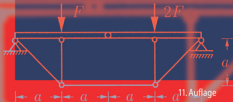


Gross · Ehlers · Wriggers  
Schröder · Müller

# Formeln und Aufgaben zur Technischen Mechanik 1

Jetzt  
durchgehend  
vierfarbig

Statik



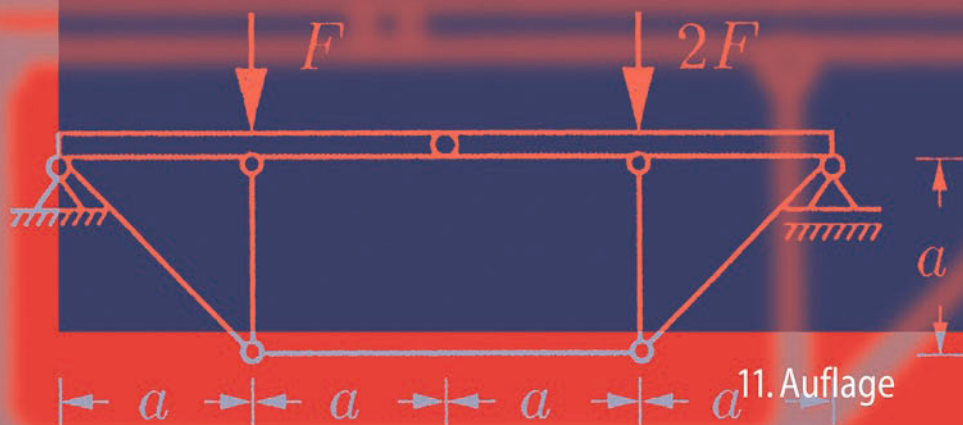
Springer Vieweg

Gross · Ehlers · Wriggers  
Schröder · Müller

# Formeln und Aufgaben zur Technischen Mechanik 1

Jetzt  
durchgehend  
vierfarbig

Statik







#### **Prof. Dr.-Ing. Dietmar Gross**

studierte Angewandte Mechanik und promovierte an der Universität Rostock. Er habilitierte an der Universität Stuttgart und ist seit 1976 Professor für Mechanik an der TU Darmstadt. Seine Arbeitsgebiete sind unter anderem die Festkörper- und Strukturmechanik sowie die Bruchmechanik. Hierbei ist er auch mit der Modellierung mikromechanischer Prozesse befasst. Er ist Mitherausgeber mehrerer internationaler Fachzeitschriften sowie Autor zahlreicher Lehr- und Fachbücher.



#### **Prof. Dr.-Ing. Wolfgang Ehlers**

studierte Bauingenieurwesen an der Universität Hannover, promovierte und habilitierte an der Universität Essen und war 1991 bis 1995 Professor für Mechanik an der TU Darmstadt. Seit 1995 ist er Professor für Technische Mechanik an der Universität Stuttgart. Seine Arbeitsgebiete umfassen die Kontinuumsmechanik, die Materialtheorie, die Experimentelle und die Numerische Mechanik. Dabei ist er insbesondere an der Modellierung mehrphasiger Materialien bei Anwendungen im Bereich der Geomechanik und der Biomechanik interessiert.



#### **Prof. Dr.-Ing. Peter Wriggers**

studierte Bauingenieur- und Vermessungswesen, promovierte 1980 an der Universität Hannover und habilitierte 1986 im Fach Mechanik. Er war Gastprofessor an der UC Berkeley, USA und Professor für Mechanik an der TH Darmstadt. Ab 1998 war er Professor für Baumechanik und Numerische Mechanik an der Universität Hannover, und er ist seit 2008 Professor für Kontinuumsmechanik in der dortigen Fakultät für Maschinenbau. Seit 2008 steht er der German Association for Computational Mechanics (GACM) als Präsident vor und ist seit 2010 Vizepräsident der IACM.



#### **Prof. Dr.-Ing. Jörg Schröder**

studierte Bauingenieurwesen, promovierte an der Universität Hannover und habilitierte an der Universität Stuttgart. Nach einer Professur für Mechanik an der TU Darmstadt ist er seit 2001 Professor für Mechanik an der Universität Duisburg-Essen. Seine Arbeitsgebiete sind unter anderem die theoretische und die computerorientierte Kontinuumsmechanik sowie die phänomenologische Materialtheorie mit Schwerpunkten auf der Formulierung anisotroper Materialgleichungen und der Weiterentwicklung der Finite-Elemente-Methode.



