Anfängerpraktikum der Fakultät für Physik, Universität Göttingen

Versuch 3 Pohlscher Resonator

Praktikant/in:

E-Mail:

Betreuer/in: Datum der Durchführung: 13.12.22

Testat:

Inhaltsverzeichnis

1	Einleitung	3
2	Theorie	4
3	Durchführung 3.1 Aufbau 3.2 Experiment 3.2.1 Freie gedämpfte Schwingung 3.2.2 Erzwungene gedämpfte Schwingung	6 7 7 7
4	Auswertung 4.1 Freie Schwingung 4.2 Resonanzkurve der Amplitude 4.3 Phasenverschiebung für die erzwungene Schwingung 4.4 Vergleich der theoretischen und experimentell bestimmten Resonanzfrequenzen	8 9 11
5	Diskussion	14
6	Anhang6.1Theoriekurven Phasenverschiebung6.2Fehlerformeln	16 16 17
Lit	teratur	19

1 Einleitung

Schwingungen spielen eine wichtige Rolle für eine Vielzahl von physikalischen Phänomenen, ob alleinstehend als Pendel in einer Physik-Vorlesung oder als Oszillator in einer Welle bei Naturgewalten wie Tsunamis. Dabei werden für gewöhnlich freie harmonische Schwingungen ohne Dämpfung betrachtet; also solche, bei denen die Schwingungsmasse ausgelenkt wird und danach keiner Reibung unterliegt. In diesem Versuch werden hingegen erzwungene gedämpfte Schwingungen betrachtet. Bei dieser Art Schwingungen treten Resonanzphänomene auf, so beispielsweise die Resonanzkatastrophe, wenn die Erregerfrequenz die Resonanzfrequenz annimmt. Bei mechanischen Schwingungen werden diese Phänomene z.B. beim Brückenbau oder Helikoptern berücksichtigt, sodass die Systeme nicht von innen heraus zerstört werden, wenn Winde die Brücke angreifen oder der Motor des Helikopters seinen Rotor beschleunigt.

Weiter können die für diesen Versuch aufgestellten Differentialgleichungen auch auf elektrische Phänomene erweitert werden. Der Versuch Pohlscher Resonator stellt die Grundlagen dafür auf.

2 Theorie

Die Bewegungsgleichung für ein schwingendes Rad basiert auf der Gleichung für gedämpfte harmonische Oszillatoren. Es muss beachtet werden, dass sich entsprechende Größen von Translationsbewegungen in Größen von Rotationsbewegungen ändern (Trägheitsmoment θ statt der Masse m, u.ä.). [3, S. 165]

$$m \cdot \ddot{x} + r \cdot \dot{x} + k \cdot x = 0 \Longleftrightarrow \theta \ddot{\varphi} + \rho \dot{\varphi} + D\varphi = 0$$
(2.1)

Mit dem Exponential-Ansatz kann diese Differentialgleichung nun gelöst werden, für eine schwache Dämpfung ($\beta < \omega$) gibt dies:

$$\varphi(t) = \varphi_0 e^{-\beta t} \cdot e^{i(\omega_e t - \varphi)} \tag{2.2}$$

mit der Eigenfrequenz nach [3, S. 161]

$$\omega_e = \frac{2\pi}{T} \tag{2.3}$$

und der ungedämpften Eigenfrequenz

$$\omega_0 = \sqrt{(\omega_e)^2 + \beta^2} \tag{2.4}$$

Für das Verhältnis der Amplituden zweier aufeinander folgender Maxima der Schwingung gilt $\frac{x(t+T)}{x(t)} = e^{-\beta T}$, woraus das sogenannte logarithmische Dekrement [3, S. 167] folgt:

$$\Lambda = \ln(\frac{\varphi(t)}{\varphi(t+T)}) = \ln(e^{\beta T}) = \beta T$$
(2.5)

Auch bei erzwungenen Schwingungen kann die Bewegungsgleichung direkt übertragen werden, unter Beachtung der selben Besonderheiten. Dabei ist F die Amplitude einer periodischen, von außen wirkenden Kraft und ω ihre Frequenz. [3, S. 168]

$$m \cdot \ddot{x} + r \cdot \dot{x} + k \cdot x = F \cdot \cos(\omega t) \Longleftrightarrow \theta \ddot{\varphi} + \rho \dot{\varphi} + D\varphi = M \cos(\omega t)$$
(2.6)

