VERSUCH 103

Biegung elastischer Stäbe

Tabea Hacheney tabea.hacheney@tu-dortmund.de

Bastian Schuchardt bastian.schuchardt@tu-dortmund.de

Durchführung: 21.12.2021 Abgabe: 11.01.2022

TU Dortmund – Fakultät Physik

Inhaltsverzeichnis

| 1 | Zielsetzi | ing | 3 | | |
|-----------------------|--|--|------------------------------|--|--|
| 2 | Theorie | | 3 | | |
| 3 | Durchführung 3.1 Einseitige Einspannung 3.2 Beidseitige Einspannung | | | | |
| 4 | 4.1. 4.2 Bes 4.2. 4.2. | chenträgheitsmoment und Dichte 1 Dichte | 5 6 6 8 10 10 | | |
| 5 | Diskussio | on | 15 | | |
| 6 Originale Messwerte | | | 16 | | |
| Lit | iteratur 18 | | | | |

1 Zielsetzung

In diesem Versuch soll der Elastizitätsmodul durch Biegen von Stäben unterschiedlicher Metalle und Legierungen bestimmt werden.

2 Theorie

Der Elastizitätsmodul E ist eine materialabhängige Konstante, die die Gestaltsänderung eines Körpers unter einer Normalpannung σ beschreibt. Durch die aus der Normalpannung entstehende Längenänderung ΔL lässt sich mit dem Hookschen Gesetz der Zusammenhang

$$\sigma = E \cdot \frac{\Delta L}{L} \tag{1}$$

aufstellen. Bei der Biegungen von Stäben wirkt ein äußeres Drehmoment, das die oberen Schichten des Stabs dehnt und die unteren Schichten staucht. In der Mitte des Stabs befindet sich die so genannte neutrale Faser, die aufgrund des Kräftegleichgewichts in ihrer Länge unverändert bleibt. Die Stab kann sich so weit biegen bis das innere und das äußere Drehmoment gleich ist. Die Drehmomente sind durch

$$M_{\rm F} = F(L-x)$$

$$M_{\sigma} = \int_{O} y \sigma(y) \mathrm{dq}$$

gegeben. Q ist dabei der Querschnitt des Stabs und y der Abstand des Flächenelements de zur neutralen Faser. Durch längere mathematische Vorüberlegungen ergibt sich für einen einseitig eingespannten Stab für die Durchbiegung

$$D(x) = \frac{F}{2EI} \cdot \left(Lx^2 - \frac{x^3}{3}\right). \tag{2}$$

Dabei ist x die Entfernung des Messpunktes zum Einspannpunkt, I das Flächenträgheitsmoment und L die Länge des Stabs. Wenn der Stab beidseitig eingespannt ist und die Kraft in der Mitte des Stabs wirkt, ergibt sich für $0 \le x \le L/2$

$$D(x) = \frac{F}{48EI} \cdot \left(3L^2x - 4x^3\right). \tag{3}$$

Für $L/2 \le x \le L$ ergibt sich

$$D(x) = \frac{F}{48EI} \cdot \left(4x^3 - 12Lx^2 + 9L^2x - L^3\right). \tag{4}$$

Das Flächenträgheitsmoment eines Stabs mit quadratischen Querschnitt und der Seitenlänge a ist durch

$$I_{\square} = \frac{a^4}{12} \tag{5}$$

gegeben [2]. Das Flächenträgheitsmoment eines Stabs mit quadratischen Querschnitt und Durchmesser d ist durch

$$I_{\bigcirc} = \frac{\pi d^4}{64} \tag{6}$$

gegeben [2].

3 Durchführung

3.1 Einseitige Einspannung

Mit Hilfe dem in Abbildung 1 gezeigten Versuchsaufbaus lässt sich der Elasitiztätsmodul bestimmen. Dabei werden zwei Stäbe mit kreisförmigen und quadratischen Querschnitt in die Apparatur einseitig bei A eingespannt und mit einem am Stabende befestigten Gewicht gebogen. Die Auslenkung des Stabs an einem Punkt wird mit einer Messuhr bestimmt. Die Messuhr lässt sich entlang der Apparatur verschieben und die Entfernung vom Einspannpunkt ist oben auf der Apparatur anhand einer Längenskala ab zu lesen.

