ferner einwirken, so ist die durch die Reibung konsumirte Arbeit, indem das System einen gegebenen Bogen der Kurve durchläuft proportional der Masse und dem Quadrat der Geschwindigkeit zu Anfang dieses Bogens und außerdem eine logarithmische Funktion des Produkts aus dem Reibungs-Koeffizienten und der Differenz der Winkel, welche die Normalen im Anfangs- und im Endpunkt des Bogens mit einer gegebenen Linie bilden; im Uebrigen aber unabhängig von der Form der Kurve.

Aus der Gleichung $\frac{c'}{c''} = e^{\mu \cdot (\alpha'' - \alpha')}$

folgt auch, dass bei einer gegebenen Kurve das Verhältniß der Anfangsgeschwindigkeit zur Endgeschwindigkeit ein konstanter Werth ist, unabhängig von dem Werthe der Geschwindigkeiten, und nur abhängig von den Winkeln, welche die erste und letzte Normale mit einer gegebenen Linie bilden. Sind diese Normalen der Lage nach gegeben, so ist für alle äquidistanten Kurven zwischen denselben Krümmungsradien dies Verhältniß constant.

Es versteht sich übrigens ganz von selbst, dass diese Betrachtungen

tungen nur Giltigkeit haben können für solche Kurvenstücke, für welche die Integrationen zulässig sind, und daß sie daher nicht gelten können, wenn innerhalb des betrachteten Bogenstücks ein Wendepunkt der Kurve liegt.

Die Untersuchungen der §§ 104 u. 105, welche, soviel dem Verfasser bekannt ist, zwei bisher noch nicht aufgestellte Gesetze ergeben haben, dürften geeignet sein, auf die Theorie der Bewegung des Wassers in Röhrenleitungen, namentlich in gekrümmten Röhren Anwendung zu finden.

Tabellen über die Reibungs-Koeffizienten.

§ 106. I. Reibung ebener Flächen, nachdem sie einige Zeit mit einander in Berührung gewesen sind.

| Berührungsflächen. | Lage der Fasern. | Zustand der Flächen. | Reibungs-Koeffizient μ . | Reibungswinkel ϱ . |
|--|------------------|---|------------------------------|----------------------------|
| Versuche von Morin. | | | | |
| Eichenholz auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,62 | 31° 48' |
| | | parallel } mit trockener Seife | | |
| | | parallel } abgerieben . . | 0,44 | 23 45 |
| | | parallel } trocken | 0,54 | 28 22 |
| Eichenholz auf Ulmenholz | } | parallel mit Wasser benetzt | 0,71 | 35 23 |
| | | Hirnholz des einen auf dem Längengholze des anderen trocken | 0,43 | 23 16 |
| Ulmenholz auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,38 | 20 49 |
| | | parallel trocken | 0,69 | 34 37 |
| Eschen-, Tannen-, Buchen- und Ebereschholz auf Eichenholz | } | parallel mit trockener Seife | | |
| | | parallel } abgerieben . . | 0,41 | 22 18 |
| Lohgares Leder auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,57 | 29 41 |
| | | parallel trocken | 0,53 | 27 56 |
| Schwarzes Leder auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,61 | 31 23 |
| | | parallel trocken | 0,43 | 23 16 |
| Schwarzes Leder auf Eichenholz | } | parallel mit Wasser benetzt | 0,79 | 38 19 |
| | | parallel trocken | 0,74 | 36 30 |
| Riemen auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,47 | 25 11 |
| | | parallel trocken | 0,50 | 26 34 |
| Geflochtener Hanf auf Eichenholz | } | parallel mit Wasser benetzt | 0,87 | 41 2 |
| | | parallel trocken | 0,80 | 38 40 |
| Hanfne Seile auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,62 | 31 48 |
| | | parallel mit Wasser benetzt | 0,65 | 33 2 |
| Schmiedeeisen auf Eichenholz | } | parallel mit Wasser benetzt | 0,65 | 33 2 |
| | | parallel trocken | 0,62 | 31 48 |
| Gufseisen auf Eichenholz | } | parallel trocken | 0,62 | 31 48 |
| | | parallel mit Wasser benetzt | 0,62 | 31 48 |
| Messing auf Eichenholz | } | parallel mit Wasser benetzt | 0,62 | 31 48 |
| | | parallel mit Oel, Talg oder Schweinefett . | 0,12 | 6 51 |
| Liderung eines Kolbens von Rindleder auf Gufseisen | } | platt oder auf der hohen Kante trocken | 0,28 | 15 39 |
| | | platt mit Wasser benetzt | 0,38 | 20 49 |
| Schwarzes Riemenleder auf einer gufseisernen Rolle | } | platt trocken | 0,16 * | 9 6 |
| | | platt trocken | 0,19 | 10 46 |
| Gufseisen auf Gufseisen | } | parallel trocken | 0,10 ** | 5 43 |
| | | parallel trocken | 0,15 † | 8 32 |
| Schmiedeeisen auf Gufseisen | } | parallel mit Talg | | |
| | | parallel mit Oel oder Schweinefett . | | |
| Eichenholz, Ulmenholz, Hainbuchenholz, Schmiedeeisen, Gufseisen und Bronze, je zwei aufeinander. | } | parallel trocken | | |
| | | parallel trocken | | |

*) Die Flächen blieben etwas fettig.

**) Wenn die Berührung nicht lange genug gedauert hatte, um das Fett auszupressen.

†) Wenn die Berührung so lange gedauert hatte, daß das Fett ausgepreßt war.