# I. Physikalisches Anfängerpraktikum



# ${\bf Protokoll~zum~Versuch} \\ {\bf \it Tr\"{a}\it gheitsmoment}$

(Versuch 12)

Autor: Finn Zeumer (hz334)

Versuchspatnerin Annika Künstle

Versuchsbegleiter: Marius Huy

Datum der Ausführung: 05.09.2025

Abgabedatum: 12.09.2025



## **Inhaltsverzeichnis**

| ١. |        | eitung  | 3  |
|----|--------|---|----|
|    | 1.1.   | Aufgabe/Motivation                                | 3  |
|    | 1.2.   | Physikalische Grundlagen                          | 3  |
|    |        | Versuchsanordnung                                 |    |
| M  | essda  | ten   | 5  |
| n. | Dur    | chführung   | 7  |
|    | 2.1.   | Versuchsaufbau                                    | 7  |
|    |        | Messverfahren                                     |    |
| Ш  | . Ausı | wertung   | 9  |
|    | 3.1.   | Bestimmung des Richtmomentes                      | 10 |
|    |        | Bestimmung des Richtmomentrs über Trägheitsmoment |    |
| IV | . Diss | kusion  | 12 |
|    | 4.1.   | Zusammenfassung                                   | 12 |
|    |        | Disskusion  |    |
|    |        | Maid:   | 10 |

## I. Einleitung

## 1.1. Aufgabe/Motivation

Ziel des Versuchs ist die Bestimmung des Richtmoments D eines Drehpendels sowie die Untersuchung des Trägheitsmoments J eines unregelmäßig geformten Körpers für verschiedene Lagen der Drehachse. Dazu wird einerseits das Richtmoment über die Auslenkung des Pendels durch ein angreifendes Drehmoment bestimmt, andererseits über die Periodendauer einer Schwingung mit aufgesetzten Körpern bekannter Geometrie. Mit Hilfe des Steiner'schen Satzes lässt sich schließlich das Trägheitsmoment für verschiedene Achsen berechnen und mit den experimentell gewonnenen Werten vergleichen.

## 1.2. Physikalische Grundlagen

# Analogie zwischen Translations- und Rotationsbewegung

Die Bewegungsgleichungen für Translationen und Rotationen sind formal analog, wenn die entsprechenden Größen ausgetauscht werden. Dabei gilt für das Torsionspendel:

$$0 = J \cdot \ddot{\varphi}(t) + D \cdot \varphi(t) \tag{1}$$

Diese homogene Differentialgleichung 2. Art hat die allgemeine Lösung

$$\varphi(t) = \varphi_0 \cdot \cos(\omega t + \phi). \tag{2}$$

Dabei ist  $\omega = \sqrt{\frac{J}{D}}$  und  $\phi$  die Startauslenkung.

Auch Federpendel und Drehpendel stehen in direkter Analogie:

$$F = -kx \Leftrightarrow M = -D\varphi$$
 (3)

| Translation                                   | Rotation  |
|---|---|
| Ort $x$                                       | Winkel $\varphi$                                      |
| Ges. $v = \frac{dx}{dt}$                      | Winkelges. $\omega = \frac{d\varphi}{dt}$             |
| Bes. $a = \frac{d^2x}{dt^2}$                  | Winkelbes. $\alpha = \frac{d^2 \varphi}{dt^2}$        |
| Masse $m$                                     | Trägheitsmoment $J$                                   |
| Kraft $F$                                     | Drehmoment $M$  |
| Impuls $p = mv$                               | Drehimpuls $L = J\omega$                              |
| Trans.<br>En<br>. $E_{kin}=\frac{1}{2}mv^2$   | Rot.En. $E_{rot} = \frac{1}{2}J\omega^2$              |
| $E_{ges} = \frac{1}{2}kx^2 + \frac{1}{2}mv^2$ | $E_{ges} = \frac{1}{2}D\phi^2 + \frac{1}{2}J\omega^2$ |
| Schwingdauer $2\pi\sqrt{\frac{m}{k}}$         | Schwingdauer $2\pi\sqrt{\frac{D}{J}}$                 |

Tabelle I.1.: Vergleich der Größen in der Translation und Rotation

$$T = 2\pi\sqrt{\frac{m}{k}} \quad \Leftrightarrow \quad T = 2\pi\sqrt{\frac{J}{D}}$$
 (4)

Das Richtmoment D spielt dabei die Rolle der Federkonstante k.