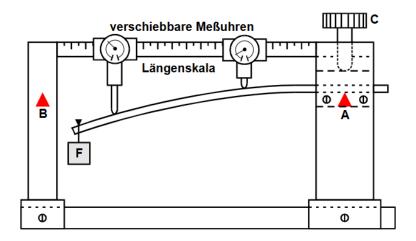


Abbildung 1: Schematische Aufbau der Apparatur [1].

Da nicht davon ausgegangen werden kann, dass die Stäbe komplett gerade sind, wird eine Nullmessung durchgeführt, um die tatsächliche Biegung zu bestimmen.

3.2 Beidseitige Einspannung

Nun werden die Stäbe nacheinander bei A und bei B eingespannt und das Gewicht in der Mitte des Stabs befestigt. Es wird dabei wieder eine Nullmessung durchgeführt. Bei der Messung ist zu beachten, dass beide Messuhren verwendet werden, da die Befestigung der Masse die Bewegung der Messuhr über die Mitte nicht zulässt.

4 Auswertung

4.1 Flächenträgheitsmoment und Dichte

Zur Bestimmung des Flächenträgheitsmoments und der Dichte des Stabes wurden für Masse, Durchmesser und Länge mehrere Werte von jeweils einem runden und einem eckigen Stab notiert. Diese lassen sich in Tabelle 1 und Tabelle 2 finden.

Tabelle 1: Messdaten des runden Stabes

| Masse/kg | Radius/m | Länge/m |
|------------|----------|-----------|
| 0,4120 | 0,005 | 0,592 |
| $0,\!4119$ | 0,005 | $0,\!593$ |
| $0,\!4120$ | 0,005 | $0,\!592$ |
| $0,\!4124$ | 0,005 | $0,\!593$ |
| $0,\!4123$ | 0,005 | $0,\!591$ |

Die folgenden Mittelwerte und Standardabweichungen der Werte wurden mittels Python bestimmt.

Masse des runden Stabs: $m_{\odot} = 0{,}41212 \pm 0{,}00019\,\mathrm{kg}$

Radius des runden Stabs: $r_{\odot}=0{,}0050\pm0\,\mathrm{m}$ Länge des runden Stabs: $l_{\odot}=0{,}5922\pm0{,}0007\,\mathrm{m}$

Tabelle 2: Messdaten des eckigen Stabes

| Masse/kg | Durchmesser/m | Länge/m |
|------------|---------------|-----------|
| 0,5357 | 0,01 | 0,602 |
| 0,5359 | 0,01 | 0,601 |
| $0,\!5360$ | 0,01 | 0,602 |
| $0,\!5360$ | 0,01 | 0,601 |
| $0,\!5360$ | 0,01 | $0,\!602$ |

Masse des eckigen Stabs: $m_{\square}=0.53592\pm0.00012\,\mathrm{kg}$ Durchmesser des eckigen Stabs: $r_{\square}=0.0100\pm0\,\mathrm{m}$ Länge des eckigen Stabs: $l_{\square}=0.6016\pm0.0005\,\mathrm{m}$

4.1.1 Dichte

Die Dichte eines Zylinders bestimmt sich zu: $\rho_{\odot} = \frac{m}{r^2 \pi l}$. Somit ergibt sich mit den Messwerten die Dichte des Zylinders zu $\rho_{\odot} = 8860 \pm 11 \, \frac{\mathrm{kg}}{\mathrm{m}^3}$.

Die Dichte eines Quader bestimmt sich zu: $\rho_{\square} = \frac{m}{d^2 l}$. Somit ergibt sich mit den Messwerten die Dichte des Quaders zu $\rho_{\square} = 8908 \pm 8 \, \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$.

Der Dichte nach zu urteilen, könnte es sich bei dem Material der Stäbe um Kupfer handeln, was sich durch das visuelle Erscheinungsbild bestätigen lässt. Somit haben die Stäbe einen Literaturwert für den Elastizitätsmodul von $E_{\rm lit}=100$ bis $130\cdot 10^9 \frac{\rm N}{m^2}[3]$.