Diese inhomogene lineare Differentialgleichung kann nun normiert werden, was folgende Gleichung gibt:

$$\ddot{\varphi} + 2\beta\dot{\varphi} + \omega_0^2\varphi = N\cos(\omega t) \tag{2.7}$$

mit $2\beta := \frac{\rho}{\theta}, \, \omega_0^2 := \frac{D}{\theta}, \, N := \frac{M}{\theta}.$ Mit dem Ansatz $\varphi = \varphi_0 \cdot \cos(\omega t + \phi)$ [1, S. 345] kann die Differentialgleichung gelöst werden:

$$\varphi = \frac{N}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\beta^2 \omega^2}} \cdot \cos\left(\omega t - \arctan\left(\frac{2\beta\omega}{\omega_0^2 - \omega^2}\right)\right)$$
(2.8)

Dabei wird

$$\varphi_0 = \frac{N}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\beta^2 \omega^2}}$$
(2.9)

auch als die Amplitude bezeichnet und

$$\phi = \arctan\left(\frac{2\beta\omega}{\omega_0^2 - \omega^2}\right) \tag{2.10}$$

als Phasenverschiebung. Durch bestimmen des Maximums der Amplitude erhält man für die Resonanzfrequenz:

$$\omega_r = \sqrt{\omega_0^2 - 2\beta^2}.\tag{2.11}$$

3 Durchführung

3.1 Aufbau

Der Pohlsche Resonator besteht aus einem Gestell, in dem ein drehbar gelagertes Kupferrad, das durch eine Spiralfeder in seine Ausgangslage zurückbewegt wird, befestigt ist. Um das Kuperrad ist eine Winkelskala aufgezeichnet, die von 0° bis nach links und rechts jeweils 120° geht. Weiter sitzt auf dem Gestell eine Wirbelstrombremse, die die Schwingung des Rades dämpft, indem durch ein mechanisches Rad der Überstand auf den Kuperdraht eingestellt werden kann. Ein Überstand von 0 mm ist erreicht, wenn sich die Kante des Magnetes exakt an dem Rand des Kupferrades befindet. Die weiteren Überstände und damit Dämpfungen werden relativ zu diesem Nullüberstand eingestellt.

Über den so genannten Anreger ist ein Schrittmotor an dem Kupferrad arretiert. Dieser kann sowohl eine Anregungsfrequenz des Rad initialisieren als auch das Rad - sofern es nicht ohne Zutun passiert - wieder auf seine Nullposition bewegen, welche sich bei etwa 0° befindet. An dem gesamten Versuchsaufbau ist ein Computer angeschlossen, über den die Anregungsfrequenz variiert werden kann und die Auslenkung des Pohlschen Resonators über die Zeit gemessen wird. In das Programm "Pohl" auf dem Computer kann zudem für die Messdaten die Dämpfung der Wirbelstrombremse eingetragen werden. Das hat keinen Effekt auf die Messung. Der beschriebene Aufbau kann anhand der untenstehenden Abbildung 1 nachvollzogen werden.



Abbildung 1: Versuchsaufbau des Pohlschen Resonators nach [2, sec. 24]; das Kuperrad befinde sich in Nullage. Das Programm "Pohl" ist bei Versuchsdurchführung geöffnet.

3.2 Experiment

3.2.1 Freie gedämpfte Schwingung

Der Versuch beginnt mit Starten des Computers und Öffnen des Programmes. Vor jeder Messung muss das Rad in Nullstellung gebracht werden, also die Auslenkung beträgt 0°. Für den ersten Versuch wird der Motor im Messprogramm in Nullposition gebracht. Die Anregungsfrequenz des Motors wird im Programm auf 0 mHz gebracht, also abgeschaltet. Die Messung wird im Anschluss gestartet. Das Kupferrad muss von Hand mind. zweimal durch die Nullstellung des Rades bewegt werden, bevor Messdaten durch den Computer aufgezeichnet werden. Dieses Prozedere ist die Initialisierungsphase der Messelektronik.

Im Anschluss wird das Rad um 120° ausgelenkt und losgelassen. Zeitgleich wird die Messung über das Programm neugestartet, weil kurz nach der Initialisierungsphase Restaufzeichnungen gemacht wurden. Pro Messung werden Daten für fünf Schwingungen genommen. Im Falle starker Dämpfung wird die Messung gestoppt, wenn das Rad aufhört zu schwingen. Dieselbe Messung wird für die Einstellung der Wirbelstrombremse von 0, 4, 6 und 8 mm wiederholt.

