

Kontaktmechanik und Reibungsphysik WiSe 2019/20 – UE 14

Thema: Kontaktmechanik von Elastomeren

Aufgabe 1: Messung des Komplexen Moduls

Eine einfache Methode zur Bestimmung des Speicher- und Verlustmoduls von Elastomeren bietet das Torsionspendel (Abb. 1). Hierbei wird eine zylindrische Probe mit dem Radius R und der Länge l aus einem Elastomer an einem Ende fest eingespannt und am anderen Ende mit einem Rotationsträgheitsmoment θ verbunden. Das Pendel wird zum Zeitpunkt $t = 0$ aus dem Gleichgewicht ausgelenkt und losgelassen. Aus den gemessenen Werten für Schwingungsfrequenz und Dämpfung sind der Speicher- und Verlustmodul zu bestimmen.

Hinweis: Schreiben Sie die Bewegungsgleichung für den Verdrehwinkel φ im Frequenzraum und machen Sie anschließend einen Koeffizientenvergleich für den Real- und Imaginärteil dieser Gleichung.

Aufgabe 2: Gummireibung

Untersuchen Sie das einfachste rechts dargestellte Elastomer-Standardmodell mit den Materialparametern $c_1, c_2 \gg c_1, \eta$, dem man einige wichtige Eigenschaften der Gummireibung entnehmen kann. Betrachten Sie dazu einen Gummiblock aus einem solchen Elastomer, der mit konstanter Geschwindigkeit v_0 über eine gewellte, starre Oberfläche $h = h_0 \cos(\kappa x)$ gleitet.

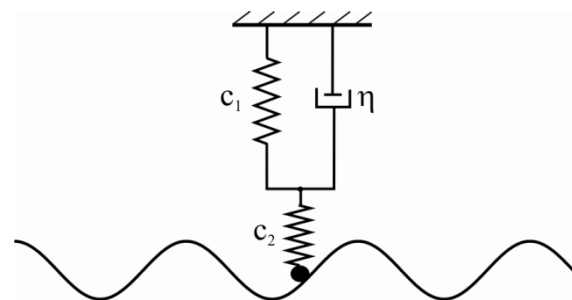


Abb. 1: Aufbau eines Torsionspendels zur Messung des komplexen G-Moduls

Bestimmen Sie die über eine Periode gemittelte bei der Bewegung dissipierte Leistung $\langle \dot{W} \rangle$

- durch explizite Lösung der Bewegungsgleichung
- mit der komplexen Federsteifigkeit $\hat{c}(\omega)$ durch Anwendung der bekannten Gleichung

$$\langle \dot{W} \rangle = \frac{1}{2} \omega h_0^2 \text{Im} \{ \hat{c}(\omega) \}, \quad (1)$$

- Wie groß ist die mittlere Reibkraft bei dieser Bewegung?

Lösung Aufgabe 1:

Die Bewegungsgleichung für das Pendel ist im Zeitbereich durch

$$\Theta \ddot{\varphi} = -M = -\frac{I_p}{l} \int_{-\infty}^t G(t-t') \dot{\varphi}(t') dt' = -\frac{I_p}{l} (G * \dot{\varphi})(t) \quad (2)$$

gegeben. Bei einer harmonischen Schwingung mit der (komplexen) Frequenz ω kann diese Gleichung einfacher im Frequenzraum betrachtet werden. Dann ist

$$\begin{aligned} \Theta F_\omega \{ \ddot{\varphi}(t) \} &= -\frac{I_p}{l} F_\omega \{ G(t) \} F_\omega \{ \dot{\varphi}(t) \} \\ -\omega^2 \Theta F_\omega \{ \varphi(t) \} &= -\frac{I_p}{l} \underbrace{F_\omega \{ G(t) \}}_{\hat{G}(\omega)} i\omega F_\omega \{ \varphi(t) \} \\ \omega^2 &= \frac{I_p}{l\Theta} \hat{G}(\omega) \end{aligned} \quad (3)$$

Die komplexe Eigenfrequenz kann aus den Messwerten abgelesen werden:

$$\omega = \omega_0 + i\delta, \quad (4)$$

Mit der Eigenfrequenz ω_0 und der Abklingkonstante δ der Schwingung. Man erhält:

$$\omega^2 - \delta^2 + i2\delta\omega = \frac{I_p}{\Theta l} (G' + iG''), \quad (5)$$

woraus sich die Werte des Speicher- und Verlustmoduls ablesen lassen:

$$G' = \frac{\Theta l}{I_p} (\omega^2 - \delta^2), \quad G'' = \frac{2\delta\omega \Theta l}{I_p}. \quad (6)$$

Lösung Aufgabe 2:

a) Die Gleichgewichtsbedingung für den inneren Freiheitsgrad u ist durch

$$c_2 (h - u) = c_1 u + \eta \dot{u} \quad (7)$$

gegeben. Mit $c_2 \gg c_1$ und der obigen Fußpunktanregung ergibt sich als Bewegungsgleichung für u :

$$\frac{\eta}{c_2} \dot{u} + u = h_0 \cos(\omega t) \quad (8)$$

Die homogene Lösung klingt ab und wir suchen nur die partikuläre. Diese suchen wir mit dem Ansatz vom Typ der rechten Seite als

$$\begin{aligned} u_p(t) &= u_0 \exp(i\omega t) & u_p &= A \cos(\omega t) + B \sin(\omega t) \\ \dot{u}_p(t) &= i\omega u_0 \exp(i\omega t) & \dot{u}_p &= -A\omega \sin(\omega t) + B\omega \cos(\omega t) \end{aligned} \quad (9)$$