#### **Trägheitsmoment**

Das Trägheitsmoment J eines Körpers bezüglich einer gegebenen Drehachse ergibt sich aus dem Volumenintegral:

$$J = \int_{V} \rho(\vec{r}) r^2 dV, \qquad (5)$$

wobei  $\rho(\vec{r})$  die Massendichte und r der Abstand des Volumenelements zur Achse ist. Für

einfache Körper ergeben sich bekannte Spezialfälle, etwa für eine homogene Scheibe mit Masse m und Radius  $r_s$ :

$$J_S = \frac{1}{2}mr_s^2 \tag{6}$$

Hierbei ist  $J_S$  das Trägheitsmoment der Scheibe, m ihre Masse und  $r_s$  ihr Radius.

#### Steiner'scher Satz

Für eine Achse, die parallel zur Symmetrieachse im Abstand d verläuft, gilt:

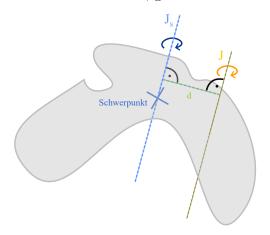


Abbildung I.1.: Visualisierung des Stein'schen Satzes

$$J = J_S + md^2 \tag{7}$$

mit  $J_S$  als Trägheitsmoment bezüglich der Symmetrieachse, m als Masse des Körpers und d als Abstand der Achsen.

#### Bestimmung des Richtmoments

Das Richtmoment D des Drehpendels kann auf zwei Weisen bestimmt werden:

1. Über das Kraftgesetz:

$$M = r \cdot F = -D\varphi, \tag{8}$$

wobei M das Drehmoment, r der Radius der Aluminiumscheibe, F=mg die Gewichtskraft eines tangential angreifenden Massestücks und  $\varphi$  der Auslenkwinkel ist.

2. Über die Schwingungsdauer T mit bekannter Massescheibe:

$$D = \frac{4\pi^2 J_S}{T_2^2 - T_1^2} = \frac{2\pi^2 m r_s^2}{T_2^2 - T_1^2},\tag{9}$$

wobei  $T_1$  die Periodendauer des Tisches allein,  $T_2$  die Periodendauer mit aufgesetzter Scheibe,  $J_S$  das Trägheitsmoment der Scheibe, m ihre Masse und  $r_s$  ihr Radius ist.

## 1.3. Versuchsanordnung

Der Versuch wird mit einem Drehpendel mit senkrechter Achse durchgeführt. Zum Aufbau gehören eine Drehgabel mit Drehtisch, eine Aluminiumscheibe mit Winkelteilung und Schnurnut, eine runde sowie eine unregelmäßig geformte Messingscheibe, ein Gewichtsteller mit Zugschnur, sechs Auflegegewichte zu je 50g, eine Waage, eine Handstoppuhr, ein Messschieber sowie eine Balancierschneide. Mit diesem Aufbau lassen sich die notwendigen Messungen zur Bestimmung des Richtmoments und der Trägheitsmomente der untersuchten Körper durchführen.