3.2.2 Erzwungene gedämpfte Schwingung

In diesem Teil des Versuches wird die Initialisierung der Messelektronik durch den Motor, anstatt per Hand wie in Unterunterabschnitt 3.2.1, vollzogen. Es gibt drei Einstellungen der Wirbelstrombremse: 4, 6, 8 mm. Für jede Dämpfungseinstellung werden Daten für zehn Antriebsfrequenzen von 150 mHz bis 600 mHz in 50-mHz-Schritten genommen. Wie in Unterunterabschnitt 3.2.1 wird nach der Initialisierungsphase die Messung neu gestartet.

Während der Messung wird die Resonanzfrequenz abgeschätzt; das ist diejenige Antriebsfrequenz, für die die Amplituden maximal werden. Um diese abgeschätzte Frequenz herum werden in 5-mHz-Schritten vier Frequenzen - zwei größer und zwei kleiner als die Resonanzfrequenz - bestimmt, für welche die Messungen mit denselben Konfigurationen wiederholt werden. Während dieser gesonderten Messung nah an der Resonanzfrequenz muss die Amplitude sorgfältig beobachtet werden, um eine Resonanzkatastrophe verhindern zu können. Für den Fall, indem die Amplituden ungehindert wachsen, muss die Messung unmittelbar abgebrochen werden.

4 Auswertung

4.1 Freie Schwingung

Es sollen - wegen der Nachvollziehbarkeit - die gemessenen Ausgangswerte aufgelistet werden:

Freie Schwingungen	Periodendauer T in s	Eigenfrequenz ω_e in $\frac{\text{rad}}{\text{s}}$
Messreihe 1, ohne Dämpfung	(2.66 ± 0.022)	(2.36 ± 0.02)
Messreihe 2, 4 mm Dämpfung	(2.64 ± 0.017)	(2.380 ± 0.016)
Messreihe 4, 6 mm Dämpfung	(2.64 ± 0.015)	(2.385 ± 0.014)
Messreihe 5, 8 mm Dämpfung	(2.68 ± 0.03)	(2.344 ± 0.027)

Tabelle 1: Messdaten mit dem Online-Tool "automeris" genommen aus den Diagrammen, die das Programm Pohl ausgegeben hat

Die Punkte der Messreihen wurden mithilfe des online-Tools https://apps.automeris.io/wpd/gemessen.

Den Fehler der Amplitude schätzen wir auf $\sigma_{\varphi} = \pm 0,01^{\circ}$, da die Skala einen Fehler von $\pm 0,1^{\circ}$ gibt, aber das online-Tool genauer ist. Die Periodendauer wurde aus fünf Perioden mit dem gewichteten Mittelwert und zugehörigem Fehler nach Gleichung 6.2 und Gleichung 6.3 über Python bestimmt. Die Eigenfrequenz ergibt sich nach Gleichung 2.3 mit dem Fehler

$$\sigma_{\omega_e} = \sqrt{(\sigma_T)^2 \cdot (\frac{2\pi}{T^2})^2} \tag{4.1}$$

Das logarithmische Dekrement, wie in Tabelle 2, kann nun berechnet werden mit dem Fehler

$$\sigma_{\Lambda} = \sqrt{\sigma_{ln(\varphi(t))}^2 \cdot (1)^2 + \sigma_{ln(\varphi(t+T))}^2 \cdot (1)^2}$$
(4.2)

	log. Dekrement Λ	Dämpfung β in Hz
ohne Dämpfung	$(0,053\pm0,015)$	$(0,020\pm0,006)$
4 mm Dämpfung	$(0, 251 \pm 0, 015)$	$(0,095\pm0,006)$
6 mm Dämpfung	$(0,705\pm0,015)$	$(0, 267 \pm 0, 006)$
8 mm Dämpfung	$(1, 110 \pm 0, 015)$	$(0, 414 \pm 0, 006)$

Tabelle 2: gemitteltes logarithmisches Dekrement und Dämpfungskonstante für freieSchwingungen verschiedener Dämpfungen

