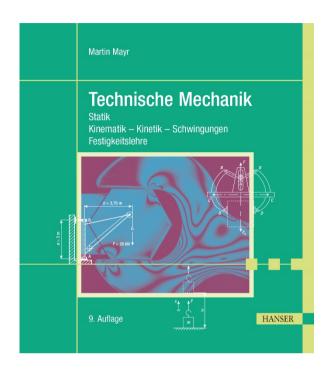
HANSER



Leseprobe

zu

Technische Mechanik

von Martin Mayr

Print-ISBN: 978-3-446-46933-4 E-Book-ISBN: 978-3-446-46952-5

Weitere Informationen und Bestellungen unter

https://www.hanser-kundencenter.de/fachbuch/artikel/978-3-446-46933-4

sowie im Buchhandel

© Carl Hanser Verlag, München

Allgemeines Vorwort

Dieses Lehrbuch beinhaltet den Stoff der Vorlesung "Technische Mechanik" im Studium des Maschinenbaus an Fachhochschulen. Es besteht aus drei selbständigen Teilen: Statik – Kinematik, Kinetik, Schwingungen – Festigkeitslehre. Jeder Teil kann unabhängig vom anderen benutzt werden. Einheitlicher Aufbau, Querverweise und ein gemeinsamer Anhang fügen die drei Teile jedoch zu einem Ganzen zusammen. Der umfangreiche Anhang ist zum bequemen Nachschlagen in einem Beiheft untergebracht.

Bei der Darstellung ließ ich mich vor allem von didaktischen Gesichtspunkten leiten: optische Hervorhebung der Endformeln und Merksätze, 474 Bilder, 275 Fragen zum Verständnis, 104 vollständig gelöste Beispiele, 116 themenbezogene Übungsaufgaben, 43 "Prüfungsaufgaben" (nach vier Schwierigkeitsgraden geordnet).

Die Antworten zu den Fragen sowie die Ergebnisse der Übungs- und Prüfungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten) befinden sich am Schluss des jeweiligen Buchteils. Aus Platzgründen konnten nicht die vollständigen Lösungen wiedergegeben werden. Lehrende erhalten sie auf Anfrage.

Weitere themenbezogene Beispiele und Prüfungsaufgaben sind in meinem Übungsbuch "Mechanik-Training" zusammengestellt (mit ausführlichen Lösungen).

Der Gepflogenheit im Maschinenbau folgend sind die Bilder, falls nichts anderes vereinbart ist, in der Einheit mm bemaßt. In den Zahlenwertgleichungen wird fast ausschließlich mit kohärenten Einheiten gearbeitet, um langwierige Umrechnungen zu vermeiden. Die Berechnungen werden mit dem Taschenrechner ohne ein Zwischenrunden ausgeführt, das Endergebnis wird meist auf eine praktisch sinnvolle Stellenzahl gerundet wiedergegeben. Graphische Lösungen werden mit CAD erstellt und sind deshalb so genau wie analytische Lösungen.

Ich möchte allen, die mich bei der Arbeit zu diesem Buch unterstützt haben, ganz herzlich danken.

Hier sind in erster Linie Prof. Ulrich Thalhofer (Numerische Verfahren) und Prof. Ernst Schatz (Maschinenelemente, Thermische Strömungsmaschinen) zu nennen.

Wertvolle Unterstützung erhielt ich auch von Prof. Helmut Hiekel (Mechanik), Prof. Dr. Wolfgang Käser und Prof. Wilhelm Ruckdeschel (beide Fördertechnik, Maschinenelemente) sowie Prof. Dr. Peter Tautzenberger (Werkstofftechnik).

Korrektur lasen Prof. Dr. Werner Drexler (Mechanik, FH Kempten), Prof. Dr. Johann Fuchs (Mechanik), Prof. Dr. Frank Gießner (Feinwerktechnik, Mechanik), Dipl.-Ing. Hubert Keim (Konstruktion, Pfister GmbH Augsburg) und wiederum Prof. Ernst Schatz.

Übungsaufgaben und fachlichen Rat steuerten bei Prof. Dr. Ingo Bolling (Hydraulik-Pneumatik), Dipl.-Ing. Hubert Breyer (Unfallverhütung, GUV), Prof. Rudolf Bretzel (Mechanik, Luft- und Raumfahrt), Prof. Dr. Dieter Jannasch (Maschinenelemente), Prof. Dr. Winfried Kochem (Konstruktion, FH Köln), Prof. Klaus Martin (Verbrennungsmotoren, Maschinendynamik), StD Georg Mühlbauer (Mathematik, Physik, Max-Reger-Gymnasium Amberg), Prof. Dr. Franz Obinger (Getriebetechnik, CAD), Prof. Hans Rebinger (Verbrennungsmotoren, Maschinendynamik), Prof. Dr. Willi Rößner (Werkzeugmaschinen), Prof. Dr. Joachim Voßiek (Maschinenelemente, Mechanik), Prof. Dr. Rainer Wieler (Verbrennungsmotoren, Fahrzeugtechnik) und Prof. Dr. Rolf Ziegler (Regelungstechnik).

Dipl.-Ing. Daniel Dierig, Dipl.-Ing. Oliver Herrmann, Dipl.-Ing. Jürgen Möller, Dipl.-Ing. Marco Vasciarelli, Dipl.-Ing. Eugen Weber und Dipl.-Ing. Stefan Wolf zeichneten mit großer Sorgfalt die Bilder. Herr Otto Reiser baute die Modelle, Herr Erber machte die Fotos. Die schlimmsten sprachlichen Ausrutscher verhinderten meine Frau Lydia und meine Tochter Andrea.

Mit Informationen unterstützten mich die Firmen KUKA, LIEBHERR, MAN und VON ROLL.

Allen Genannten nochmals herzlichen Dank.

VIII Vorwort

Vorwort zur 9. Auflage

Der Inhalt der 8. Auflage samt Beiheft wurde sorgfältig geprüft. Dabei ergaben sich im Buch nur wenige, unbedeutende Korrekturen. Im Beiheft wurden die Profiltafeln auf den aktuellen Stand gebracht.

Ich danke allen Lesern für die wohlwollenden Zuschriften und wertvollen Anregungen. Dem Carl Hanser Verlag, und ganz persönlich meinem Lektor Volker Herzberg, danke ich für das Interesse an meinem Buch und für die äußerst angenehme Zusammenarbeit.

Augsburg, Februar 2021

Martin Mayr

Inhaltsverzeichnis

	-	C 1	4 * 1
TEIL		Sta	f 1 12
1 12117		vila	LID

1	Begriffe, Grundgesetze, Grundaufgaben 1.1 Die Kraft	1 1 2 3 4 5 5 5 6
2	Die resultierende Kraft eines zentralen ebenen Kräftesystems	8 8 8
3	3.1 Das Kräftepaar 3.2 Das Gleichgewicht zweier Kräftepaare 3.3 Parallelverschiebung einer Kraft 3.4 Das Moment einer Kraft bezüglich eines Punktes 3.5 Darstellung und Eigenschaften des Moments	10 10 11 11 11 12 13
4	•	14 14 15
5	5.1 Freimachen eines Körpers	16 16 16
6	6.1 Drei nichtparallele Kräfte	19 19 22 24
7	7.1 Balken auf zwei Stützen	29 29 29 30 32
8	 8.1 Komponenten einer Kraft im kartesischen Koordinatensystem. 8.2 Das Moment einer Kraft und seine kartesischen Komponenten 8.3 Resultierende Kraft und resultierendes Moment. 8.4 Lagerung räumlicher Körper. 	33 34 36 37 37