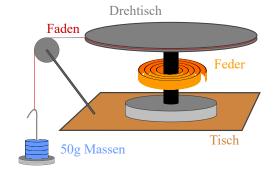


Abbildung I.2.: Versuchsskizze

Finn Zeumer, Anniha Könstle

# 12 - Tragheitsmoment

## Shizze machen

### Material

- Drehpendel
- Drehtisch + Malierung
- Wange Stoppuhr, Messlehre
- -Balanciersdmeide
- 6 x 50g Massen

±0,10

## Aufgabe 1)

| Tabelle 1) S<br>Masse Eg3 | wheibendrehung<br>Winkel der<br>Scheibendrehung Ldea | -raul booser?  |
|---------------------------|--|----------------|
| 20                        | 60   |                |
| 100                       | 122  |                |
| 150                       | 180  |                |
| 200                       | 242  |                |
| 250                       | 302 + 60   | <del>311</del> |
| 560                       | 366 + 124  | 353            |

Spezifische Winkel der Scheibandrehung Verschiedener Mossen. Ab dissen Wessungen haben wir Probleme behonnen:
Teller vom "mugedredt". Wir haben den Drehtisch gedrecht (200g + Teller)
und den Zeiger auf O gestellt und erneut die letzten

Zwei Masser hinzug efügt.

## Aufgabe 2)

#### Tabelle 2)

| Index | Schelbe                  | Schwinungsdaver |     |
|-------|--------------------------|-----------------|-----|
| 1     |                          | 23,09           |     |
| 2     | Ucine                    | 23,31           | 7   |
| ઢ     |                          | 23,28           |     |
| 4     |                          | 34,58           |     |
| 5     | Messing                  | 34,75           | 77. |
| 6     | Messing<br>(regalinipig) | 34,78           |     |
|       |                          |                 |     |

Vergleich der Alominiumplatte und der Messingplatte, je 3 Messugen der Schwingdauer bei 20 Undrehungen. Messingscheibe:

Durchmesser der Scheibe: 110 mm

Masse der Scheibe: 6468

Egoipment

Stoppin Model. TFA Dootman UAT. DR 38.20-6

Provision: 0,015 Ungenavighetti

Wange Modell . Ohaus CS 2000

Prazission: 18 Ungenavighett:

Schieblehre Modell: Mitutogo J. HD S.

benavigheit: 0,05 mm Ungenavigheit:

Aluminium saleibe Prizission: 2 deg

## Aufgabe 4)

| Adose | Schwinngsdaver [5] |   |
|-------|--------------------|---|
|       |                    |   |
| ۰ ۵ ۰ | 44,42              | 0 |

Messingplate Unter 20

## Aufraphe 5)

| Achse | Abstond zum<br>Schwerpunkt [mm] | Schwing daver [5] |
|-------|---------------------------------|-------------------|
| Q.7   | 6,5                             | 44, 68            |
| Cuz   | 1,0                             | 44,73             |
| az    | 1,5                             | 45,10             |
| ory   | 2,0                             | 45,30             |
| as    | 25                              | 47,67             |

Traglicitumomente 5 weiterer Achsen - parallel zur Schwerponktachse. Alle liegen auf einer Geraden. Berechnung über den Steinerschan Satz

## II. Durchführung

#### 2.1. Versuchsaufbau

#### Genauigkeit der Messgeräte

| Gerät       | Präzision       | Ungenauigkeit     |
|-------------|-----------------|-------------------|
| Stoppuhr    | 0,01s           | / / /             |
| Waage       | 1g              | 1g                |
| Schieblehre | $1 \mathrm{mm}$ | $0,05\mathrm{mm}$ |
| Al-Teller   | 2 Grad          | ///               |

Tabelle II.1.: Genauigkeit der benutzen Geräte [TFA, Oha25]

Der Versuch bestand aus 5 Unteraufgaben. Alle diesen der Bestimmung rotatorischer Eigenschaften. Darunter die Bestimmung des Richtmoments und später des Stein'schen Satzes.

## Aufgabe 1) Bestimmung des Richtmomentes

Wir benutzen den Drehtisch und legen die Aluminiumscheibe mit der Grad-Skala drauf. Diese hat eine Befestigung für die Schnurnut. Diese hängt über eine Rolle vom Tisch herunter. An dieser Schnurnut hängt der Massenteller, seine Auslemkung wurde auf 0 Grad gestellt. Dannach wurden die 6 50g Massen an den Teller gehängt und die jeweilige Auslenkung bzw. Rotation dokumentiert. Da die scheibe jedoch mehr als 360 Grad gedreht wird, muss nach Messung vier der Drehtisch selbst wieder gedreht werden, damit die Auslenkung normal möglich ist. Hierfür wurde dann die 200g + Massenteller als 0 Grad gesetzt.