Die Dämpfung ist nun die Gleichung 2.5, umgestellt nach β , also

$$\beta = \frac{\Lambda}{T} \tag{4.3}$$

mit dem Fehler

$$\sigma_{\beta} = \sqrt{\sigma_{\Lambda}^2 \left(\frac{1}{T}\right)^2 + \sigma_T^2 \left(-\frac{\Lambda}{T^2}\right)^2} \tag{4.4}$$

Zum Schluss kann man noch die ungedämpfte Eigenfrequenz ω_0 mit Gleichung 2.4 mit untenstehendem Fehler berechnen. Die Ergebnisse sind in Tabelle 3 dargestellt.

$$\sigma_{\omega_0} = \sqrt{\sigma_{\omega_e}^2 \left(\frac{1}{2}(\omega_e^2 + \beta^2)^{-\frac{1}{2}} \cdot 2\omega_e\right)^2 + \sigma_\beta^2 \left(\frac{1}{2}(\omega_e^2 + \beta^2)^{-\frac{1}{2}} \cdot 2\beta\right)^2}$$
(4.5)

	ungedämpf. Eigenfreq. ω_0 in $\frac{\text{rad}}{\text{s}}$	ω_0 in Hz
ohne Dämpfung	$(2, 36 \pm 0, 02)$	$(0,376\pm0,004)$
4 mm Dämpfung	$(2, 382 \pm 0, 016)$	$(0, 379 \pm 0, 003)$
6 mm Dämpfung	$(2,395\pm0,014)$	$(0, 381 \pm 0, 003)$
8 mm Dämpfung	$(2,386 \pm 0,027)$	$(0, 380 \pm 0, 005)$

Tabelle 3: ungedämpfte Eigenfrequenz ω_0 , berechnet mit ω_e und β aus Tabelle 2; die Umrechnung in Hz erfolgt durch Teilen durch 2π

Man erkennt in Tabelle 1 und Tabelle 3 sofort, das ω_0 ohne Dämpfung der Eigenfrequenz ω_e für keine Dämpfung entspricht.

4.2 Resonanzkurve der Amplitude

In Abbildung 2 sind die Messdaten aufgetragen, sowie per Python mit Optimize drei Funktionen geplottet anhand der Messdaten mit der Funktion

$$\varphi_0 = \frac{N}{\omega_0^2 \cdot \sqrt{(1 - x^2)^2 + \frac{4\beta^2}{\omega_0^2} \cdot x^2}}$$
(4.6)

wobei $x = \frac{\omega}{\omega_0}$, für die entsprechende Normierung der X-Achse. Dabei wurden die Werte N, β und ω_0 als variable Parameter in der Optimize-Funktion angegeben.



Abbildung 2: Messpunkte des Versuchs, Winkelbeschleunigung ω aufgetragen gegen die Amplitude $\varphi_0(\omega)$, sowie Fit-Funktionen der Messpunkte, X-Achse normiert mit ω_0 , Y-Achse normiert mit $\varphi_0(0)$

Für den Fit in Abbildung 2 gab dies folgende Werte:

Dämpfung	N	β	ω_0
4mm	0,948	0,0191	0,3770
$6\mathrm{mm}$	0,713	0,0342	0,3238
$8\mathrm{mm}$	154, 511	-0,8554	-4,8533

Tabelle 4: Angaben des optimierten Fit für die Amplituden; ohne Fehlerangabe, da diese Python-Funktion keinen Fehler angibt

4.3 Phasenverschiebung für die erzwungene Schwingung



Abbildung 3: Fit für Werte der Phasenverschiebung; abgelesen mit dem Online-Tool "automeris", indem der Abstand der monoton steigenden Nullstelle der Funktion $\varphi(\omega)$ zu dem Nulldurchgang des Exzenters in den Graphen aus "Pohl"bestimmt wurde

In Abbildung 3 wurde die Phasenverschiebung von dem Nulldurchgang des Antriebsmotors zum Nulldurchgang des Kupferrades gegen die Antriebsfrequenz aufgetragen. Die Graphen wurden mit der Fitfunktion

$$\phi(x) = \arctan\left(\frac{2 \cdot \frac{\beta}{\omega_0} \cdot x}{1 - x^2}\right) \tag{4.7}$$

erstellt, wobei x der Normierung der x-Achse durch $\frac{\omega}{\omega_0}$ entspricht und die Parameter β und ω_0 variabel sind.