4.1.2 Flächenträgheitsmoment

Mit der Gleichung 5 ergibt sich für den eckigen Stab das Flächenträgheitsmoment $I_{\square}=8,333\cdot 10^{-10}\,\mathrm{m}^4$ und mit Gleichung 6 für den runden Stab das Flächenträgheitsmoment $I_{\bigcirc}=4,909\cdot 10^{-10}\,\mathrm{m}^4$.

4.2 Bestimmung des Elastizitätsmoduls mithilfe einseitiger Einspannung

4.2.1 Runder Stab

Der Stab wurde für diesen Versuch einseitig eingespannt und die restliche Länge des Stabes sechs Mal gemessen und gemittelt:

Tabelle 3: Restliche Länge des Stabes nach Einspannen

| Länge/m |
|-----------|
| 0,481 |
| 0,480 |
| 0,479 |
| $0,\!480$ |
| $0,\!478$ |
| $0,\!480$ |
| |

Somit ergibt sich für die Länge $L = 0.4797 \pm 0.0009 \,\mathrm{m}$.

Für die Messung wurde ein Gewicht verwendet, das mehrfach gewogen wurde. Die Messwerte befinden sich in Tabelle 4.

Tabelle 4: Verwendetes Gewicht für die einseitige Spannung des runden Stabs

| Gewicht/kg |
|------------|
| 0,4511 |
| 0,4515 |
| $0,\!4515$ |
| 0,4511 |
| 0,4513 |

Somit ergibt sich für das Gewicht die Masse $m = 0.4513 \pm 0.0002$ kg.

Es wurde zunächst eine Messung ohne Gewicht durchgeführt, um mögliche Verbiegungen des Stabes zu erkennen. Danach wurde eine Messung mit dem Gewicht durchgeführt. Daraus wurde dann die tatsächliche Auslenkung bestimmt. In den folgenden Versuchen wird das gleiche Schema verwendet. Die Werte zu der ersten Messreihe lassen sich in Tabelle 5 finden.

Tabelle 5: Auslenkung des runden Stabes bei einseitiger Einspannung

| x/mm | $D_0(x)/mm$ | $D_m(x)/mm$ | D(x)/mm |
|-----------------|-------------|-------------|---------|
| 30 | 0,040 | 0,050 | 0,010 |
| 60 | 0,050 | $0,\!150$ | 0,100 |
| 90 | $0,\!150$ | $0,\!350$ | 0,200 |
| 120 | $0,\!295$ | 0,630 | 0,335 |
| 150 | $0,\!520$ | 0,990 | 0,470 |
| 180 | 0,740 | 1,410 | 0,670 |
| 210 | 0,960 | 1,830 | 0,870 |
| 240 | 1,260 | $2,\!245$ | 0,985 |
| 270 | 1,530 | 2,750 | 1,220 |
| 300 | 1,825 | 3,290 | 1,465 |
| 330 | 2,190 | 3,850 | 1,660 |
| 360 | $2,\!505$ | 4,180 | 1,675 |
| 390 | 2,880 | 4,760 | 1,880 |
| 420 | 3,360 | 5,370 | 2,010 |
| 450 | 3,710 | 6,160 | 2,450 |

Hierbei ist x die Entfernung zur Einspannung, $D_0(x)$ die Auslenkung des Stabes ohne Gewicht, $D_m(x)$ die Auslenkung des Stabes mit Gewicht und D(x) die tatsächliche Auslenkung. Ein negativer Wert für D_0 steht für eine Auslenkung nach oben und ein positiver Wert für eine Auslenkung nach unten.

Zur Berechnung des Elastizitätsmoduls E wird D(x) nun gegen $\left(Lx^2 - \frac{x^3}{3}\right)$ aufgetragen und eine Ausgleichsrechnung mittels Python durchgeführt. Dieser Zusammenhang lässt sich in Gleichung 2 ablesen.

Die Ausgleichsrechnung ergibt für diese Messreihe einen Wert für den Elastizitätsmodul von $E_1=(120.3\pm3.285)\cdot10^9\frac{\rm N}{m^2}$. Der passende Plot dazu ist Abbildung 2.