9	9.1 9.2	Schwerpunkt Körperschwerpunkt Flächenschwerpunkt Die GULDINschen																				46 46 49 51
10	10.1 10.2 10.3 10.4 10.5 10.6 10.7	re Kräfte und Momen Gerader Balken auf i Der eingespannte Ba GERBER-Träger Bogenträger Ebene Rahmen ohne Ebene Rahmen mit V Wellen Beliebige räumliche	zwei Stützen ılken . Verzweigun Verzweigung	mit E	Belas	stung	g que	er zu	ur E	8alko	ena 	chs	e			 		 	 		 	54 54 62 63 64 65 67 69 71
11	Eber	ne, statisch bestimmte	Fachwerke																			74
12	12.1 12.2	ung	ng bung										 									77 77 80 83
Pr	üfung	saufgaben																				85
Ar	ntwort	en zu den Fragen																		•		90
Er (m	gebni eist n	sse der Übungsaufgab nit Lösungshinweisen	en und Zwische	enwer	ten)												•					92
Er (m	gebni: ieist n	sse der Prüfungsaufga nit Lösungshinweisen	ben und Zwische	enwer	ten)					•							•			•		99
Ti	EIL 2:	Kinematik, Kinetik	, Schwingur	igen																		
1	Einle	eitung																				101
2	Eber 2.1 2.2 2.3 2.4 2.5	ne Punktbewegung . Bahn, Geschwindigk Weg-Zeit-Diagramn Grundaufgaben der l Tangential- und Nor Drehbewegung – lin 2.5.1 Kreisbahn 2.5.2 Umwandlung Beschreibung der Be	teit, Beschleun	inigu nigun ng. 	ng 	 zw. 	Bah	n- u near		Zent	 cripo 	etal	bes	chl	eun).		 		 	103 103 107 108 110 112 113 116
3	Räur	nliche Punktbewegun	g																			120

Inhaltsverzeichnis	XI
4.1 Translation (Parallelverschiebung)	125
5.2 Geschwindigkeit bei translatorisch und rotatorisch bewegtem Bezugssystem	131
6 Überlagerte Drehbewegungen	139
7 Arbeit, potentielle Energie, Leistung, Wirkungsgrad	141 143
8 Die NEWTONschen Grundgesetze, D'ALEMBERTsche Trägheitskraft	145
9 Impulssatz und Schwerpunktsatz	151
10 Energiesatz	157
11 Trägheitsmomente	161
12.2 Rotation um eine Trägheitshauptachse durch den Schwerpunkt 1 12.2.1 Drehimpulssatz (Drallsatz) 1 12.2.2 Kinetische Energie 1 12.3 Analogie zwischen Translation und Rotation 1 12.4 Drehung um eine feste Achse oder um eine Achse durch den Momentanpol 1 12.5 Reduziertes Trägheitsmoment 1 12.6 Allgemeine ebene Bewegung 1 12.7 Gekoppelte Körper 1	164 165 165 167 168 170 171
14 Stoßvorgänge	183
14.1 Gerader zentraler Stoß	183 189 190 191
15.1 Freie ungedämpfte Schwingung	192 193 198

XII	Inhaltsverzeichnis
-----	--------------------

Prüfungsaufgaben Antworten zu den Fragen Ergebnisse der Übungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten) Ergebnisse der Prüfungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten) TEIL 3: Festigkeitslehre 1 Aufgaben der Festigkeitslehre 2 Beanspruchungsarten 3 Spannungen 3.1 Normalspannung und Schubspannung. 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung. 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis 3.5 Spannungsoptik 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung 4.2 Schubverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand 5 Wärmedehnungen und Wärmespannungen.		205 209 209 210 210 210 213 214
Ergebnisse der Übungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten). Ergebnisse der Prüfungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten). TEIL 3: Festigkeitslehre 1 Aufgaben der Festigkeitslehre 2 Beanspruchungsarten 3 Spannungen 3.1 Normalspannung und Schubspannung 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand (ESZ) 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung. 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis 3.5 Spannungsoptik 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung 4.2 Schubverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand		217
(meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten) Ergebnisse der Prüfungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten) TEIL 3: Festigkeitslehre 1 Aufgaben der Festigkeitslehre 2 Beanspruchungsarten 3.1 Normalspannung und Schubspannung 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand (ESZ) 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis 3.5 Spannungsoptik 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung 4.2 Schubsverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand		221
TEIL 3: Festigkeitslehre 1 Aufgaben der Festigkeitslehre 2 Beanspruchungsarten 3 Spannungen 3.1 Normalspannung und Schubspannung. 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand (ESZ) 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung. 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis 3.5 Spannungsoptik 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung 4.2 Schubsverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand. 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand		225
1 Aufgaben der Festigkeitslehre 2 Beanspruchungsarten 3 Spannungen 3.1 Normalspannung und Schubspannung. 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand (ESZ) 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung. 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis 3.5 Spannungsoptik 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung 4.2 Schubverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand. 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand.		231
2 Beanspruchungsarten		
3 Spannungen 3.1 Normalspannung und Schubspannung. 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand (ESZ) 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis. 3.5 Spannungsoptik. 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung 4.2 Schubverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand. 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand		233
3.1 Normalspannung und Schubspannung. 3.2 Zugstab – einachsiger Spannungszustand 3.3 Räumlicher (dreiachsiger) Spannungszustand 3.4 Ebener (zweiachsiger) Spannungszustand (ESZ) 3.4.1 Spannungen für gedrehte Schnittflächen 3.4.2 Größte und kleinste Normalspannung sowie größte Schubspannung. 3.4.3 MOHRscher Spannungskreis. 3.5 Spannungsoptik. 4 Verformungen und Verzerrungen 4.1 Dehnung und Querdehnung. 4.2 Schubverzerrung 4.3 Allgemeiner Verzerrungszustand. 5 Stoffgesetze 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand.		236
4.1 Dehnung und Querdehnung		239 239 240 242 244 245 247 253 256
 5.1 Zugversuch, Spannungs-Dehnungs-Diagramm, HOOKEsches Gesetz 5.2 Schubspannung und Schubwinkel 5.3 Elastizitätsgesetz für den ebenen Spannungszustand 		262 262 263 263
 5.5 Anwendung der einachsigen Stoffgesetze auf statisch bestimmte und statisch unbestimmte Stabw 5.5.1 Spannungen und Verformungen in einem statisch bestimmten Stabwerk 5.5.2 Spannungen und Verformungen in einem statisch unbestimmten Stabwerk 6 Arbeit und elastische Energie	verke	264 267 267 269 271 271 273

Inhaltsverzeichnis X	III
7 Einfache Beanspruchungsfälle und Festigkeitsbedingungen	281
 8.1 Spannung unter Innen- oder Außendruck	285 285 286 289
9.1 Kreiszylindrischer Behälter unter Innen- oder Außendruck	293 293 294
10.1 Flächenmoment 1. Grades (statisches Moment der Fläche)210.2 Flächenmomente 2. Grades210.2.1 Definitionen und Beispiele210.2.2 Parallelverschiebung der Bezugsachsen310.2.3 Drehung der Bezugsachsen3	297 297 298 298 301 301 302
11.1 Reine Biegung	308 308 308 312 315 321 327
12.1 Kreiszylindrische Stäbe312.2 Formänderungsarbeit312.3 Dünnwandige einfach geschlossene Profile312.3.1 Schubspannung312.3.2 Torsionswinkel3	331 336 337 337 338 342 343
13 Schub bei Querkraftbiegung	346
14.1 Elastische Knickung nach EULER	353 353 356
15 Dauer-, Zeit- und Betriebsfestigkeit	361
16.1 Die drei wichtigsten Hypothesen	364 365 367
17 Zusammengesetzte Beanspruchung von Stäben	369

XIV	Inhaltsverzeichnis

17.1 Biegung mit Normalkraft17.2 Biegung und Torsion17.3 Beliebige Lastkombination	372
18 Bauteilfestigkeit	380 381 384
19 D ehnungs m ess s treifen-Methode (DMS-Methode)	391
20 Satz von CASTIGLIANO	400
Prüfungsaufgaben	406
Antworten zu den Fragen	415
Ergebnisse der Übungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten)	421
Ergebnisse der Prüfungsaufgaben (meist mit Lösungshinweisen und Zwischenwerten)	426
Literaturverzeichnis (im Text zitierte und ergänzende Literatur)	429
Verwendete Symbole (mit den vorzugsweise verwendeten Einheiten)	431
Sachwortverzeichnis	

TEIL 1: Statik

Begriffe, Grundgesetze, Grundaufgaben

Kraft, Masse, Gewichtskraft, Gleichgewichtsaxiom, Wechselwirkungsgesetz, Verschiebbarkeit der Kraft längs ihrer Wirkungslinie, Kräfteparallelogramm, Krafteck, Hebelgesetz

In Teil 1 beschäftigen wir uns mit den Kräften, die auf einen starren (d. h. nicht verformbaren) ruhenden oder mit konstanter Geschwindigkeit translatorisch bewegten Körper einwirken, den sog. äußeren Kräften (z. B. Windkräfte, Auftriebskräfte). Von Interesse sind auch Kräfte, die zwischen starren Körpern (Kontaktkräfte) oder zwischen starren Körpern und deren Lagerungen (Lagerkräfte) wirken. Des Weiteren werden wir die Kräfte und Momente im Innern eines Körpers bestimmen.