#### **Prof. Dr.-Ing. Ralf Müller**

studierte Maschinenbau und Mechanik an der TU Darmstadt und promovierte dort 2001. Nach einer Juniorprofessur mit Habilitation im Jahr 2005 an der TU Darmstadt leitet er seit 2009 den Lehrstuhl für Technische Mechanik im Fachbereich Maschinenbau und Verfahrenstechnik der TU Kaiserslautern. Seine Arbeitsgebiete sind unter anderem mehrskalige Materialmodellierung, gekoppelte Mehrfeldprobleme, Defekt- und Mikromechanik. Er beschäftigt sich im Rahmen numerischer Verfahren mit Randelemente- und Finite-Elemente-Methoden.

Dietmar Gross · Wolfgang Ehlers  
Peter Wriggers · Jörg Schröder · Ralf Müller

---

# Formeln und Aufgaben zur Technischen Mechanik 1

Statik

11., ergänzte und vollständig überarbeitete Auflage



Springer Vieweg

Prof. Dr.-Ing. Dietmar Gross  
Technische Universität Darmstadt  
Festkörpermechanik  
Petersenstr. 13  
64287 Darmstadt  
Deutschland  
gross@mechanik.tu-darmstadt.de

Prof. Dr.-Ing. Jörg Schröder  
Universität Duisburg-Essen  
Institut für Mechanik  
Universitätsstr. 15  
45141 Essen  
Deutschland  
j.schroeder@uni-due.de

Prof. Dr.-Ing. Wolfgang Ehlers  
Universität Stuttgart  
Institut für Mechanik  
Lehrstuhl II  
Pfaffenwaldring 7  
70569 Stuttgart  
Deutschland  
ehlers@mechbau.uni-stuttgart.de

Prof. Dr.-Ing. Ralf Müller  
TU Kaiserslautern  
Lehrstuhl für Technische Mechanik  
Gottlieb-Daimler-Straße  
67663 Kaiserslautern  
Deutschland  
ram@rhrk.uni-kl.de

Prof. Dr.-Ing. Peter Wriggers  
Leibniz Universität Hannover  
Institut für Kontinuumsmechanik  
Appelstraße 11  
30167 Hannover  
Deutschland  
wriggers@ikm.uni-hannover.de

ISSN 0937-7433  
ISBN 978-3-642-37164-6  
DOI 10.1007/978-3-642-37165-3

ISBN 978-3-642-37165-3 (eBook)

Die Deutsche Nationalbibliothek verzeichnet diese Publikation in der Deutschen Nationalbibliografie; detaillierte bibliografische Daten sind im Internet über <http://dnb.d-nb.de> abrufbar.

Springer Vieweg

© Springer-Verlag Berlin Heidelberg 1996, 1998, 2003, 2005, 2006, 2008, 2011, 2013

Das Werk einschließlich aller seiner Teile ist urheberrechtlich geschützt. Jede Verwertung, die nicht ausdrücklich vom Urheberrechtsgesetz zugelassen ist, bedarf der vorherigen Zustimmung des Verlags. Das gilt insbesondere für Vervielfältigungen, Bearbeitungen, Übersetzungen, Mikroverfilmungen und die Einspeicherung und Verarbeitung in elektronischen Systemen.

Die Wiedergabe von Gebrauchsnamen, Handelsnamen, Warenbezeichnungen usw. in diesem Werk berechtigt auch ohne besondere Kennzeichnung nicht zu der Annahme, dass solche Namen im Sinne der Warenzeichen- und Markenschutz-Gesetzgebung als frei zu betrachten wären und daher von jedermann benutzt werden dürften.

*Einbandentwurf:* WMXDesign GmbH, Heidelberg

Gedruckt auf säurefreiem und chlorfrei gebleichtem Papier

Springer Vieweg ist eine Marke von Springer DE. Springer DE ist Teil der Fachverlagsgruppe Springer Science+Business Media.  
[www.springer-vieweg.de](http://www.springer-vieweg.de)

# Vorwort

Diese Aufgabensammlung soll dem Wunsch der Studierenden nach Hilfsmitteln zur Erleichterung des Studiums und zur Vorbereitung auf die Prüfung Rechnung tragen.