Messdaten für den runden Stab bei einseitiger Einspannung Theoriekurve für E = 1.203e + 110.0025 Messwerte σ -Umgebung 0.0020 0.00150.0010 0.0005 0.0000 0.0005 0.0010 0.0015 0.0020 0.0000 0.0025 $\left(L\cdot x^2 - \frac{x^3}{3}\right)$ /m

Abbildung 2: Ausgleichsrechnung für das E-Modul des runden Stabs bei einseitiger Einspannung

4.2.2 Eckiger Stab

Der Stab wurde wie auch der runde einseitig eingespannt und die restliche Länge des Stabes fünf Mal gemessen und gemittelt:

Tabelle 6: Restliche Länge des Stabes nach Einspannen

| Länge/m |
|-----------|
| 0,488 |
| 0,489 |
| $0,\!488$ |
| 0,489 |
| 0,487 |

Somit ergibt sich für Die Länge $L = 0.4882 \pm 0.0007 \,\mathrm{m}$.

Für die Messung wurde wieder ein Gewicht verwendet, das mehrfach gewogen wurde. Die Messwerte finden sich in Tabelle 7.

Somit ergibt sich für das Gewicht die Masse $m = 0.6529 \pm 0.0000$ kg.

Es wurde wie bei dem runden Stab vorgegangen. Die Werte dazu lassen sich in Tabelle 8

Tabelle 7: Verwendetes Gewicht für die einseitige Spannung des eckigen Stabs

| Gewicht/kg |
|------------|
| 0,6529 |
| $0,\!6529$ |
| $0,\!6529$ |
| $0,\!6528$ |
| 0,6528 |

finden.

Tabelle 8: Auslenkung des eckigen Stabes bei einseitiger Einspannung

| x/mm | $D_0(x)/mm$ | $D_m(x)/mm$ | D(x)/mm |
|------|-------------|-------------|-----------|
| 30 | 0,300 | 0,330 | 0,030 |
| 60 | 0,340 | $0,\!420$ | 0,080 |
| 90 | 0,400 | $0,\!550$ | $0,\!150$ |
| 120 | $0,\!470$ | 0,750 | $0,\!280$ |
| 150 | 0,610 | 1,000 | $0,\!390$ |
| 180 | 0,780 | 1,340 | $0,\!560$ |
| 210 | 0,850 | 1,550 | 0,700 |
| 240 | 0,970 | 1,840 | $0,\!870$ |
| 270 | 1,080 | 2,130 | 1,050 |
| 300 | 1,190 | 2,470 | 1,280 |
| 330 | 1,310 | 2,780 | $1,\!470$ |
| 360 | 1,420 | 3,120 | 1,700 |
| 390 | 1,620 | 3,530 | 1,910 |
| 420 | 1,840 | 4,000 | 2,160 |
| 450 | $2,\!270$ | 4,430 | 2,160 |

Für die Messreih mit dem eckigen Stab ergibt dies einen Wert für den Elastizitätsmodul von $E_2=(110.8\pm 1.753)\cdot 10^9 \frac{\rm N}{m^2}$. Der passende Plot dazu ist Abbildung 3.

Messdaten für den eckigen Stab bei einseitiger Einspannung Theoriekurve für E = 1.108e + 110.0025Messwerte σ -Umgebung 0.0020 0.00150.0010 0.0005 0.0000 0.0005 0.0010 0.0015 0.0020 0.0025 0.0000 $\left(L\cdot x^2 - \frac{x^3}{3}\right)$ /m

Abbildung 3: Ausgleichsrechnung für das E-Modul des eckigen Stabs bei einseitiger Einspannung

4.3 Bestimmung des Elastizitätsmoduls mithilfe beidseitiger Einspannung

4.3.1 Runder Stab

Der Stab wurde für diesen Versuch beidseitig eingespannt und die Länge zwischen den Einspannungen fünf Mal gemessen und gemittelt:

Tabelle 9: Länge des runden Stabes zwischen den Einspannungen

| Länge/m |
|-----------|
| 0,554 |
| $0,\!553$ |
| $0,\!553$ |
| $0,\!554$ |
| $0,\!553$ |

Somit ergibt sich für die Länge $L=0.5534\pm0.0005\,\mathrm{m}$.

Für die Messung wurde ein Gewicht verwendet, das mehrfach gewogen wurde. Die Messwerte finden sich in Tabelle 10.

Somit ergibt sich für das Gewicht die Masse $m=1,4534\pm0,0001\,\mathrm{kg}$.