1.1 Die Kraft

Die Kraft ist eine Größe, die den Bewegungszustand und/oder die Form eines Körpers ändern kann, s. Teil 2 und 3.

Die Kraft ist allgemein ein sog. gebundener Vektor.

Dieser ist festgelegt durch:

- 1. Betrag (Zahlenwert einschließlich Einheit)
- 2. Wirkungslinie
- 3. Richtungssinn
- 4. Angriffspunkt

Im Gegensatz zur Kraft ist z. B. die Temperatur ein Skalar. Bei diesem genügt die Angabe des Betrags._

Für den Kraftvektor schreiben wir \vec{F} (in der Literatur ist auch \vec{F} üblich) und für den Betrag beispielsweise F = 100 N. N (wie Newton) ist die Krafteinheit, benannt nach dem berühmten englischen Physiker ISAAC NEWTON¹.

Anschaulich wird die Kraft in einer Skizze, Bild 1.1. Zur maßstäblichen Darstellung benötigen wir den Kräftemaßstab m_{ps} , z. B.

$$m_{\rm F} = \frac{200 \text{ N}}{\text{cm}} .$$

¹ ISAAC NEWTON 1643 – 1727

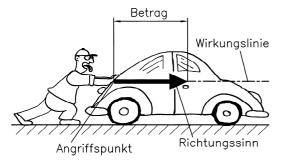


Bild 1.1 Die 4 Merkmale des gebundenen Kraftvektors

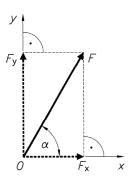
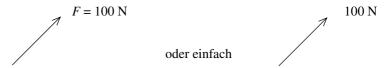


Bild 1.2 Die Kraft im kartesischen Koordinatensystem

Der 2 cm lange Pfeil bedeutet damit eine Kraft

$$F = 2 \text{ cm} \cdot m_F = 2 \text{ cm} \cdot \frac{200 \text{ N}}{\text{cm}} = 400 \text{ N}.$$

Oft wird die Pfeillänge nicht maßstäblich gezeichnet, stattdessen der Betrag neben die Pfeilspitze geschrieben:



Zur analytischen Beschreibung bezieht man die Kraft auf ein kartesisches *x*,*y*-Koordinatensystem, Bild 1.2.

Die Kraft \vec{F} ist analytisch festgelegt entweder durch die Komponenten

$$F_{x} = F \cdot \cos \alpha$$

$$F_{y} = F \cdot \sin \alpha$$
(1.1)

oder durch den Betrag F und den Winkel α zwischen \vec{F} und der x-Achse.

1.2 Masse und Gewichtskraft

Die Masse m ist die Materiemenge, die von der Körperoberfläche eingeschlossen wird. Sie beschreibt die Eigenschaft eines Körpers, die sich sowohl in Trägheitswirkungen gegenüber einer Änderung seines Bewegungszustandes als auch in der Anziehung auf andere Körper äußert.

Masse
$$m = \rho \cdot V$$
 in kg (1.2)

mit

V: Volumen in m³ u. ä.

ρ: Dichte in kg/m³, kg/dm³ u. ä.

Zwei Werte für p:

Stahl $\rho \approx 7.85 \text{ kg/dm}^3$ Aluminiumlegierung 2,7 kg/dm³ Jede Masse wird von der Erde angezogen, und zwar mit der

Gewichtskraft
$$\vec{F}_G = m \cdot \vec{g}$$
. (1.3a)

 \vec{g} ist die Fallbeschleunigung; sie zeigt zum Erdmittelpunkt hin, d. h. vertikal oder lotrecht nach unten.

$$g \approx 9.81 \text{ m/s}^2$$
 in der Nähe der Erdoberfläche

Betrag der Gewichtskraft:

$$F_G = m \cdot g = \rho \cdot g \cdot V$$
 in N (1.3b)

Die Gewichtskraft ist eine sog. eingeprägte Kraft. Sie spielt eine große Rolle in Statik und Dynamik.

Beispiel 1.1

Welche Masse m und welche Gewichtskraft F_G hat eine Stahlkugel vom Radius R = 10 mm und der Dichte $\rho = 7.85$ kg/dm³?

Lösung:

A5.1 entnehmen wir:

$$m = \rho \cdot \frac{4}{3}\pi \cdot R^3 = 7.85 \frac{\text{kg}}{\text{dm}^3} \cdot \frac{4}{3}\pi \cdot 10^3 \text{ mm}^3 \cdot \frac{10^{-6} \text{dm}^3}{\text{mm}^3}$$

$$m \approx 0.0329 \text{ kg}$$

Mit (1.3b) folgt:

$$F_{\rm G} = m \cdot g \approx 0.0329 \text{ kg} \cdot 9.81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \approx 0.323 \frac{\text{kgm}}{\text{s}^2} = 0.323 \text{ N}$$

mit der Umrechnung gemäß A1.1:

$$\frac{\mathbf{kg} \cdot \mathbf{m}}{\mathbf{s}^2} = \mathbf{N}$$

Die Masse wird vereinfachend meist mit dem Wägewert, d. h. dem Ergebnis einer Wägung in Luft (auch Gewicht genannt) gleichgesetzt. Als Einheiten werden außer dem Kilogramm auch Gramm und Tonne verwendet.

1.3 Das Gleichgewichtsaxiom

Bleibt ein Körper unter der Einwirkung beliebiger Kräfte in Ruhe, so befindet er sich im Gleichgewicht.

Das ist ein Axiom, d. h. eine Grunderkenntnis, die nicht mehr bewiesen werden kann, aber durch jahrhundertelange Erfahrung bestätigt wird.

1

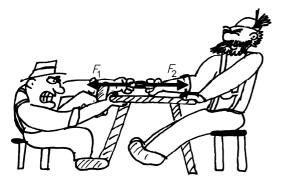


Bild 1.3 Zwei Kräfte im Gleichgewicht

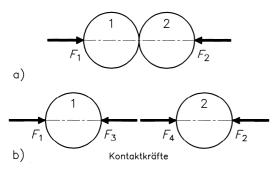


Bild 1.4 Kontaktkräfte

- a) zwei Körper in Kontakt
- b) Sichtbarmachen der Kontaktkräfte

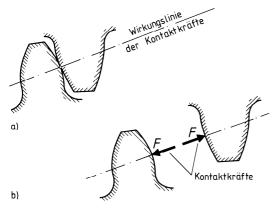


Bild 1.5 Kontaktkräfte bei Zahnrädern a) Zahnpaar momentan in Kontakt

b) Kontaktkräfte (Zahnkräfte)

Ein Sonderfall ist das Gleichgewicht von **zwei** Kräften, Bild 1.3. Hierfür gilt:

Zwei Kräfte sind im Gleichgewicht, wenn sie

- 1. die gleiche Wirkungslinie haben,
- 2. entgegengesetzt gerichtet und
- 3. gleich groß sind.

Alle 3 Bedingungen lassen sich in einer einzigen Vektorgleichung zusammenfassen:

$$\vec{F}_1 + \vec{F}_2 = 0$$
 bzw. $\vec{F}_1 = -\vec{F}_2$ (1.4)

Achtung: Die Vektoren sind entgegengesetzt gleich (Minus!); die Beträge sind direkt gleich ($F_1 = F_2$).

1.4 Das Wechselwirkungsgesetz

An der Berührstelle zweier Körper treten Kontaktkräfte (Berührkräfte) auf. Das sind im Gegensatz zu den äußeren Kräften \vec{F}_1 und \vec{F}_2 innere Kräfte für das Gesamtsystem und sie erscheinen somit in Bild 1.4a nicht. Rückt man die beiden Körper gedanklich auseinander, lassen sich die Kontaktkräfte einzeichnen, Bild 1.4b. Sie werden zu äußeren Kräften für die Einzelkörper oder Teilsysteme. \vec{F}_3 ist die Kraft vom Körper 2 auf den Körper 1, \vec{F}_4 vom Körper 1 auf den Körper 2.