Entsprechend den meist üblichen dreisemestrigen Grundkursen in Technischer Mechanik an Universitäten und Hochschulen besteht die Sammlung aus drei Bänden. Der erste Band (Statik) umfasst das Stoffgebiet des ersten Semesters. Dabei haben wir bei allen Aufgaben das Finden des Lösungswegs und die Aufstellung der Grundgleichungen der numerischen Ausrechnung übergeordnet.

Erfahrungsgemäß bereitet die Technische Mechanik gerade dem Anfänger oft große Schwierigkeiten. In diesem Fach soll er exemplarisch lernen, ein technisches Problem auf ein mathematisches Modell abzubilden, dieses mit mathematischen Methoden zu analysieren und das Ergebnis in Hinblick auf die ingenieurwissenschaftliche Anwendung auszuwerten. Der Weg zu diesem Ziel kann erfahrungsgemäß nur über die selbständige Bearbeitung von Aufgaben führen. Wir warnen deshalb dringend vor der Illusion, dass ein reines Nachlesen der Lösungen zum Verständnis der Mechanik führt. Sinnvoll wird diese Sammlung nur dann genutzt, wenn der Studierende zunächst eine Aufgabe allein zu lösen versucht und nur beim Scheitern auf den angegebenen Lösungsweg schaut.

Selbstverständlich kann diese Sammlung kein Lehrbuch ersetzen. Wem die Begründung einer Formel oder eines Verfahrens nicht geläufig ist, der muss auf sein Vorlesungsmanuskript oder auf die vielfältig angebotene Literatur zurückgreifen. Eine kleine Auswahl ist auf Seite IX angegeben.

An der Aufgabensammlung war bis zur 5. Auflage unser verstorbener Kollege Prof. Dr. Dr. h.c. Walter Schnell als Autor beteiligt. Seit der 10. Auflage sind die Professoren Schröder und Müller Teil des Autorenteams. Die freundliche Aufnahme, welche dieses Buch gefunden hat, macht eine Neuauflage erforderlich. Wir haben sie genutzt, um eine Reihe von Verbesserungen vorzunehmen und insbesondere alle Bilder farbig neu zu gestalten.

Wir danken dem Springer-Verlag, in dem auch die teilweise von uns mitverfassten Lehrbücher zur Technischen Mechanik erschienen sind, für die gute Zusammenarbeit und die ansprechende Ausstattung des Buchs. Auch dieser Auflage wünschen wir eine freundliche Aufnahme bei der interessierten Leserschaft.

Darmstadt, Stuttgart, Hannover,  
Essen und Kaiserslautern, im Sommer 2013

*D. Gross  
W. Ehlers  
P. Wriggers  
J. Schröder  
R. Müller*

# Inhaltsverzeichnis

	<b>Literaturhinweise, Bezeichnungen</b> .....	<b>IX</b>
<b>1</b>	<b>Gleichgewicht</b> .....	<b>1</b>
<b>2</b>	<b>Schwerpunkt</b> .....	<b>31</b>
<b>3</b>	<b>Lagerreaktionen</b> .....	<b>47</b>
<b>4</b>	<b>Fachwerke</b> .....	<b>67</b>
<b>5</b>	<b>Balken, Rahmen, Bogen</b> .....	<b>99</b>
<b>6</b>	<b>Seile</b> .....	<b>159</b>
<b>7</b>	<b>Der Arbeitsbegriff in der Statik</b> .....	<b>171</b>
<b>8</b>	<b>Haftung und Reibung</b> .....	<b>195</b>
<b>9</b>	<b>Flächenträgheitsmomente</b> .....	<b>219</b>