Tabelle 10: Verwendetes Gewicht für die beidseitige Einspannung des runden Stabs

| Gewicht/kg |
|------------|
| 1,4535 |
| 1,4534 |
| 1,4534 |
| 1,4534 |
| 1,4533 |
| |

Es wurde wie bei den anderen Versuchen vorgegangen. Die Werte dazu lassen sich in Tabelle 11 finden.

Tabelle 11: Auslenkung des runden Stabes bei beidseitiger Einspannung

| x/mm | $D_0(x)/mm$ | $D_m(x)/mm$ | D(x)/mm |
|------|-------------|-------------|-----------|
| 30 | -0,250 | -0,090 | 0,160 |
| 60 | -0,340 | -0,070 | $0,\!270$ |
| 90 | -0,380 | 0,000 | $0,\!380$ |
| 120 | -0,360 | $0,\!120$ | $0,\!480$ |
| 150 | -0,290 | $0,\!265$ | $0,\!555$ |
| 180 | -0,270 | 0,410 | 0,680 |
| 210 | -0,280 | $0,\!490$ | 0,770 |
| 240 | -0,210 | $0,\!510$ | 0,720 |
| 270 | -0,140 | $0,\!520$ | 0,660 |
| 300 | -0,060 | $0,\!540$ | 0,600 |
| 330 | 0,040 | $0,\!550$ | $0,\!510$ |
| 360 | 0,080 | $0,\!550$ | $0,\!470$ |
| 390 | $0,\!170$ | $0,\!560$ | $0,\!390$ |
| 420 | $0,\!250$ | $0,\!560$ | 0,310 |
| 450 | $0,\!320$ | $0,\!520$ | 0,200 |
| 480 | 0,400 | $0,\!520$ | 0,120 |
| 510 | $0,\!420$ | $0,\!470$ | 0,050 |
| 540 | 0,330 | 0,380 | 0,050 |

Hierbei ist x die Entfernung zu der rechten eingespannten Seite des Stabes, $D_0(x)$ die Auslenkung des Stabes ohne Gewicht, $D_m(x)$ die Auslenkung des Stabes mit Gewicht und D(x) die tatsächliche Auslenkung. Ein negativer Wert für D_0 steht für eine Auslenkung nach oben und ein positiver Wert für eine Auslenkung nach unten. Das Gewicht wurde diesmal nicht am Ende des Stabes, sondern mittig bei $x=27,5\,\mathrm{cm}$ aufgehangen.

Zur Berechnung des Elastizitätsmoduls E wird D(x) nun gegen $\left(3L^2x-4x^3\right)$ und $\left(4x^3-12Lx^2+9L^2x-L^3\right)$ aufgetragen und eine Ausgleichsrechnung mittels Python durchgeführt. Der Zusammenhang lässt sich an Gleichung 3 und Gleichung 4 ablesen.

Im Bereich von $0 \le x \le L/2$ wird Gleichung 3 verwendet und im Bereich $L/2 \le x \le L$ Gleichung 4.

Das ergibt für diese Messreihe einen Wert für der Elastizitätsmodul von $E_3=(156,6\pm8,339)\cdot 10^9\frac{\rm N}{m^2}$. Der passende Plot dazu ist Abbildung 4.

Messdaten für den eckigen Stab bei einseitiger Einspannung

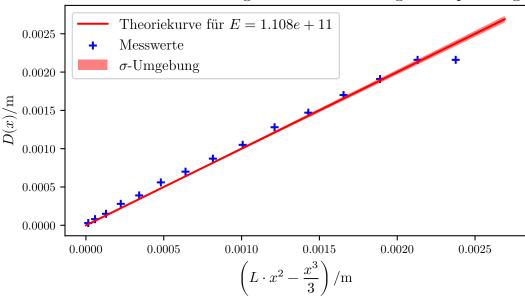


Abbildung 4: Ausgleichsrechnung für das E-Modul des runden Stabs bei beidseitiger Einspannung

4.3.2 Eckiger Stab

Der Stab wurde für diesen Versuch beidseitig eingespannt und die Länge zwischen den Einspannungen fünf Mal gemessen und gemittelt:

Tabelle 12: Länge des eckigen Stabes zwischen den Einspannungen

| Länge/m |
|-----------|
| 0,557 |
| $0,\!558$ |
| $0,\!556$ |
| $0,\!557$ |
| $0,\!558$ |

Somit ergibt sich für die Länge $L=0.5572\pm0.0007\,\mathrm{m}$.