Das Gleichgewichtsaxiom liefert:

Körper 1: $F_3 = F_1$

Körper 2: $F_4 = F_2$

Gesamtanordnung, Bild 1.4a: $F_1 = F_2$

Der Vergleich der drei Zeilen führt auf: $F_3 = F_4$.

Die Kräfte zweier Körper aufeinander sind stets gleich groß und entgegengesetzt gerichtet, kurz: actio = reactio.

Das ist das Dritte Grundgesetz von NEWTON, das sog. Wechselwirkungsgesetz.

Beispiele dafür gibt es beliebig viele: Sie drücken mit Ihrem Gewicht auf den Stuhl, der Stuhl drückt mit gleicher Kraft dagegen. Zwei Zahnräder kämmen miteinander, Bild 1.5a, die beiden Zahnflanken drücken mit gleicher Kraft aufeinander, Bild 1.5b, etc. pp.

1.5 Die Verschiebbarkeit der Kraft längs ihrer Wirkungslinie

Die 3 Situationen in Bild 1.6 sind in ihrer äußeren Wirkung gleichwertig, d. h. die Wirkung der Gewichtskraft $\vec{F}_{\rm G} = m \cdot \vec{g}$ auf die Lager ist in allen drei Fällen gleich. Das bedeutet:

Eine Kraft kann längs ihrer Wirkungslinie verschoben werden, ohne dass sich die äußere Wirkung ändert.

Achtung! In der Festigkeitslehre ist der Kraftangriffspunkt im Allgemeinen zu beachten. Das gilt auch für Kap. 10 und 11 von Teil 1 zur Bestimmung der inneren Kräfte.

1.6 Kräfteparallelogramm und Krafteck

Die beiden Schlepper in Bild 1.7a ziehen am Ozeanriesen mit den Kräften \vec{F}_1 und \vec{F}_2 . Die resultierende Kraft \vec{F}_R (kurz Resultierende) entspricht der Diagonalen des Kräfteparallelogramms. Es gilt somit der Satz (Axiom vom Kräfteparallelogramm):

Zwei Kräften \vec{F}_1 und \vec{F}_2 mit gemeinsamem Angriffspunkt ist eine einzige Kraft \vec{F}_R statisch gleichwertig, die am selben Punkt angreift und der Diagonale des von \vec{F}_1 und \vec{F}_2 gebildeten Parallelogramms entspricht.

Zur Konstruktion von $\vec{F}_{\rm R}$ genügt auch die Hälfte des Parallelogramms, das sog. Krafteck, Bild 1.7 b.

1.7 Die Zerlegung einer Kraft nach zwei nichtparallelen Wirkungslinien

Das ist die Umkehrung des vorangegangenen Problems.

Hierzu die Situation in Bild 1.8a. Die Gewichtskraft $\vec{F}_G = m \cdot \vec{g}$ wird durch die beiden Seilkräfte \vec{F}_1 und \vec{F}_2 gehalten. Wie lassen sich die Seilkräfte zeichnerisch bestimmen?

Die Resultierende $\vec{F}_{\rm R}$ der Seilkräfte muss der Gewichtskraft das Gleichgewicht halten. Diese Resultierende ist die Diagonale des Parallelogramms, das von $\vec{F}_{\rm l}$ und $\vec{F}_{\rm 2}$ gebildet wird, Bild 1.8b. Wir müssen also Parallelen zu den Seilen an $\vec{F}_{\rm R}$ zeichnen und erhalten damit

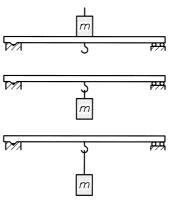
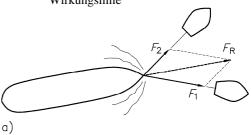


Bild 1.6 Verschiebung der Kraft längs ihrer Wirkungslinie



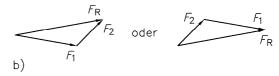


Bild 1.7 Die Resultierende von zwei Kräften

- a) Kräfteparallelogramm
- b) Krafteck

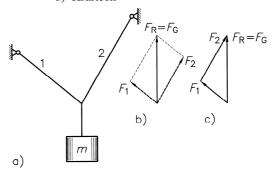


Bild 1.8 Zerlegung einer Kraft

- a) Gewicht an zwei Seilen
- b) Zerlegung von $F_{\rm R}$ mit Hilfe des Kräfteparallelogramms
- c) Zerlegung mit Hilfe des Kraftecks

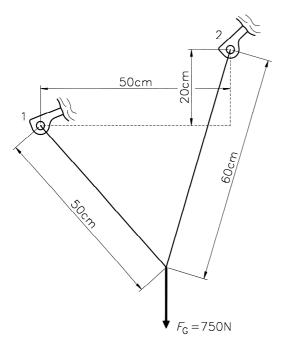


Bild 1.9 Kräftezerlegung beim Klettern, Übung 1.1

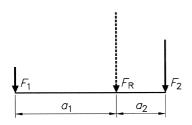


Bild 1.10 Die Resultierende $\vec{F}_{\rm R}$ der parallelen Kräfte \vec{F}_1 und \vec{F}_2

 \vec{F}_1 und \vec{F}_2 . Das Gleiche bekommen wir schneller über das Krafteck,

Eine weitere häufige Anwendung der Kräftezerlegung ist der Keil.

Übung 1.1

Ein Kletterer hat gemäß Bild 1.9 in den gezeichneten Abständen zwei Haken geschlagen und sich daran mit Hilfe zweier Schlingen von 50 cm bzw. 60 cm Länge gesichert.

Bestimmen Sie graphisch die Kräfte $\vec{F_1}$ und $\vec{F_2}$ der Haken 1 bzw. 2 auf die Schlingen, wenn der Kletterer mit seinem gesamten Gewicht (Gewichtskraft $F_G = 750 \text{ N}$) in der Sicherung hängt. Durch welche Maßnahme werden die Kräfte gleichmäßiger?

1.8 Das Hebelgesetz von ARISTOTELES² und ARCHIMEDES³

Gegeben sind 2 parallele Kräfte \vec{F}_1 und \vec{F}_2 im Abstand $a_1 + a_2$, Bild 1.10. Wo liegt die Wirkungslinie der Resultierenden $\vec{F}_{\rm R}$? Die Lösung liefert das Hebelgesetz.

Hebelgesetz: Die Hebelarme sind den Kräften umgekehrt proportional.

$$\frac{a_1}{a_2} = \frac{F_2}{F_1} \tag{1.5}$$

Für die Größe von $F_{\rm R}$ gilt:

$$F_{\rm p} = F_{\rm 1} + F_{\rm 2}$$

Ihre Wirkungslinie ist zu \vec{F}_1 bzw. \vec{F}_2 parallel.

Auch die umgekehrte Fragestellung lässt sich über das Hebelgesetz lösen: Die Zerlegung einer Kraft nach zwei Wirkungslinien, die zur ursprünglichen Kraft parallel sind. Hierzu folgendes Beispiel.

Beispiel 1.2

Der Radlader in Bild 1.11 hat mit Schaufelfüllung eine Gewichtskraft $F_G = 120 \text{ kN}$. Sie wirkt a = 0.5 m hinter dem Vorderrad. Der Radstand beträgt l = 3 m.

Mit welchen Kräften F_{v} und F_{h} drücken die Vorder- bzw. Hinterräder auf den Grund?

ARISTOTELES 384 – 322 v. Chr.
 ARCHIMEDES von SYRAKUS 287 – 212 v. Chr.