Einsetzen liefert

$$\begin{aligned} \frac{\eta}{c_2}(-A\omega \sin(\omega t) + B\omega \cos(\omega t)) + A \cos(\omega t) + B \sin(\omega t) &= h_0 \cos(\omega t) \\ \sin(\omega t) \left(-A\omega \frac{\eta}{c_2} + B \right) + \cos(\omega t) \left(B\omega \frac{\eta}{c_2} + A \right) &= h_0 \cos(\omega t) \\ A\omega \frac{\eta}{c_2} = B \quad \text{und} \quad B\omega \frac{\eta}{c_2} + A &= h_0 \\ A = \frac{h_0 c_2^2}{\omega^2 \eta^2 + c_2^2} \quad \text{und} \quad B = \frac{\eta \omega h_0 c_2}{\omega^2 \eta^2 + c_2^2} \\ u_p &= \frac{h_0 c_2^2}{\omega^2 \eta^2 + c_2^2} \left[\cos(\omega t) + \omega \frac{\eta}{c_2} \sin(\omega t) \right] \end{aligned} \quad (10)$$

Die Amplitude davon ist

$$\begin{aligned} \hat{u}_p &= \frac{h_0 c_2^2}{\omega^2 \eta^2 + c_2^2} \sqrt{1 + \omega^2 \frac{\eta^2}{c_2^2}} \\ \hat{u}_p &= \frac{h_0 c_2}{\omega^2 \eta^2 + c_2^2} (c_2^2 + \omega^2 \eta^2)^{1/2} = \frac{h_0 c_2}{\sqrt{\omega^2 \eta^2 + c_2^2}} \end{aligned} \quad (11)$$

Und die Phase $\varphi = \arctan(\eta\omega/c_2)$. Damit ergibt sich

$$u_p(t) = \frac{h_0 c_2}{\sqrt{c_2^2 + \eta^2 \omega^2}} \cos(\omega t - \varphi), \quad \varphi = \arctan\left(\frac{\eta\omega}{c_2}\right). \quad (12)$$

Die in einer Periode dissipierte mittlere Leistung ist entsprechend

$$\begin{aligned} \langle \dot{W} \rangle &= \eta \langle \dot{u}_p^2 \rangle = \eta \omega^2 \hat{u}_p^2 \langle \cos^2(\omega t) \rangle = \frac{1}{2} \eta \omega^2 \hat{u}_p^2 \\ &= \frac{\eta}{2} \frac{h_0^2 c_2^2 \omega^2}{c_2^2 + \eta^2 \omega^2} = \frac{\eta}{2} \frac{h_0^2 c_2^2 \kappa^2 v_0^2}{c_2^2 + \eta^2 \kappa^2 v_0^2}. \end{aligned} \quad (13)$$

b)

Die komplexe Feder ist eine Parallelschaltung von c_1 mit $i\omega\eta$ und das Ganze in Reihe mit c_2 .

$$\hat{c} = \frac{c_2(c_1 + i\omega\eta)}{(c_1 + i\omega\eta) + c_2} \approx \frac{c_2(c_1 + i\omega\eta)}{i\omega\eta + c_2} \quad (14)$$

Davon benötigen wir den Imaginärteil

$$\begin{aligned} \text{Im}\{\hat{c}\} &= \text{Im}\left\{ \frac{c_2(c_1 + i\omega\eta)(c_2 - i\omega\eta)}{(c_2 + i\omega\eta)(c_2 - i\omega\eta)} \right\} \\ \text{Im}\{\hat{c}\} &= \frac{c_2}{c_2^2 + \omega^2 \eta^2} \text{Im}\{(c_1 + i\omega\eta)(c_2 - i\omega\eta)\} = \frac{c_2(\omega\eta c_2 - \omega\eta c_1)}{c_2^2 + \omega^2 \eta^2} \approx \frac{c_2^2 \omega\eta}{c_2^2 + \omega^2 \eta^2} \end{aligned} \quad (15)$$

Entsprechend ist die mittlere dissipierte Leistung wiederum

$$\langle \dot{W} \rangle = \frac{1}{2} \omega h_0^2 \text{Im}\{\hat{c}(\omega)\} = \frac{\eta}{2} \frac{h_0^2 c_2^2 \omega^2}{c_2^2 + \eta^2 \omega^2} = \frac{\eta}{2} \frac{h_0^2 c_2^2 \kappa^2 v_0^2}{c_2^2 + \eta^2 \kappa^2 v_0^2}. \quad (16)$$

c) Die mittlere Reibkraft beträgt damit

$$\langle F_R \rangle = \frac{\langle \dot{W} \rangle}{v_0} = \frac{\eta}{2} \frac{h_0^2 c_2^2 \kappa^2 v_0}{c_2^2 + \kappa^2 v_0^2}. \quad (17)$$