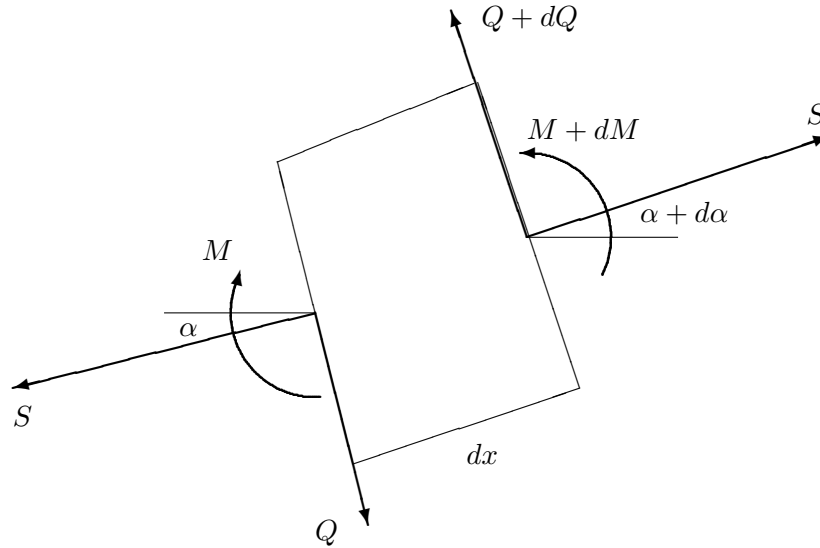


Differentialgleichung für eine biegesteife Saite

Es wird ein Massenelement mit der Masse dm und der Länge dx betrachtet.



Die Achse der nicht ausgelenkten Saite sei die x-Achse. Für die Bewegung des Massenelementes in der y-Richtung gilt:

$$(Q + dQ) \cos(\alpha + d\alpha) - Q \cos \alpha + S \sin(\alpha + d\alpha) - S \sin \alpha = dm \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}. \quad (1)$$

S ist die Spannkraft der Saite.

Für kleine Auslenkungen der Saite ist auch der Winkel α klein und es gilt in guter Näherung $\cos \alpha = \cos(\alpha + d\alpha) = 1$ und $\sin \alpha = \alpha$. Damit vereinfacht sich die Bewegungsgleichung zu:

$$dQ + S d\alpha = dm \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}. \quad (2)$$

Mit

$$dQ = \frac{\partial Q}{\partial x} dx \quad d\alpha = \frac{\partial \alpha}{\partial x} dx \quad \alpha = \tan \alpha = \frac{\partial y}{\partial x} \quad d\alpha = \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} dx \quad dm = \mu dx \quad (3)$$

ergibt sich nach Kürzen von dx :

$$\frac{\partial Q}{\partial x} + S \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} - \mu \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = 0. \quad (4)$$

Für die Rotation des Massenelementes gilt die Gleichung

$$dM + Q dx = \int \eta^2 dm^* \frac{\partial \omega}{\partial t}. \quad (5)$$

ω ist die Winkelgeschwindigkeit der Rotation:

$$\omega = \frac{\partial \alpha}{\partial t} = \frac{\partial^2 y}{\partial t \partial x}. \quad (6)$$

Für das (noch kleinere) Massenelement dm^* gilt:

$$dm^* = \varrho dx b(\eta) d\eta. \quad (7)$$

η ist der Abstand des Massenelementes dm^* von der Neutralachse, und $b(\eta)$ ist die Breite des Querschnitts in diesem Abstand.

Damit ergibt sich für das Integral:

$$\int \eta^2 dm = \varrho dx \int \eta^2 b d\eta = \varrho dx J, \quad (8)$$

wobei J das Flächenträgheitsmoment des Querschnitts ist.

Damit und mit

$$\frac{\partial \omega}{\partial t} = \frac{\partial^3 y}{\partial t^2 \partial x} \quad \text{und} \quad dM = \frac{\partial M}{\partial x} dx \quad (9)$$

ergibt sich aus Gleichung (5) nach Kürzen mit dx :

$$\frac{\partial M}{\partial x} + Q = \varrho J \frac{\partial^3 y}{\partial t^2 \partial x}. \quad (10)$$

Daraus folgt:

$$\frac{\partial Q}{\partial x} = \varrho J \frac{\partial^4 y}{\partial t^2 \partial x^2} - \frac{\partial^2 M}{\partial x^2}. \quad (11)$$

Einsetzen in Gleichung (4) liefert:

$$\varrho J \frac{\partial^4 y}{\partial t^2 \partial x^2} - \frac{\partial^2 M}{\partial x^2} + S \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} - \mu \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = 0. \quad (12)$$

Aus der Differentialgleichung für die elastische Linie [Zi1]

$$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = \frac{M}{E J} \quad (13)$$

(E ist der Elastizitätsmodul) folgt:

$$\frac{\partial^2 M}{\partial x^2} = E J \frac{\partial^4 y}{\partial x^4}. \quad (14)$$

Damit ergibt sich schliesslich die Differentialgleichung für die biegungssteife Saite:

$$\boxed{E J \frac{\partial^4 y}{\partial x^4} - S \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} - \varrho J \frac{\partial^4 y}{\partial t^2 \partial x^2} + \mu \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = 0}. \quad (15)$$

E , J , ϱ und μ wurden als unabhängig vom Ort x angenommen.

Ziegler [Zi2] betrachtet die Biegeschwingungen eines Balkens, der keiner Spannkraft ausgesetzt ist. Daher fehlt in Referenz [Zi2] der zweite Term (zu Recht).

In Referenz [Sc] fehlt der dritte Term. Schäfer verwendet statt der Gleichung (10) die Beziehung

$$\frac{\partial M}{\partial x} = Q. \quad (16)$$

die jedoch nur im statischen Fall gilt, d.h. er berücksichtigt nicht das Massenträgheitsmoment des Massenelements.

Literatur

- Zi1 E. Meissner und H. Ziegler
Mechanik I
Birkhäuser, Basel 1948.
- Zi2 Hans Ziegler
Mechanik III
Birkhäuser, Basel 1952.
- Sch Otto Schaefer
Die Schwingungen biegungssteifer Saiten
Ann. d. Phys. (4) 62, 156-164 (1920).