Nach dem Hebelgesetz gilt:

$$\frac{F_{\rm v}}{F_{\rm h}} = \frac{l-a}{a} = \frac{2.5 \text{ m}}{0.5 \text{ m}} = 5$$
 \rightarrow $F_{\rm v} = 5 F_{\rm h}$ (*)

 F_{v} und F_{h} sind zusammen so groß wie F_{G} :

$$F_{v} + F_{h} = F_{G}$$
 (**)

(*) in (**) liefert:

$$5 F_{h} + F_{h} = F_{G}$$

$$F_{\rm h} = \frac{F_{\rm G}}{6} = \frac{120 \text{ kN}}{6} = 20 \text{ kN}$$

$$F_{\rm v} = 5 F_{\rm h} = 100 \text{ kN}$$

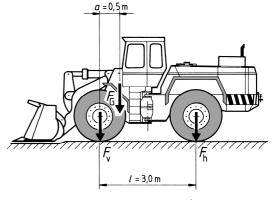


Bild 1.11 Die Zerlegung der Kraft \vec{F}_{G} in dazu parallele Kräfte \vec{F}_{v} und \vec{F}_{h}

- 1. Nennen Sie zwei äußere Kräfte.
- 2. Durch welche Merkmale ist der gebundene Kraftvektor festgelegt?
- 3. Wie hängt die Krafteinheit N mit den Basiseinheiten zusammen?
- 4. Unter welchen Bedingungen sind 2 Kräfte im Gleichgewicht?
- 5. Was besagt das Wechselwirkungsgesetz?
- Kann bezüglich der äußeren Wirkung eine Kraft längs ihrer Wirkungslinie verschoben werden?
- 7. Welche Bedeutung hat die Diagonale im Kräfteparallelogramm?
- 8. Wie lautet das Hebelgesetz?

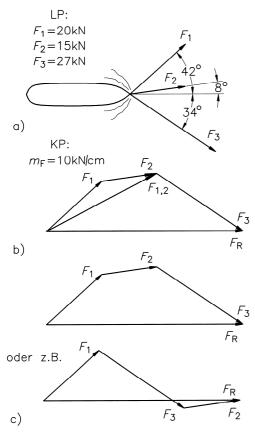


Bild 2.1 Konstruktion der Resultierenden

- a) Lageplan
- b) Kräfteplan mit der Zwischenresultierenden $\vec{F}_{1,2}$
- c) Kraftecke mit unterschiedlicher Kräftefolge

2 Die resultierende Kraft eines zentralen ebenen Kräftesystems

Vektoraddition der Kräfte, algebraische Addition der kartesischen Kraftkomponenten

Zentrales Kräftesystem heißt: Die Wirkungslinien aller Kräfte schneiden sich in einem gemeinsamen Punkt.

Außerdem sollen vorläufig alle Kräfte in der Zeichenebene liegen.

2.1 Graphische Lösung

Wieder nehmen wir das Beispiel Schiff, das diesmal von drei Schleppern gezogen wird, Bild 2.1 a. Näherungsweise wollen wir annehmen, dass die Taue am selben Schiffspunkt befestigt und horizontal sind.

Gemäß Kap. 1.6 zeichnen wir zunächst im Kräfteplan (KP) die Resultierende $\vec{F}_{1,2}$ aus den Kräften \vec{F}_1 und \vec{F}_2 , Bild 2.1b. Die Richtungen von \vec{F}_1 und \vec{F}_2 ergeben sich aus dem Lageplan (LP) durch Parallelverschieben. Anschließend fassen wir $\vec{F}_{1,2}$ mit \vec{F}_3 zur Gesamtresultierenden \vec{F}_R zusammen. Wenn noch mehr Kräfte wirken, setzen wir den Prozess fort, bis alle Kräfte im KP aufgetragen sind.

Es geht auch ohne Zwischenresultierende, Bild 2.1 c. Wir hängen einfach alle Kraftpfeile aneinander. Die Resultierende liegt zwischen dem Anfangspunkt der ersten Kraft und der Pfeilspitze der letzten Kraft. Die Reihenfolge der Kräfte spielt hierbei keine Rolle.

Das Aneinandersetzen der Kraftpfeile entspricht einer Vektoraddition:

$$\vec{F}_{R} = \vec{F}_{1} + \vec{F}_{2} + \vec{F}_{3} + \dots = \sum_{i=1}^{n} \vec{F}_{i}$$

Aus Bild 2.1 ergibt sich:

$$F_{\rm R} = 5.2 \text{ cm} \rightarrow F_{\rm R} \approx 52 \text{ kN}$$
 (nach rechts gerichtet)

2.2 Analytische Lösung

Jetzt denken wir uns die Kräfte in einem kartesischen Koordinatensystem, Bild 2.2a. Die Kraftpfeile können unmaßstäblich sein. Winkel zählen positiv im Gegenuhrzeigersinn, negativ im Uhrzeigersinn.

2.2 Analytische Lösung 9

Gemäß Kap. 1.1 zerlegen wir alle Kräfte in ihre Komponenten F_{xi} und F_{yi} .

$$F_{xi} = F_i \cdot \cos \alpha_i$$

$$F_{vi} = F_i \cdot \sin \alpha_i$$

 F_{x1} , F_{x2} ... zeigen alle in x-Richtung und dürfen deshalb algebraisch addiert werden. Das ergibt F_{Rx} . Analog dazu erhalten wir F_{Ry} . Anschließend lassen sich F_{R} (mit Hilfe des Satzes von PYTHAGO-RAS¹) und α bestimmen, Bild 2.2 b.

Größe und Richtung der resultierenden Kraft:

$$F_{\text{Rx}} = F_{\text{x1}} + F_{\text{x2}} + \dots = \sum_{i=1}^{n} F_{\text{xi}}$$
 (2.1a)

$$F_{\text{Ry}} = F_{\text{y1}} + F_{\text{y2}} + \dots = \sum_{i=1}^{n} F_{\text{yi}}$$
 (2.1b)

$$F_{\rm R} = \sqrt{F_{\rm Rx}^2 + F_{\rm Ry}^2} \tag{2.1c}$$

$$\alpha = \arctan \frac{F_{\rm Ry}}{F_{\rm Rx}} \tag{2.1 d}$$

 α legt nur die Richtung der Wirkungslinie fest. Der Richtungssinn ist anhand der Kraftkomponente $F_{\rm Rx}$ oder $F_{\rm Ry}$ zu klären.

Zahlenrechnung:

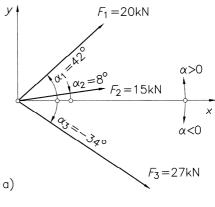
$$\begin{split} F_{\rm Rx} &= [20\cdot\cos42^\circ + 15\cdot\cos8^\circ + 27\cdot\cos(-34^\circ)] \; {\rm kN} \approx 52.1 \; {\rm kN} \\ F_{\rm Ry} &= [20\cdot\sin42^\circ + 15\cdot\sin8^\circ + 27\cdot\sin(-34^\circ)] \; {\rm kN} \approx 0.4 \; {\rm kN} \\ F_{\rm R} &= \sqrt{52.1^2 + 0.4^2} \; {\rm kN} \approx 52.1 \; {\rm kN} \\ \alpha &= \arctan\frac{0.4 \; {\rm kN}}{52.1 \; {\rm kN}} \approx 0.4^\circ \end{split}$$

Übung 2.1

Ein Tanker wird von drei Schleppern in den Hafen bugsiert, Bild 2.3. Von allen Schleppern sind die Zugrichtungen bekannt, die Zugkräfte dagegen nur von Schlepper 1 und 2.

Bestimmen Sie F_3 so, dass die resultierende Kraft \vec{F}_R auf den Tanker in die gewünschte Fahrtrichtung zeigt. Wie groß ist F_R ? Graphische und analytische Lösung.

- 1. Was heißt zentrales Kräftesystem?
- 2. Welche Vorzeichenregelung gilt für den Winkel zwischen *x*-Achse und Kraftpfeil?



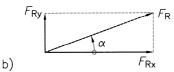


Bild 2.2 Analytische Bestimmung der Resultierenden

- a) Kräfte im kartesischen Koordinatensystem
- b) Bestimmung von F_R und α aus F_{Rx} und F_{Ry}

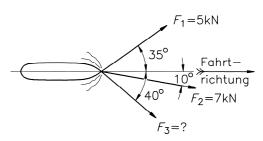


Bild 2.3 Zu Übung 2.1

¹ PYTHAGORAS 6. Jahrh. v. Chr.