Für die Messung wurde ein Gewicht verwendet, das mehrfach gewogen wurde. Die Messwerte finden sich in Tabelle 13.

Tabelle 13: Verwendetes Gewicht für die beidseitige Einspannung des eckigen Stabs

| Gewicht/kg 1.5522 1.5529 1.5528 1.5530 1.5530 | |
|--|------------|
| 1.5529 1.5528 1.5530 | Gewicht/kg |
| 1.5528 1.5530 | 1.5522 |
| 1.5530 | 1.5529 |
| | 1.5528 |
| 1.5530 | 1.5530 |
| | 1.5530 |

Somit ergibt sich für das Gewicht die Masse $m=1,5528\pm0,0003\,\mathrm{kg}$.

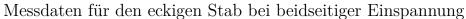
Vorgehen und Bezeichnungen sind identisch zu dem Versuch mit dem runden Stab. Die Werte dazu lassen sich in Tabelle 14 finden.

Zur Berechnung des Elastizitätsmoduls E wird D(x) nun wieder gegen $\left(3L^2x-4x^3\right)$ und $\left(4x^3-12Lx^2+9L^2x-L^3\right)$ aufgetragen und eine Ausgleichsrechnung mittels Python durchgeführt.

Das ergibt für diese Messreihe einen Wert für des Elastizitätsmoduls von $E_4=(100,2\pm5,333)\cdot 10^9\frac{\rm N}{m^2}$. Der passende Plot dazu ist Abbildung 5.

Tabelle 14: Auslenkung des eckigen Stabes bei beidseitiger Einspannung

| x/mm | $D_0(x)/mm$ | $D_m(x)/mm$ | D(x)/mm |
|------|-------------|-------------|---------|
| 30 | -0.050 | 0.190 | 0.240 |
| 60 | -0.140 | 0.200 | 0.340 |
| 90 | -0.210 | 0.210 | 0.420 |
| 120 | -0.270 | 0.230 | 0.500 |
| 150 | -0.350 | 0.210 | 0.560 |
| 180 | -0.400 | 0.220 | 0.620 |
| 210 | -0.510 | 0.150 | 0.660 |
| 240 | -0.540 | 0.120 | 0.660 |
| 270 | -0.620 | 0.070 | 0.690 |
| 300 | -0.740 | -0.260 | 0.480 |
| 330 | -0.860 | -0.420 | 0.440 |
| 360 | -1.000 | -0.600 | 0.400 |
| 390 | -1.110 | -0.800 | 0.310 |
| 420 | -1.250 | -1.000 | 0.250 |
| 450 | -1.350 | -1.220 | 0.130 |
| 480 | -1.420 | -1.310 | 0.110 |
| 510 | -1.660 | -1.570 | 0.090 |
| 540 | -1.770 | -1.760 | 0.010 |



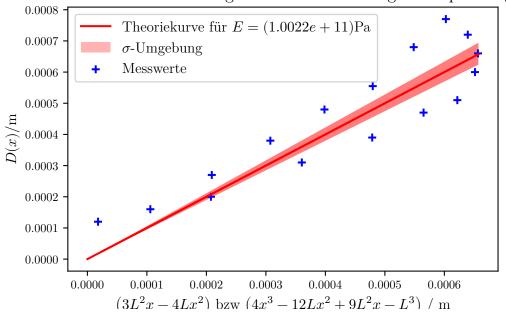


Abbildung 5: Ausgleichsrechnung für das E-Modul des eckigen Stabs bei beidseitiger Einspannung