Dabei machen wir vor allem gebrauch von dem Zusammenhang, dass die Gewichtskraft der Massen im Equilibrium, Betragsgleich zur Kraft aus dem Drehmoment ist:

$$F_q \cdot r = m \cdot g \cdot r = -D \cdot \varphi = M. \tag{1}$$

Dabei ist  $F_g$  die Gewichtskraft, die auf die Masse m wirkt, D das Richtmoment der Torsionsfeder, varphi den Auslenkungswinkel der Aluminiumscheibe und M das Drehmoment.

# Aufgabe 2) Bestimmung des Richtmpments via bekanntem Trägheitsmoment

In der zweiten Aufgabe wurde der Alluminumteller mit der regelmäßigen/symmetrischen Messingplatte ausgetauscht. Ihr Drehmoment lässt sich leicht berechnen, da die Formel zur Berechnung bekannt ist; benötigt werden jedoch sein Radius und seine Masse, diese werden gemessen. Anschließend wird der Drehtisch dreimal ohne Messingplatte und drei Mal mit Messingplatte gleichweit ausgelengt und seine Schwindauer für 20 Schwinungen per Hand gestoppt.

#### Aufgabe 3) Schwerpunkt-Bestimmung

In dieser Aufgabe musste ledeglich der Schwerpunkt einer unregelmäßigen Messingscheibe bestimmt werden. Dafür haben wir eine Schneide, auf der die Messingplatte balancierd wird, da wo die Platte (annährend) im Gleichgewicht ist, wird die Schneide auf des Schwerpunktes sein. Hier wird eine Line gezogen. Dies wiederholt man aus einem anderen Winkel ein zweites Mal. Es wird sich ein gezeichnetes Kreuz bilden, an desssen Mittelpunkt zugleich der Schwerpunkt der unregelmäßigen Messingplatte ist.

Trägheitsmoment

## Aufgabe 4 + 5) Steinsch'er Satz

Die letzen zwei Aufgaben dienen dazu, den Stein'schen Satz zu zeigen. Dafür werden auf den unregelmäßigen Messingkörßer 5 weitere Makierungen gesetzt, die auf einer der Geraden auf der Messingplatte liegen. Sie werden all im Abstand von 0,5cm gesetzt, startend vom Schwerpunkt. Es sind nun insgesamt 6 Makierungen auf dem unregelmäßigen Messingkörper.

Nun wird die Messingpaltte auf den Drehtisch fixiert. Das Ziel ist es, für alle Makierungen wieder die Schwingdauer für 20 Schwingungen zu bestimmen. Die Werte für alle Schwingdauern werden dokumentiert und dann die jeweiligen Trägheitsmomente bestimmt.

#### 2.2. Messverfahren

## III. Auswertung

## **Fehlerrechnung**

Für die statistische Auswertung von n Messwerten  $x_i$  werden folgende Größen definiert [Wag25]:

$$\bar{x} = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^{n} x_i$$
 Arithmetisches Mittel (1)

$$\sigma^2 = \frac{1}{n-1} \sum_{i=1}^{n} (x_i - \bar{x})^2$$
 Variation (2)

$$\sigma = \sqrt{\frac{1}{n-1} \sum_{i=1}^{n} (x_i - \bar{x})^2}$$
 Standardabweichung (3)

$$\Delta \bar{x} = \frac{\sigma}{\sqrt{n}} = \sqrt{\frac{1}{n(n-1)} \sum_{i=1}^{n} (\bar{x} - x_i)^2} \quad \text{Fehler des Mittelwerts}$$
 (4)