## Literaturhinweise

### Lehrbücher

- Gross, D., Hauger, W., Schröder, J., Wall, W. Technische Mechanik, Band 1: Statik, 12. Auflage. Springer-Verlag, Berlin 2013
- Hagedorn, P., Technische Mechanik, Band 1: Statik, 5. Auflage. Harri Deutsch, Frankfurt 2008
- Balke, H., Einführung in die Technische Mechanik, Statik, Springer-Verlag, Berlin 2010
- Müller, W. H., Ferber, F., Technische Mechanik für Ingenieure, Hanser Fachbuch, Leipzig 2011
- Richard, H. A., Sander, M., Technische Mechanik, Statik, Vieweg & Teubner, Wiesbaden 2012
- Hibbeler, R.C., Technische Mechanik 1, Statik, Pearson Studium 2012
- Magnus, K., Müller, H. H., Grundlagen der Technischen Mechanik, Teubner, Stuttgart 2005
- Wriggers, P., Nackenhorst, U., et al., Technische Mechanik kompakt, Teubner, Wiesbaden 2006
- Gross, D., Hauger, W., Schröder, J., Wall, Rajapakse, N., Engineering Mechanics 1, Statics, Springer-Verlag, Berlin 2012
- Hibbeler, R. C., Engineering Mechanics, Statics, Prentice Hall, 2012

### Aufgabensammlungen

- Hauger, W., Manml, V., Wall, W., Werner, E., Aufgaben zu Technische Mechanik 1-3. Springer-Verlag, Berlin 2011
- Müller, W. H., Ferber, F., Übungsaufgaben zur Technische Mechanik, Hanser Fachbuch, Leipzig 2009
- Hagedorn, P., Aufgabensammlung Technische Mechanik, 2. Auflage. Teubner, Stuttgart 1992
- Dankert, H., Dankert, J., Technische Mechanik, 7. Auflage. Springer Vieweg, Wiesbaden 2013

## Bezeichnungen

Bei den Lösungen der Aufgaben wurden folgende Symbole verwendet:

$\uparrow$ : Abkürzung für *Summe aller Kräfte in Pfeilrichtung gleich Null.*

$\overset{\curvearrowright}{A}$ : Abkürzung für *Summe aller Momente um den Bezugspunkt A (mit vorgegebener Drehrichtung) gleich Null.*

$\rightsquigarrow$ : Abkürzung für *hieraus folgt.*

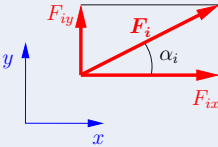
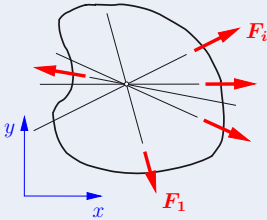
Kapitel 1

**Gleichgewicht**

**1**

---

## Zentrale Kräftegruppen in der Ebene



Eine zentrale Kräftegruppe kann durch die *Resultierende*

$$\mathbf{R} = \sum \mathbf{F}_i$$

ersetzt werden. Es herrscht *Gleichgewicht*, wenn

$$\sum \mathbf{F}_i = \mathbf{0}$$

oder in Komponenten

$$\sum F_{ix} = 0, \quad \sum F_{iy} = 0.$$

Darin sind

$$\mathbf{F}_i = F_{ix} \mathbf{e}_x + F_{iy} \mathbf{e}_y,$$

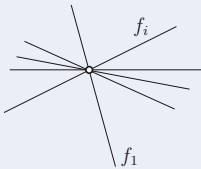
$$F_{ix} = F_i \cos \alpha_i,$$

$$F_{iy} = F_i \sin \alpha_i,$$

$$|\mathbf{F}_i| = F_i = \sqrt{F_{ix}^2 + F_{iy}^2}.$$

Bei der *grafischen Lösung* verlangt die Gleichgewichtsbedingung, dass das Kräfteck „geschlossen“ ist.

Lageplan



Kräfteplan = Kräfteck

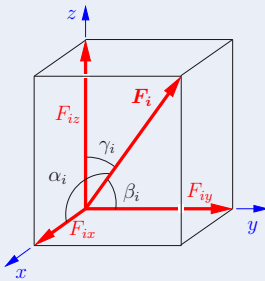


## Zentrale Kräftegruppen im Raum

*Gleichgewicht* herrscht, wenn die Resultierende  $\mathbf{R} = \sum \mathbf{F}_i$  verschwindet, d.h. wenn  $\sum \mathbf{F}_i = \mathbf{0}$  oder in Komponenten

$$\sum F_{ix} = 0, \quad \sum F_{iy} = 0, \quad \sum F_{iz} = 0.$$

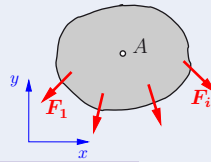
Darin sind



$$\begin{aligned} \mathbf{F}_i &= F_{ix}\mathbf{e}_x + F_{iy}\mathbf{e}_y + F_{iz}\mathbf{e}_z, \\ F_{ix} &= F_i \cos \alpha_i, \\ F_{iy} &= F_i \cos \beta_i, \\ F_{iz} &= F_i \cos \gamma_i, \\ \cos^2 \alpha_i + \cos^2 \beta_i + \cos^2 \gamma_i &= 1, \\ |\mathbf{F}_i| &= F_i = \sqrt{F_{ix}^2 + F_{iy}^2 + F_{iz}^2}. \end{aligned}$$