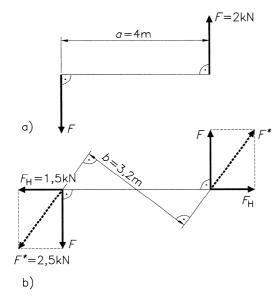


Bild 3.1 Kräftepaar

- a) Kräftepaar $F \cdot a$
- b) statisch gleichwertiges, gedrehtes Kräftepaar $F^* \cdot b$

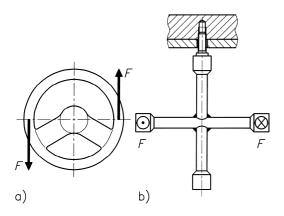


Bild 3.2 Beispiele für Kräftepaare

- a) beidhändiges Lenken
- b) Anziehen einer Schraube mit dem Kreuzschlüssel (links kommt die Kraft aus der Zeichenebene heraus, rechts geht sie hinein)

3 Kräftepaar und Moment einer Kraft

Moment des Kräftepaares, Gleichgewicht zweier Kräftepaare, Parallelverschiebung einer Kraft, Versetzungsmoment, Moment einer Einzelkraft, Momentenvektor, Parallelverschiebbarkeit des Momentenvektors, Moment einer Einzelkraft in Bezug auf den Koordinatenursprung

3.1 Das Kräftepaar

Gegeben sind gemäß Bild 3.1a zwei gleich große, entgegengesetzt gerichtete parallele Kräfte im Abstand *a*.

Wir berechnen das Produkt aus Kraft und Abstand:

$$F \cdot a = 2 \text{ kN} \cdot 4 \text{ m} = 8 \text{ kNm}$$

Jetzt nehmen wir zwei gleich große Hilfskräfte $\vec{F}_{\rm H}$ hinzu, Bild 3.1b. Sie verändern nichts, da sie sich insgesamt aufheben. Jedoch lassen sich \vec{F} und $\vec{F}_{\rm H}$ zur Kraft \vec{F}^* zusammenfassen.

Wieder berechnen wir das Produkt aus Kraft und Abstand:

$$F^* \cdot b = 2.5 \text{ kN} \cdot 3.2 \text{ m} = 8 \text{ kNm}$$

Die beiden Kräfte \vec{F} lassen sich nicht zu einer Resultierenden zusammenfassen, sondern nur umwandeln in wiederum gleich große, entgegengesetzt gerichtete parallele Kräfte \vec{F}^* .

Das Produkt aus Größe und dem Abstand der Wirkungslinien ist konstant.

Zwei Kräfte dieser Eigenschaft heißen Kräftepaar.

 $F \cdot a = F^* \cdot b = M^*$ heißt Moment des Kräftepaars (Einzelmoment).

Bild 3.2 zeigt zwei alltägliche Beispiele eines Kräftepaars: beidhändiges Drehen am Lenkrad und Anziehen einer Schraube mit dem Kreuzschlüssel.

Wir machen ein Experiment gemäß Bild 3.3. Eine Platte mit zwei Sechskantschrauben ist über zwei Kraftmessdosen aufgehängt. Mit einem Steckschlüssel üben wir zunächst auf die Schraube A ein Kräftepaar mit dem Moment $M^* = F \cdot a = 50$ Nm aus. Die rechte Kraftdose zeigt eine positive Kraft (Zugkraft) und die linke eine negative Kraft (Druckkraft) von $F^* = 50$ N an.

Biegeflächenmoment 322

Biegekritische Drehzahl 196

Biegehauptachsen 309

Abklingkoeffizient 198 Biegelinie 321 Dauerfestigkeit 361 Abklingzeit 203 Biegemoment 54ff. Dauerfestigkeitsversuch 361 dB-Skala 204 Abscheren 236, 281 Biegemomente von statisch Absolutbeschleunigung 135 bestimmten Trägern A3.1 Dehngrenze 265 Absolutgeschwindigkeit 131, 134 Biegemomente von statisch Dehnung 262 Amplitude 193 unbestimmten Trägern A14.2 Dehnungskreis, MOHRscher 394 Anfangsbedingung 194 Biegemomenten-Diagramm 55 Dehnungsmessstreifen – Methode Anstrengungsverhältnis 367 Biegeschwingung A6.1, A6.2 391 ff. Biegespannung 310 Aperiodischer Grenzfall 201 Deviationsmoment 162 Arbeit 141, 276 Biegesteifigkeit 322 Dichte 2, A9.3 Biegeverformungen von statisch Arbeitsprinzip 276 Differentialgleichung a,t-Diagramm 107 bestimmten Trägern A14.1 - der Biegelinie 322 - der Stabknickung 354 Äußere Arbeit 276 Biegeverformungen von statisch Äußerlich statisch bestimmt 74 unbestimmten Trägern A14.2 - der Schwingung 194, 198 Axiale Flächenmomente 298 Biegewechselfestigkeit 362, A10.1 DMS-Methode 391 ff. Drall 165 Biegewiderstandsmoment 310, A7.1 **B**ahn 103 Biegewinkel 321 Drallsatz 166 Bahnbeschleunigung 107 Biegezugspannung 310 Drehbewegung 112, 123 Balken 29ff. Biegung 308ff. Drehimpuls 165 Balken auf zwei Stützen 29, 54ff. gerade 308 ff. Drehimpulssatz 166 Bandbremse 82 mit Querkraft 315 Drehpol 127 Basisvektoren 103 - reine 308 ff. Drehschwingung 196, A6.1 - schiefe 312ff. Drehsinn eines Moments 12 Baustähle, Zugfestigkeiten A9.5 Bauteilfestigkeit 380 Bogenschubkurbel 130 Drehstoß 191 Beanspruchungsarten 236 Bogenträger 64 Drehung 123 Drehvektor 124 Beanspruchungsfälle 362 Bolzenverbindung 281 Begleitendes Dreibein 120 BREDTsche Formeln 338, 339 Drehzahl 113 - kritische 196 Behälter BREWSTERsches Gesetz 257 - dickwandige A15.1, A15.3 Dreiachsiger Spannungszustand Bruchdehnung 266 - dünnwandige 293 Bruchfläche 361 242, 365 BERNOULLIsche Hypothese 309 Dreibein, begleitendes 120 Beschleunigung 104 CORIOLIS-Beschleunigung 117, Dreigelenkbogen 32 Beschleunigungs-Zeit-Diagramm Druck 279 135 CORIOLIS-Kraft 180 Druckbeanspruchung Beschleunigungsvektor 104 COULOMBsches Gesetz 77 Druckspannung 243 Betriebsfestigkeit 363 CULMANNsche Gerade 23 Dünnwandige Behälter 293 Bewegungsgesetz 145 Dünnwandige Profile 337, 342 Bewegungsgröße 195 **D**'ALEMBERTsche Trägheitskraft Dünnwandige Ringe 285 Durchbiegung 321 Bewegungsmöglichkeiten eines Körpers 16, 37, 123 Durchlässigkeit 211 D'ALEMBERTsches Hilfsmoment Bezugssystem 131 174 Dynamische Beanspruchung 237, Biegedruckspannung 310 Dämpfer 198 361 Biegefestigkeit 311 Dämpfung 198ff.

Dämpfungsgrad 199, A6.3

Dämpfungskoeffizient 198

Dauerbruch 361

Ebene Bewegung 103ff., 123ff.,

Ebener Spannungszustand 244 ff.

164ff.