$$\Delta f = \sqrt{\left(\frac{\partial f}{\partial x}\Delta x\right)^2 + \left(\frac{\partial f}{\partial y}\Delta y\right)^2} \qquad \text{Gauß'sches Fehlerfortpflanzungsgesetz für } f(x,y) \quad (5)$$

$$\Delta f = \sqrt{(\Delta x)^2 + (\Delta y)^2}$$
 Fehler für  $f = x + y$  (6)

$$\Delta f = |a|\Delta x$$
 Fehler für  $f = ax$  (7)

$$\frac{\Delta f}{|f|} = \sqrt{\left(\frac{\Delta x}{x}\right)^2 + \left(\frac{\Delta y}{y}\right)^2} \qquad \text{relativer Fehler für } f = xy \text{ oder } f = x/y \tag{8}$$

$$\sigma = \frac{|a_{lit} - a_{gem}|}{\sqrt{\Delta a_{lit}^2 + \Delta a_{gem}^2}}$$
 Berechnung der signifikanten Abweichung (9)

# 3.1. Bestimmung des Richtmomentes

Kommen wir also nun zur Auswertung der Aufgaben. Dafür Beginnen wir damit, die Werte der Tabelle 1 aus dem Protokoll. Dabei ist x die Winkelauslenkung der Aluminiumscheibe, m hängende Masse, F die Gewichtskraft mit  $|g|=9,81\frac{m}{s^2}$ , die auf die Masse wirkt M das berechnete Drehmoment nach Gleichung 2.1 und  $\Delta M$  seine Ungenauigkeit nach der Gauß'schen Fehlerfortpflanzung:

$$\Delta M = |m| \cdot |g| \cdot \Delta r \tag{10}$$

Dabei definieren die 0g den Startpunkt. 0g ist physikalisch in dem Kontest natürlich unsinnig und meint eigentlich die Startmasse, die hier nur aus dem Massenteller besteht, aber keine zusätzliche Masse. Der Radius der Aliminumplatte entspricht dabei  $r=10,000\pm0,005cm$ , also ist  $\Delta r=0,005$ , was der Ungenauigkeit der Schieblehre entspricht.

| m[g] | $\varphi[^{\circ}]$ | $M [10^{-3}Nm]$ | $\Delta M [10^{-6}Nm]$ |
|------|---------------------|-----------------|------------------------|
| 0    | 0                   |                 |                        |
| 50   | 60                  | 4,9050          | 2,4525                 |
| 100  | 122                 | 9,8100          | 4,9050                 |
| 150  | 180                 | 14,4150         | 7,3575                 |
| 200  | 242                 | 19,6200         | 9,8100                 |
| 250  | 302                 | 24,5250         | 12,2625                |
| 300  | 366                 | 29,4300         | 14,7150                |

Tabelle III.1.: Messungen der Rotationsauslenkung der Aluminumscheibe und die berechneten Drehmomente.

Stellen wir nun Gleichung 1.3 um, so kommen wir auf:

$$D = -\frac{M}{\varphi} \tag{11}$$

Daher plotten wir als nächstes das Drehmoment M gegen den Auslenkungswinkel  $\varphi$  und berechnen seine Steigung m, welche dem Drehmoment entspricht, nach

$$m = \frac{\Delta M}{\Delta \varphi} \tag{12}$$

Dies kann der Abbildung zur Bestimmung des Richtmomentes entnommen werden:

$$m_A = (13)$$

$$m_F = \frac{(24,5290)[Nm]}{(310)[^{\circ}]} = 0,0791$$
 (14)

Dabei ist  $m_A$  die Steigung der Ausgleichsgeraden und  $m_F$  die Steigung der Fehlergeraden, welche über das Min.-Max.-Verfahren bestimmt wurde.  $\Delta \varphi$  sind dabei  $2^{\circ}$ .