## Allgemeine Kräftegruppen in der Ebene

Die Kräftegruppe lässt sich ersetzen durch die Resultierende  $\mathbf{R} = \sum \mathbf{F}_i$  und ein resultierendes Moment  $M_R^{(A)}$  um einen beliebig gewählten Bezugspunkt  $A$ . Es herrscht Gleichgewicht, wenn

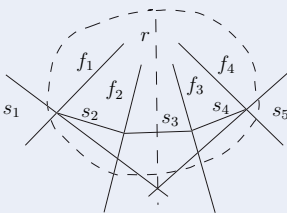


$$\sum F_{ix} = 0, \quad \sum F_{iy} = 0, \quad \sum M_i^{(A)} = 0.$$

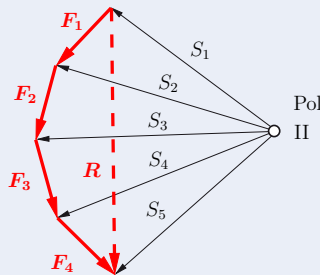
Anstelle der beiden Kräftegleichgewichtsbedingungen können zwei weitere Momentenbedingungen um andere Bezugspunkte (z.B.  $B$  und  $C$ ) verwendet werden. Dabei dürfen  $A$ ,  $B$  und  $C$  nicht auf einer Geraden liegen.

Grafisch erhält man die Resultierende mit Hilfe des Seilecks und des Kräftecks.

Seileck im Lageplan



Kräfteck



- Die Seilstrahlen  $s_i$  sind parallel zu den Polstrahlen  $S_i$  im Krafteck.
- Die Wirkungslinie  $r$  der Resultierenden  $\mathbf{R}$  (Größe und Richtung folgt aus dem Krafteck) verläuft im Seileck durch den Schnittpunkt der äußeren Seilstrahlen  $s_1$  und  $s_5$ .
- Damit Gleichgewicht herrscht, müssen Seileck und Krafteck „geschlossen“ sein.

## Allgemeine Kräftegruppen im Raum

Es herrscht *Gleichgewicht*, wenn die Resultierende

$$\mathbf{R} = \sum \mathbf{F}_i$$

und das resultierende Moment

$$M_{\mathbf{R}}^{(A)} = \sum \mathbf{r}_i \times \mathbf{F}_i$$

um einen beliebigen Bezugspunkt  $A$  verschwinden:

$$\sum \mathbf{F}_i = \mathbf{0}, \quad \sum M_i^{(A)} = 0$$

oder in Komponenten

$$\begin{aligned} \sum F_{ix} = 0, \quad \sum F_{iy} = 0, \quad \sum F_{iz} = 0, \\ \sum M_{ix}^{(A)} = 0, \quad \sum M_{iy}^{(A)} = 0, \quad \sum M_{iz}^{(A)} = 0 \end{aligned}$$

mit

$$M_{ix}^{(A)} = y_i F_{iz} - z_i F_{iy}, \quad M_{iy}^{(A)} = z_i F_{ix} - x_i F_{iz}, \quad M_{iz}^{(A)} = x_i F_{iy} - y_i F_{ix}.$$

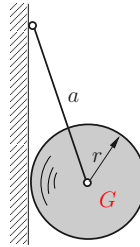
Darin sind  $x_i$ ,  $y_i$  und  $z_i$  die Komponenten des Ortsvektors  $\mathbf{r}_i$  vom Bezugspunkt  $A$  zu einem beliebigen Punkt auf der Wirkungslinie der Kraft  $\mathbf{F}_i$  (z.B. zum Angriffspunkt).