Gewicht 3 Ebenes Kräftesystem 8, 14, 19 Festlager 17, 38 Eigenkreisfrequenz 194, 196 Flächen-Deviationsmoment Gewichtskraft 3 Eigenkreisfrequenzen von homogenen Flächenmoment 1. Grades 297 Gleichförmige Kreisbewegung 113 Biegestäben A6.2 Flächenmoment 2. Grades 298ff., Gleichgewicht von drei nichtparalle-Eigenkreisfrequenzen von Schwingern A7.1 len Kräften 19 mit einem Freiheitsgrad A6.1 Gleichgewichtsaxiom 3 Flächenmoment, polares Eigenschwingung 192 Flächenmomente, axiale 298, A7.1 Gleichgewichtsbedingungen 19, 37 Einachsiger Spannungszustand 240 Flächennormale 54, 243 Gleitbruch 241 Eingeprägte Kraft 3 Flächenpressung 281 Gleitreibung 77 Einheitsvektor 103 Fliehkraft 147 Gleitreibungskraft 77 Einspannung 17, 62 Fließspannung 280 Gleitreibungswinkel 78 Einzelkraft 29 $F_{\rm N}$ -Verlauf 65ff. Gleitreibungszahl 77, A4.2a, A4.2b Einzelmoment 10 Formänderungsarbeit Grenz-Schwingspielzahl 361 Elastische Knickung 353 ff. - bei Biegung 328 Größeneinfluss 385 Elastische Energie 276 – bei Torsion 336 Größenfaktoren 386 Grundaufgaben der Kinematik 108 - bei Zug und Druck 279 Elastische Linie 321 Elastischer Stoß 184 Formel von A. FÖPPL für das GULDINsche Regeln 51 Elastizitätsgesetz 267 Torsionsflächenmoment 342 Elastizitätsgrenze 266 Formzahl 382 Haftreibung 77 Elastizitätsmodul 265, A9.1 Formzahldiagramme A11.1 Haftreibungskraft 77 $F_{\rm O}$ -Diagramm 55 Haftreibungssektor 78 Energie F_0 -Verlauf 55 – der Feder 142 Haftreibungswinkel 78 - der Lage 142 Freie Schwingung 193ff., 198ff. Haftreibungszahl 77, A4.1 - der Rotation 168 Freier Fall mit Luftwiderstand 147 Haftreibungszahlen von Pressverbänder Translation 157 Freier Fall ohne Luftwiderstand 107 den A4.3 Harmonische Schwingungen 193 - elastische 276 Freiheitsgrad 16, 123 – kinetische 157, 168 Freimachen 16 Hauptachsen 162, 247, 302 – potentielle 142 Fremderregung 192, 205 Hauptflächenmomente 302 Frequenz 193 Energiesatz 158 Hauptspannungen 247, 365 Entartete Lagerung 18 Frequenzverhältnis 207 Hauptträgheitsmomente 162 Entlastungskerben 382 Fügen 288 Hebelarm 12 Erregerkreisfrequenz 205 Führungsbeschleunigung 135 Hebelarm der Rollreibung 84 Erregungsarten 205 Führungsgeschwindigkeit 131, 134 Hebelgesetz 6 Erzwungene Schwingung 205 ff. Führungskraft 180 HERTZsche Flächenpressung 281 EULER-Fälle 355 Hintereinanderschaltung von Federn EULER-Hyperbel 356 A6.1 EULERsche Knicklast 355 GALILEI, G., freier Fall 107 Hobelmaschine, Kinematik einer Exzentrischer Stoß 190 Gartenschere 20 220 EYTELWEINsche Gleichung 81 Gedämpfte Schwingung 198ff. Homogener Spannungszustand 240, Gelenk 17, 38 Fachwerk 74ff. HOOKEsches Gesetz 265 GERBER-Träger 30 Fahrgeschäfte 139, 149, 150, 160 Gesamtwirkungsgrad 143 Fallbeschleunigung 3 Geschwindigkeit 104 Impuls 151 Feder 142 Geschwindigkeits-Zeit-Diagramm Impulserhaltungssatz 152 Feder-Masse-Dämpfer-Schwinger 107 Impulssatz 151 Geschwindigkeitspol 127 Impulssatz mit veränderlicher Masse 198 Feder-Masse-Schwinger 193 Geschwindigkeitsvektor 104 153 Gestaltänderungsenergiehypothese Inertialsystem 102 Federkonstante 279 Festigkeitshypothesen 364ff. 366 Innere Arbeit 276 Festigkeitslehre 233 ff. Getriebewelle 40, 42, 45, 69, 71, Innere Kräfte und Momente 4, 16,

327, 330

54

Festigkeitsbedingung 233, 279, 364

Innerlich statisch bestimmt 74	Kreiszylindrischer Behälter 293	Momentenstoß 166
Isochromatenordnung 259	Kreuzschubkurbel 115	Momentenvektor 12
Isotropes Material 267	Kritische Drehzahl 196	$M_{\rm r}$ -Verlauf 70
•	Krümmungsradius 121	·
Kartesische Koordinaten 2, 33	Kugelbehälter 294	Natürliche Koordinaten 110
Kerbempfindlichkeitszahl 384,	Kupplungsvorgang 188, 191	Negatives Schnittufer 54, 243
A11.2		Nennspannung 382
Kerbfälle 382	Lageplan 8	Neutrale Faser 311
Kerbparameter 382	Lager 16ff.	NEWTONsche Grundgesetze 145
Kerbwirkung 381	Lagerreaktionen 16	Nietverbindung 281
Kerbwirkungszahl 383, A11.3	 von statisch bestimmten Trägern 	Nockensteuerung 116, 219
Kesselformel 294	29 ff., 37 ff., A3.1	Normalbeschleunigung 111
Kilogramm A1.1	 von statisch unbestimmten 	Normalkraft 54
Kinematik 103 ff.	Trägern A14.2	Normalspannung 239
Kinetik 141 ff.	Lagerung ebener Körper 16ff.	Normalspannungshypothese 365
Kinetik der ebenen Bewegung des	Lagerung räumlicher Körper 37 ff.	Null-Linie 311, 313
starren Körpers 164ff.	Längenänderung 262	Nullstab 75
Kinetik der Relativbewegung 180ff.	LEHRsches Dämpfungsmaß 199	Nutzarbeit 143
Kinetische Energie 157, 168	Leistung 143	Tratzaroett 113
Kippen 12, 45	Linear-elastisches Material 265	Oberflächeneinfluss 384
Klebverbindung 282	Linear-elastisches isotropes Material	Oberflächenfaktor 385
Knicken, elastisches 353	267	Oberspannung 362
Knicken, plastisches 357, A12.1	Linearer Schwinger 192	Ortsvektor 103
Knicklänge 355	Linienschwerpunkt 48	Ortsvektor 103
Knicklast, EULERsche 355	Lochleibungsdruck 281	PAPPUS-GULDINsche Regeln
Knicksicherheit 357	Lochleibungsspannung 281	51
Knickspannung 356	Logarithmisches Dekrement 203	Parallelschaltung von Federn A6.1
Knickung 353 ff.	Loslager 17	Parallelverschiebung 123
Knoten 74	Lötverbindung 282	Parallelverschiebung einer Kraft 11
Komponenten des Kraftvektors 2,	Lotverbindung 202	Pendel, mathematisches A6.1
33	Malteserkreuz-Schrittgetriebe 138	Pendel, physikalisches A6.1
Komponenten des Momentenvektors	Masse 2	Pendellänge A6.1
34	Massen homogener dünner Schalen	Pendelstütze 17, 74
Kontaktkräfte 4	A5.2	Periodendauer 193
Koppelschwingungen 214	Massen homogener Körper A5.1	Phasenverschiebung 194
Krafteck 5	Massenmittelpunkt 47	Phasenwinkel 194
Kräftepaar 10ff.	Massenpunkt 101	Plastisches Biegewiderstandsmoment
Kräfteparallelogramm 5	Mathematisches Pendel A6.1	311
Kräfteplan 8	$M_{\rm b}$ -Diagramm 55	Plastisches Grenzbiegemoment 311
Kräftesystem	M_b -Blagramm 33 M_b -Fläche 55	Plastischer Stoß 185
beliebiges r\u00e4umliches 36	M_b -Verlauf 55	Pleuelstange 127
nicht zentrales ebenes 14	Mechanische Arbeit 141	POISSON-Zahl 265
- zentrales ebenes 8	Mehrachsige Beanspruchung 364	Pol 15
zentrales coeneszentrales räumliches36	Mittelspannung 362	Polares Flächenmoment 299
Kraftstoß 152	MOHRscher Dehnungskreis 394	Polarkoordinaten 116
Kraftvektor 1	MOHRscher Spannungskreis 253,	Polfigur 15
Kraftzerlegung 5, 22	394	Polstrahlen 15
Kraitzenegung 5, 22 Kreisbahn 112	Moment	Portalroboter 121
Kreisfrequenz 193, 194, 199	– einer Kraft 11	Postives Schnittufer 10, 243
Kreiszylinder auf schiefer Ebene	einer Krafteines Kräftepaares10	Potentielle Energie 142
170, 174, 175	Momentanpol 127	Profilmittellinie 337
,,	1.101110111mipo1 12/	