5 Diskussion

Für das Elastizitätsmodul konnten insgesamt vier verschiedene Werte berechnet werden:

$$E_1 = (120.3 \pm 3.285) \cdot 10^9 \frac{\text{N}}{m^2} \tag{7}$$

$$E_2 = (110.8 \pm 1.753) \cdot 10^9 \frac{\text{N}}{m^2}$$
 (8)

$$E_3 = (156.6 \pm 8.339) \cdot 10^9 \frac{\text{N}}{m^2} \tag{9}$$

$$E_3 = (156.6 \pm 8.339) \cdot 10^9 \frac{\text{N}}{m^2}$$

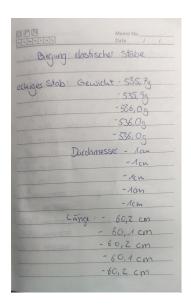
$$E_4 = (100.2 \pm 5.333) \cdot 10^9 \frac{\text{N}}{m^2}$$
(9)

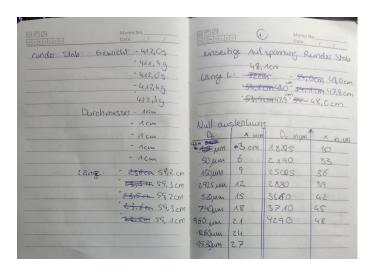
Alle Werte bis auf E_3 befinden sich im Bereich des Literaturwerts für Kupfer $E_{\rm lit}=100$ bis $130\cdot 10^9 {\rm N\over m^2}[3]$. E_3 hat eine Abweichung von nur 16,986% zur oberen Grenze des Literaturwerts. So ein kleiner Unterschied kann durch Messfehler oder fehlerhaftes Equipment hervorgerufen werden. Die zwei verwendeten Messuhren haben teilweise große Differenzen zueinander gehabt. Bei der beidseitigen Einspannung konnte es hier also zu Fehler kommen.

Insgesamt befinden sich alle Werte in einem guten Toleranzbereich der Messungenauigkeit. Mithilfe weiterer Messungen an anderen Versuchsaufbauten könnten diese Messungenauigkeiten noch weiter verringert werden, da dort zum Beispiel ein weiteres Paar Messuhren verwendet werden kann und somit diese Fehlerquelle verringert wird.

Das Material kann mit zufriedenstellender Genauigkeit als Kupfer identifiziert werden, da sowohl die Dichte, als auch das Elastizitätsmodul deutlich darauf hinweist. Zudem konnten die in der Theorie hergeleiteten Gleichungen mit Messdaten verifiziert werden.

6 Originale Messwerte





| | | Memo No Date | | Memo No. Date / / | | | | |
|----------|----------|-----------------|--|----------------------------------|---------|-----------|------------|--|
| Austenhu | ng mit a | ewicht | (usos) | beidseit | ge Aust | Einspannu | ing runder | |
| Gewicht | - 451,19 | - 421,5 | 9 | Stabes | | | | |
| | -451,59 | - 451, | 35 | cange L: -55,4cm -55,4cm -55,5cm | | | | |
| | -451,15 | | | | | | | |
| | | | | | -55,3 | scu -55 | Ser | |
| D injum | X incm | , | * incm | | | cm | | |
| 50 µm | \$ | 4180 | 38 | Nullaus | | 1 0 . | | |
| 150 jum | 6 | 4760 | 39 | Do in um | * incm | | * hcr | |
| SSOMM | 9 | 5370 | 42 | - 250 mm | 3 | + 40 | 33 | |
| 630 µm | 12 | 6160 | 45 | -349um | 6 | + 80 | 36 | |
| 990 | 15 | | 9 | -38gum | 3 | +170 | 39 | |
| 1410 | 18 | | BAD POT | 50-38 um | 12 | +250 | 42 | |
| 1830 | 21 | | MAN TO STATE OF THE PARTY OF TH | 770 35 um | 18 | + 320 | 35 | |
| 22495 | 24 | 3-20 | The same | 280 zajum | 21 | +400 | 48 | |
| 2750 | 27 | | Day Car | 210 28 um | 24 | +420 | 51 | |
| 3290 | 30 | 100 | - Things | nu to our | 27 | + 330 | 54 | |
| 3850 | 33 | | | · 60- 45 Lim | 30 | | | |