Die Fitparameter sind:

Dämpfung	$eta_{ m Fit}$	$\omega_{0{ m Fit}}$	$\frac{\beta_{\rm Fit}}{\omega_{0\rm Fit}}$
4mm	216, 22	2325, 59	0,093
$6 \mathrm{mm}$	46, 48	358,05	0,130
$8\mathrm{mm}$	2399,68	11402,90	0,210

Tabelle 5: Angaben des optimierten Fit für die Phasenverschiebung; ohne Fehlerangabe, da diese Python-Funktion keinen sinnvollen Fehler angibt

Schaut man sich die Fitfunktion an, fällt auf, dass man β und ω_0 erweitern kann, da sie in einem Bruch stehen. Das Verhältnis der Fitparameter β zu ω_0 gibt einen Vergleichswert, um den Wert der Fits mit den Theoriewerten abzugleichen.

Der Fehler in x-Richtung wurde mit

$$\sigma_x = \sqrt{\sigma_{\omega_0}^2 \cdot \left(-\frac{\omega}{\omega_0^2}\right)^2} \tag{4.8}$$

berechnet, der in y-Richtung mit

$$\sigma_{\phi} = \sqrt{\sigma_T^2 \left(-\frac{2 \cdot \phi_{\text{gem}}}{T^2}\right)^2 + \sigma_{\phi_{\text{gem}}}^2 \left(\frac{2}{T}\right)^2}.$$
(4.9)

Dabei gilt $\sigma_T = \sigma_{\phi_{\text{gem}}} = 0,02$, da diese Größen mit dem Online-Tool gemessen wurden. Für dieses haben wir einen Fehler von $\sigma_t = 0,01$ veranschlagt. Da die Werte für die Phasenverschiebung und die Periodendauer über eine Differenz der Zeiten und damit zwei Werten berechnet werden, verdoppelt sich der Fehler.

Ungünstigerweise wurde für diesen Fit zunächst der zeitliche Abstand von dem Nulldurchgang des Exzenters zum nächsten Maximum der Funktion $\varphi(\omega)$, also eine Cosinus-Funktion, bestimmt. Zur Umrechnung in den Abstand der schwarzen Linie zu der monoton steigenden Nullstelle der Funktion wurde für nächste Maxima rechts von dem Nulldurchgang des Exzenters $\frac{T}{4}$ von der falsch gemessenen Phasenverschiebung abgezogen; für solche links von dem Nulldurchgang des Exzenters wurde $\frac{3}{4}T$ addiert. Das macht aber effektiv keinen Unterschied, zumal in der Fehlerformel sich das T in den zusätzlichen Summanden rauskürzt und der konstante Term beim partiellen Ableiten wegfällt.

4.4 Vergleich der theoretischen und experimentell bestimmten Resonanzfrequenzen

Ließt man nun aus dem Plot die Resonanzfrequenzen ab, ergibt sich:

Dämpfung	ω_{rtheo} in Hz	ω_{rexp} in Hz
$4 \mathrm{mm}$	$0,378\pm0,005$	$0,376\pm0,004$
$6 \mathrm{mm}$	$0,376\pm0,005$	$0,319\pm0,004$
$8 \mathrm{mm}$	$0,368 \pm 0.009$	$-4,71 \pm 0,05$

Tabelle 6: Vergleich von der theoretisch erwarteten Resonanzfrequenz ω_{rtheo} , bestimmt aus ω_0 aus Tabelle 3 und β aus Tabelle 2, und der experimentellen Resonanzfrequenz, bestimmt aus den Fit-Kurven aus Abbildung 2 durch ablesen der Maxima über das Online-Tool Automeris und multiplizieren mit ω_0 der optimierten Fit-Funktion aus Abbildung 2

Der Fehler für ω_{rexp} berechnet sich dabei über Gleichung 6.5 durch:

$$\sigma_{\omega_r} = \sqrt{\sigma_x^2 \cdot \omega_0^2} \tag{4.10}$$

mit x = abgelesener Wert aus der Funktion und $\sigma_x =$ der entsprechende Fehler.