# 3.2. Bestimmung des Richtmomentrs über Trägheitsmoment

| Scheibe  | t[s]  | T[s]  | $\bar{T}[s]$ | $\Delta \bar{T}[s]$ |
|----------|-------|-------|--------------|---------------------|
| Keine    | 23,09 | 1,155 | 1,162        | 0,01                |
|          | 23,31 | 1,166 | $=T_1$       |                     |
|          | 23,28 | 1,164 |              |                     |
| Messing- | 34,89 | 1,745 | 1,741        | 0,01                |
| Platte   | 34,75 | 1,738 | $=T_2$       |                     |
|          | 34,78 | 1,739 |              |                     |

Tabelle III.2.: Messungen der Schwingdauer einer regelmäßigen Messingplatte unter 20 Schwingungen.

Den Fehler der der Periodendauer  $\Delta \bar{T}$  wurde über eine Reaktionszeit von 0,2s über Gauß'sche Fehlfortpflanzung berechnet sich der Fehler zu:

$$\Delta \bar{T} = 0,20s \cdot \frac{1}{20} = 0,01s \tag{15}$$

Für die weitere Berechnung brauchen wir die Werte der Messingscheibe:

Durchmesser:  $d_M = 110mm \pm 0,005mm$   $\Rightarrow$  Radius:  $r_M = 55mm \pm 0,0025mm$ Masse:  $m_M = 646g \pm 1g$ 

| Achse | d [mm] | t [s] | I $[kg \cdot m^2]$ |
|-------|--------|-------|--------------------|
| $a_0$ | 0,0    | 44,42 |                    |
| $a_1$ | 0,5    | 44,58 |                    |
| $a_2$ | 1,0    | 44,73 |                    |
| $a_3$ | 1,5    | 45,10 |                    |
| $a_4$ | 2,0    | 45,90 |                    |
| $a_5$ | 2,5    | 47,67 |                    |

Tabelle III.3.: Messung des Trägheitsmomente verschiedener Drehachsen einer unregelmäßigen Messingplatte.

## IV. Disskusion

- 4.1. Zusammenfassung
- 4.2. Disskusion
- 4.3. Kritik

# Abbildungsverzeichnis

| I.1. | Visualisierung de | es Stein' | schen | Satzes |  |  |  |  |      |  |  |  |  |  | 4 |
|------|-------------------|-----------|-------|--------|--|--|--|--|------|--|--|--|--|--|---|
| I.2. | Versuchsskizze    |           |       |        |  |  |  |  | <br> |  |  |  |  |  | Δ |

## **Tabellenverzeichnis**

| I.1.  | Vergleich der Größen in der Translation und Rotation                           | 3  |
|-------|--|----|
| I.1.  | Scheibendrehung  | 7  |
| I.2.  | Trägheitsmoment der regelmäßigen Messingplatte                                 | 7  |
| I.3.  | Trägheitsmoment der unregelmäßigen Messingplatte                               | 7  |
| I.4.  | Schtein'scher Satz   | 7  |
| II.1. | Genauigkeit der benutzen Geräte [TFA, Oha25]                                   | 7  |
| III.1 | .Messungen der Rotationsauslenkung der Aluminumscheibe und die berechneten     |    |
|       | Drehmomente  | 10 |
| III.2 | . Messungen der Schwingdauer einer regelmäßigen Messingplatte unter 20 Schwin- |    |
|       | gungen   | 10 |
| III.3 | . Messung des Trägheitsmomente verschiedener Drehachsen einer unregelmäßigen   |    |
|       | Messingplatte  | 11 |

[Dem 17]

## Literaturverzeichnis

- [Dem17] Jochen Demtröder. Experimentalphysik 2: Elektrizität und Optik. Springer Spektrum, Berlin, Heidelberg, 7 edition, 2017.
- [Oha25] Ohaus. Ohaus cs200, 2025. Zugriff am 5. September 2025.
- [TFA] TFA. Tfa dostmann westheim stoppuhr (kat:nr. 38.2026). Zugriff am 27. August 2025.
- [Wag25] Dr. J. Wagner. Physikalisches Praktikum PAP 1 für Studierende der Physik, pages 4–28. Universität Heidelberg, 2025.