| beidsei | tig, rund | mit Gen | sicht | eins | eitige A | ufspannung | echies | |
|-----------|--------------|-----------|--------|-----------------------------|----------|------------|---------|--|
| | | | | | | | Stab | |
| Bewich | t: -1433,3 | 55 -1953 | 3,49 | Lange L: - 48,8 cm -48,7 cm | | | | |
| | -1433 | 49 - 1453 | 3,39 | -48,9 cm | | | | |
| | - 1453, | | | -48,8 cm | | | | |
| aufgehong | 50 loei 29,5 | cm | - | State , | - 48,9 | | | |
| Dinjum | × mm | Dinun | * inon | Do in um | × in cm | Doinum | × in ch | |
| - 98 | 3 | 550+75 | 33 | 306 | 3 | 1310 | 33 | |
| - 70 | 6 | 55072 | 36 | 340 | 6 | 1420 | 36 | |
| 0 | 9 | 540 | 39 | 400 | 9 | 1620 | 39 | |
| + 120 | 12 | 560 | 42 | 470 | 12 | 1840 | 42 | |
| +295 | 15 | 520 | 45 | 810 | 15 | 2060 | 45 | |
| +340 | 18 | 520 | 48 | 780 | 18 | 1270 | 48 | |
| +6490 | 21 | 470 | \$1 | 850 | 21 | 48 | | |
| +510 | 24 | 380 | 54 | 970 | 24 | 55 | | |
| + 47520 | 27 | 1 55 | | 1080 | 27 | | | |
| + 67 540 | 3.0 | | | 1190 | 30 | | | |

| | | | | (3) Men | | | |
|---------|------------|--------------------------|-----------------|---------|----------|------------|----------|
| Auslen | hung mit G | ewicht (| (650s) | be | idseitis | , edis, oh | M Gewich |
| - Gew | cht: -6520 | is - 6 | 54.85 | | | | |
| | 4.85 | Large - 55,70m - 55,7 cm | | | | | |
| | îs | | -55,8cm -55,8cm | | | | |
| | | A December | | | | cm | |
| _ D nun | Xinon | Dinu | ~incm | Nullar | sequer | | |
| _330 | 3 | 3120 | 36. | Do inp | | m Oo in um | |
| 420 | 6 | 3530 | 39 | 50 | 3 | - 860 | 33 |
| 55-0 | 9 | 4000 | 42 | -140 | 6 | -1000 | 36 |
| 750 | 12 | 4430 | 45 | -210 | 19 | -1110 | 39 |
| 1000 | 15 | | 4-8 | -270 | 12 | -1250 | 42 |
| 7340 | 18 | | EARL | -350 | 15 | 7350 | 45 |
| 1550 | 21 | | 300 | - 400 | 18 | -1420 | 48 |
| 1840 | 24 | | 15050 | -510 | 21 | - 1660 | 51 |
| 2130 | 27 | | I OFF | - 540 | 24 | -1770 | 54 |
| 2470 | 30 | | 1000 | -620 | 27 | | 57 |
| 2780 | 33 | | 1000 | -740 | 30 | 1100 | |

| | (| 4 Memo No | 0 | | | | | |
|------------------|-------------------|-----------|----------------|--|--|--|--|--|
| | seitig, ech | ig, Gew | ichte 150s) | | | | | |
| Gewic | | 195 - | 155308 | | | | | |
| authang | aufhangt bei 27,8 | | | | | | | |
| 0 in un 2 190 | | -420 | * inom | | | | | |
| 200 | 6 | -600 | 36 | | | | | |
| 210 | 12 | -800 | 42 | | | | | |
| 210 | 15 | -1220 | 45 | | | | | |
| 150 | 21 | -1570 | 51 | | | | | |
| when 70 will 260 | 27 | 1,00 | 57 | | | | | |
| | 50 | | 1.tu | | | | | |

Literatur

- [1] TU Dortmund. Anleitung: Biegung elastischer Stäbe. 2014.
- [2] ingenieurkurse.de. Übersicht: Flächenträgheitsmomente für ausgewählte Querschnitte. URL: https://www.ingenieurkurse.de/technische-mechanik-elastostatik/balkenbiegung/flaechentraegheitsmomente/flaechentraegheitsmomente-in-abhaengigkeit-vom-koordinatensystem.html (besucht am 28.12.2021).
- [3] web.archive.de. Elastizitätsmodul von Kupfer. URL: https://web.archive.org/web/20091115152133/http://www4.architektur.tu-darmstadt.de/buildingmaterials/db/251,id_17,s_GeneView.fb15 (besucht am 31.12.2021).