5 Diskussion

Zunächst fällt auf, das die theoretisch bestimmte Resonanzfrequenz im erwarteten Bereich liegt, was sich auch an den engeren Messpunkten um die Maxima in Abbildung 2 bestätigt. Es fällt auch auf, dass bei den optimierten Fits in Abbildung 2 sehr unerwartete Werte für N, β und ω_0 herauskommen. Besonders bei der 8mm Dämpfung liegen die Werte sehr weit entfernt von den anderen und den erwarteten Werten. Beim Vergleich der theoretischen mit den experimentellen Resonanzfrequenzen fallen drastische Unterschiede zwischen den verschiedenen Dämpfungen auf. Die Werte für eine Dämpfung von 4 mm liegen noch im 1- σ -Intervall voneinander, bei 6mm Dämpfung ist der theoretische Wert im 15- σ -Intervall des experimentellen Werts, und andersherum ergibt sich ein 12- σ -Intervall. Der größte Unterschied liegt bei der 8 mm Dämpfung vor, hier befindet sich der experimentelle Wert in einem 565- σ -Intervall des theoretischen, und in einem 102- σ -Intervall für die andere Richtung. Dabei ist besonders ungewöhnlich, dass bei der 8 mm Dämpfung β und ω_0 negativ sind und N besonders groß ist.

Als Vergleichswert für die Phasenverschiebung aus Unterabschnitt 4.3 dient der Quotient $\frac{\beta}{\omega_0}$, welcher einheitenlos ist. Führt man den Quotienten nun für die Theoriewerte aus Tabelle 2 und Tabelle 3 aus, erhält man in Tabelle 7:

Dämpfung	$rac{eta_{ ext{theo}}}{\omega_{0 ext{theo}}}$	$\frac{\beta_{\rm Fit}}{\omega_{0\rm Fit}}$	Fehlerumgebung
4 mm	$(0,251\pm0,016)$	0,093	$10-\sigma$
6 mm	$(0,701\pm0,017)$	0,130	$34-\sigma$
$8 \mathrm{mm}$	$(1,090\pm0,022)$	0,210	$40-\sigma$

Tabelle 7: Quotienten aus β und ω_0 ; die Fehlerumgebung gibt die Zahl der Sigma-Intervalle von $\frac{\beta_{\text{theo}}}{\omega_{0 \text{theo}}}$ an, in denen $\frac{\beta_{\text{Fit}}}{\omega_{0 \text{Fit}}}$ liegen

Der Trend, dass die Fehler für steigende Dämpfung zunehmen, setzt sich also auch bei der Messung und dem Plot der Phasenverschiebung fort. Dabei fällt auf, dass die Quotienten aus den Fitwerten allesamt kleiner sind als die Quotienten der Theoriewerte. Daraus kann man schließen, dass die Fitwerte für die Dämpfung allesamt zu klein im Vergleich zu den Theoriewerten sind. Das geht auch aus den Theoriekurven für die Phasenverschiebung aus Abbildung 4 hervor, da die Kurven mit steigender Dämpfung zunehmend abflachen. In den Fits aus Abbildung 3 sind die Kurven hingegen deutlich spitzer für die Messwerte aus allen Dämpfungen.

Ein mögliche Grund für Fehler, oder stärkere Auswirkungen anderer Fehler könnte die sehr klein eingestellte Amplitude des Antriebsmotors sein. Bei sehr niedrigen und sehr hohen Frequenzen stellte sich deswegen keine gleichmäßige Schwingung ein, und auch bei starker Dämpfung gab es immer wieder Unregelmäßigkeiten auf den Messdaten. Außerdem gab es während des Experiments ein Problem mit dem Programm "Pohl": es wurden Messdaten aufgezeichnet, jedoch stieg oder viel die Amplitude mit jeder Schwingung ein Stück in eine Richtung gegen $\pm \infty$. Dies wurde beim Ablesen der Messdaten beachtet, könnte aber dennoch ein Hinweis auf ein technisches Problem des Programms sein.

6 Anhang

6.1 Theoriekurven Phasenverschiebung



Abbildung 4: Theorietische Kurven für Phasenverschiebung; berechnet aus β und ω_0 mit Gleichung 2.10

6.2 Fehlerformeln

Formeln für die Fehlerrechnung und lineare Regression:

Mittelwert (Bestwert, für den die quadratischen Abweichungen minimal werden); wird verwendet, um verschiedene Werte für **dieselbe** gemessene Größe zu mitteln:

$$\tilde{x} = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^{n} x_i \tag{6.1}$$