**Anmerkung:** Wie im ebenen Fall können die Kräftegleichgewichtsbedingungen durch zusätzliche Momentengleichgewichtsbedingungen um geeignete Achsen ersetzt werden.

**Aufgabe 1.1** Eine Kugel vom Gewicht  $G$  hängt an einem Seil an einer glatten Wand. Das Seil ist im Kugelmittelpunkt befestigt.

Gesucht ist die Seilkraft.

Gegeben:  $a = 60 \text{ cm}$ ,  $r = 20 \text{ cm}$ .



**Lösung a) analytisch:** Um alle auf die Kugel wirkenden Kräfte angeben zu können, denken wir uns das Seil geschnitten und die Kugel von der Wand getrennt. An den Trennstellen führen wir die Seilkraft  $S$  und die Normalkraft  $N$  der Wand auf die Kugel als äußere Kräfte ein und erhalten so das dargestellte Freikörperbild.

Die Gleichgewichtsbedingungen lauten mit dem Hilfswinkel  $\alpha$ :

$$\rightarrow: N - S \cos \alpha = 0,$$

$$\uparrow: S \sin \alpha - G = 0.$$

Hieraus folgen

$$S = \frac{G}{\sin \alpha},$$

$$N = S \cos \alpha = G \cot \alpha.$$

Aus der Geometrie liest man ab:

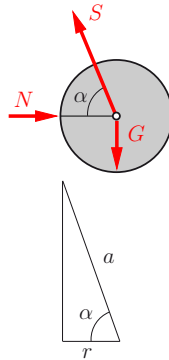
$$\cos \alpha = \frac{r}{a} = \frac{20}{60} = \frac{1}{3} \quad \text{und} \quad \sin \alpha = \sqrt{1 - \left(\frac{1}{3}\right)^2} = \frac{1}{3}\sqrt{8}.$$

Damit ergibt sich

$$\underline{\underline{S}} = \frac{3}{\sqrt{8}} G \approx \underline{\underline{1,06 G}}.$$

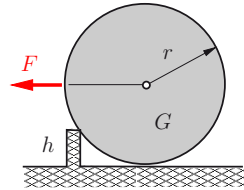
**b) grafisch:** Wir zeichnen ein geschlossenes Kräfteck aus der nach *Größe* und *Richtung* bekannten Kraft  $G$  und den zwei Kräften  $S$  und  $N$ , deren Richtungen bekannt sind. Am Dreieck liest man ab:

$$\underline{\underline{S}} = \frac{G}{\sin \alpha}, \quad N = G \cot \alpha.$$



**A1.2 Aufgabe 1.2** Eine glatte Straßenwalze (Gewicht  $G$ , Radius  $r$ ) stößt an ein Hindernis der Höhe  $h$ .

Welche Kraft  $F$  muss im Mittelpunkt angreifen, um die Walze über das Hindernis zu ziehen?



**Lösung a) analytisch:** Das Freikörperbild zeigt die auf die Walze wirkenden Kräfte. Dementsprechend lauten die Gleichgewichtsbedingungen

$$\rightarrow: \quad N_2 \sin \alpha - F = 0,$$

$$\uparrow: \quad N_1 + N_2 \cos \alpha - G = 0,$$

wobei der Winkel  $\alpha$  aus der gegebenen Geometrie folgt:

$$\cos \alpha = \frac{r - h}{r}.$$

Die zwei Gleichgewichtsbedingungen enthalten noch drei Unbekannte:

$$N_1, \quad N_2 \quad \text{und} \quad F.$$

Die Kraft, welche die Walze über das Hindernis zieht, bewirkt ein Abheben der Walze vom Boden. Dann verschwindet die Normalkraft  $N_1$ :

$$N_1 = 0 \quad \leadsto \quad N_2 = \frac{G}{\cos \alpha}.$$

Damit folgt

$$\underline{\underline{F}} = N_2 \sin \alpha = \underline{\underline{G \tan \alpha}}.$$

**b) grafisch:** Wegen  $N_1 = 0$  kann das Kräfteck aus dem gegebenen Gewicht  $G$  und den bekannten Richtungen von  $N_2$  und  $F$  gezeichnet werden. Am Dreieck liest man ab:

$$N_2 = \frac{G}{\cos \alpha}, \quad \underline{\underline{F = G \tan \alpha}}.$$