Gewichteter Mittelwert; wird verwendet, um durch Mitteln der Ergebnisse mehrerer Messvorgänge, abhängig von unterschiedlichen Variablen, eine Größe zu bestimmen:

$$\bar{x} = \frac{\sum\limits_{i}^{\frac{x_i}{\sigma_i^2}}}{\sum\limits_{i}^{\frac{1}{\sigma_i^2}}}$$
(6.2)

Fehler des gewichteten Mittelwertes:

$$\sigma = \sqrt{\frac{1}{\sum_{i} \frac{1}{\sigma_i^2}}} \tag{6.3}$$

Gesamtfehler: der Gesamtfehler ist eine Möglichkeit, den statistischen und systematischen Fehler in der Formel zu verbinden und auf einen Fehler zu berechnen; der systematische Fehler ist ein Fehler, der sich beispielsweise durch eine falsche Messkalibrierung durch einen gesamten Versuch, auch bei Wiederholung desselben Experimentes, durchzieht. Der statistische Fehler ist ein zufälliger Fehler, der durch ungenaues Ablesen oder Zufälligkeiten um Versuchsaufbau entsteht:

$$\sigma_{ges} = \sqrt{\sigma_{sys}^2 + \sigma_{stat}^2} \tag{6.4}$$

Fehlerfortpflanzung; die zu berechnende Größe f, die von den zu bestimmenden Größen A und B abhängt, kann um weitere Variablen C, D, E usw. ergänzt werden, wenn sich die Formel so gestaltet; die Fehler für weitere Variablen werden nach derselben Logik unter der Wurzel hinzugefügt; wurde sie verwendet, wurden die jeweiligen Größen und Ableitungen in die Formel eingesetzt:

$$\sigma_f = \sqrt{(\sigma_A(\frac{\partial f}{\partial A}))^2 + (\sigma_B(\frac{\partial f}{\partial B}))^2} \tag{6.5}$$

Lineare Regression; die Steigung m und der Achsenabschnitt b den linearen Fits werden - wenn benutzt - durch ein Skript in Python berechnet:

$$m = \frac{n \sum x_i y_i - \sum x_i \sum y_i}{n \sum x_i^2 - (\sum x_i)^2}$$
(6.6)

$$b = \frac{\sum x_i^2 \sum y_i - \sum x_i \sum x_i y_i}{n \sum x_i^2 - (\sum x_i)^2}$$
(6.7)

Fehler für die Fitwerte der linearen Regression:

$$\sigma_m^2 = \frac{n \sum (y_i - b - mx_i)^2}{(n-2)(n \sum x_i^2 - (\sum x_i)^2)}$$
(6.8)

$$\sigma_b^2 = \frac{\sum x_i^2 \sum (y_i - b - mx_i)^2}{(n-2)(n \sum x_i^2 - (\sum x_i)^2)}$$
(6.9)

Literatur

- [1] W. Demtröder. *Experimentalphysik 1 Mechanik und Wärme*. Springer Spektrum, 8. edition, 2018.
- [2] Lehrportal Uni Göttingen. Praktikum zu experimentalphysik i: 3 pohlscher resonator, 2020. https://www.youtube.com/watch?v=0WBbdhF9-I4, last access: 2022-12-12.
- [3] Gerhard Steiner Paul Wagner, Georg Reischl. *Einführung in die Physik*. Facultas Verlags- und Buchhandel AG, 4. edition, 2020.

Abbildungsverzeichnis

1	Versuchsaufbau des Pohlschen Resonators nach [2, sec. 24]; das Kuper-	
	rad befinde sich in Nulllage. Das Programm "Pohl" ist bei Versuchs-	
	durchführung geöffnet	6
2	Messpunkte des Versuchs, Winkelbeschleunigung ω aufgetragen gegen die	
	Amplitude $\varphi_0(\omega)$, sowie Fit-Funktionen der Messpunkte, X-Achse nor-	
	miert mit ω_0 , Y-Achse normiert mit $\varphi_0(0)$	10
3	Fit für Werte der Phasenverschiebung; abgelesen mit dem Online-Tool	
	"automeris", indem der Abstand der monoton steigenden Nullstelle der	
	Function $\varphi(\omega)$ zu dem Nulldurchgang des Exzenters in den Graphen aus	
	"Pohl"bestimmt wurde	11
4	Theorietische Kurven für Phasenverschiebung; berechnet aus β und ω_0	
	mit Gleichung 2.10	16