Profilwerte von Walzprofilen A8.1 Resultierende Kraft 5, 8, 14, 15, 36 Schubmodul 267 bis A8.7 Resultierende Normalspannung 369 Schubspannung 239 Proportionalitätsgrenze 265 Resultierendes Moment 12, 36 bei Querkraftbelastung 347 Punktableitung 104 Riemenreibung 80ff. - bei Torsion 333 Punktmasse 101 Riementrieb 80ff. - in Verbindungsmitteln 281, 282 - maximale 249 Ringe Querdehnung 263, 265 - dickwandige A15.1 Schubspannungshypothese 366 Ouerdehnzahl 265, A9.2 dünnwandige 285 Schubverzerrung 263 Schubwinkel 263 Ouerkraft 54 RITTER-Schnitt 76 Querkraft, Schubspannung infolge Rollbedingung 84, 175 Schwache Dämpfung 199 347 Rollenlager 17 Schweißverbindung 282 Querkraft-Diagramm 55 Rollreibung 83 Schwellende Beanspruchung 362 Rollreibung, Hebelarm der 84 Ouerkraft-Diagramme von statisch Schwellfestigkeit 362 bestimmten Trägern A3.1 Rollreibungszahl 84 Schwerpunkt 46ff. Rollwiderstand 83 Ouerkraft-Fläche 55 – von ebenen Flächen 50, A2.2 Querkraftbiegung 315 - von Linien 48, A2.3 Rotation 123 Ouerkraftfreie Biegung 308 Rotation – von Körpern 47 Querkraftschub 346ff. - um eine Achse durch den - von Mantelflächen 48, A2.1 Quetschgrenze 357 Momentanpol 170 - von Volumina 48, A2.1 – um eine feste Achse 170 Schwerpunktfaser 308 **R**ad 83 um eine Trägheitshauptachse Schwerpunktsatz 151 Radialkraft 42 Schwingbruchfläche 361 durch den Schwerpunkt 165 Radiallager 38 Rotierender Ring 289, A15.1 Schwingspielzahl 361 Rahmen 65 ff. Ruhende Beanspruchung 237, 362 Schwingung, Differentialgleichung Rahmen ohne und mit Verzweigung Rutsche 121 der 194, 198 Schwingungen 65 ff., 71 Satz von CASTIGLIANO 398 Raketenbewegung 153 - erzwungene 205 ff. Randbedingungen 323, 354 - freie gedämpfte 198ff. Satz von den zugeordneten - freie ungedämpfte 193 ff. Randschicht-Verfestigungsfaktor Schubspannungen 243 385 Satz von STEINER 162, 301 Schwingungsamplitude 193 Räumliche Lagerung 37 Scherspannung 281 Schwingungsdämpfung 210 Schwingungsformen von homogenen Räumliche Punktbewegung 120 Scherung 263, 281 Räumlicher Spannungszustand Schiebung 263 Biegestäben A6.2 Schiefe Biegung 312ff. Schwingungsfrequenz 193 242 ff., 365 Schiefe Ebene 146 Schwingungsisolierung 210ff. Räumliches Kräftesystem 33 ff. Reaktionskräfte 16 Schiefer Stoß 189 Schwingungsstörung 210 Reduzierte Masse 190 Schiefer Wurf 104 Schwingungstilgung 214ff. Reduziertes Trägheitsmoment 172 Schlankheitsgrad 356 Seileckverfahren 15, 26 Reibung 77 ff. Schlusslinie 26 Seilkraft 80 Seilreibung 80ff. Schmiegeebene 120 Reibungsarbeit 142 Reibungskraft 77 Schnittgrößen 54 Seilstrahlen 15 Reine Biegung 308ff. Schnittkräfte und -momente 54 SI-Einheitensystem A1.1 Reißlänge 290, A9.6 Schnittprinzip 54 Sicherheitsbeiwert 233, A10.2 - gegen Bruch 280 Relativbeschleunigung 135 Schnittufer, positives und negatives Relativbewegung 131 ff. 54, 243 - gegen Dauerbruch 388 Relativbewegung, Kinetik der Schrumpfspannung 287 ff. - gegen Fließen 280 Schrumpfverbindung 287 ff., A15.4 gegen Knicken 357 180ff. Relativgeschwindigkeit 131, 134 Schub 281 ff., 346 ff. Sicherheitsnachweis 234 Resonanz 208 Schubfluss 337 Spannung 239ff. Resultierende 5, 8, 14, 15, 36 Schubkurbel 114 Spannungs-Dehnungs-Diagramm

Schubmittelpunkt 350, A7.3

264

Resultierende Geschwindigkeit 131

Spannungsausschlag 361 Stufenprinzip 156 Spannungskonzentration 381 Stützwirkung 380, 384 Spannungskreis, MOHRscher 253, Stützzahl - dynamische 384 Spannungsoptik 256ff. – plastische 380 Spannungsoptische Konstante 258 Spannungsverhältnis 362 Spannungszustand 153 - ebener (zweiachsiger) 244 ff. - einachsiger 240ff. - räumlicher (dreiachsiger) 242 ff. Spezifische innere Arbeit 277 Spezifischer Torsionswinkel 332 s,t-Diagramm 107 Stab 74 Tonne 3, A1.3 Stabilitätsproblem 353 Torsion 331ff. Stabkräfte 74 Stabwerk, statisch bestimmtes 74, Stabwerk, statisch unbestimmtes 273 Standseilbahn 179 Starrer Körper 1, 101 Statisch bestimmt 18, 74 Torsionsmoment 54 Statisch unbestimmt 18 Statisch unbestimmte Systeme Torsionssteifigkeit 333 - bei Biegung 324, 401, 404, A14.2 - bei Torsion 341 A10.1- bei Zug und Druck 273, 403 Statische Belastung 238 A7.2 Statisches Moment der Fläche 50, Torsionswinkel 333 Tragwerke 29ff. 297, 347 STEINERscher Satz 162, 301 Steinzange 80, 86 Stoffgesetze 264ff. Trägheitsgesetz 145 Stoß 183 ff. - elastischer 184 Trägheitskraft 146 Trägheitsmoment 161ff. – gerader exzentrischer 190 - gerader zentraler 183 Trägheitsmomente - mit und ohne Energieverlust 185 – plastischer 185 - schiefer zentraler 189 Trägheitsradius 356 - teilelastischer 185 Translation 123 Stoßmittelpunkt 190 Trennbruch 241 Stoßnormale 183 Turbinenstufe, Kinetik einer 153 Stoßzahl 185 Streckenlast 29, 56 Streckgrenze 266 Überkritische Erregung 208 Überlagerungsprinzip 268 Strichableitung 104

Superpositionsprinzip 268 System mit veränderlicher Masse Tangenteneinheitsvektor 110 Tangentialbeschleunigung 111 TETMAJER-Gerade 357 Thermische Dehnung 269 Thermischer Längenausdehnungskoeffizient 269, A9.4 dünnwandiger einfach geschlossener Profile 337ff. dünnwandiger offener Profile kreiszylindrischer Stäbe 331 ff. Torsionsfederkonstante 196 Torsionsflächenmoment 332, A7.2 Torsionsschubspannung 333 Torsionsschwingung 196, A6.1 Torsionswechselfestigkeit 362, Torsionswiderstandsmoment 333, Träger gleicher Biegespannung 319 Trägheitsdrehmoment 174 Trägheitshauptachsen 162 homogener dünner Schalen A5.2 homogener Körper A5.1 Turbinenstufe, Kinematik einer 132

von MISES-Hypothese 366 Vorspannkraft 274 *v*,*t*-Diagramm 107 Wanddrehkran 19 Wägewert 3 Wärmedehnung 269 Wärmespannung 269 Wechselfestigkeit 362, A10.1 Wechselwirkungsgesetz 4, 145 Weg 107 Weg-Zeit-Diagramm 107 Wegkoordinate 107 Werkstoffkennwerte 233 Wertigkeit von Lagern 17 Winkelbeschleunigung 112

Überlastungskerben 383 Umfangsgeschwindigkeit 113 Umfangskraft 81 Umlaufgetriebe 126, 218 Umschlingungswinkel 81 Ungedämpfte Schwingung 193 ff. Unterkritische Erregung 208 Unterspannung 362 Unwucht 205 Unwuchterregung 205

Vektor 1 - freier 12 - gebundener 1 Vektoraddition 8 Vektorprodukt 124 Veränderliche Masse 153 Verbindungsmittel 281 Verdrehkritische Drehzahl 196 Verdrehwinkel 333 Verformung - des Biegebalkens 321 ff. des Torsionsstabes 331 ff.

- des Zug- und Druckstabes 279 Vergleichsspannungen 364ff., A13.1 Vergleichsmoment 373 Vergrößerungsfaktor 206 ff. Vergrößerungsfunktion 206ff. Verlustarbeit 142 Versetzungsmoment 11 Verwölbung 337 Verzerrung 262ff. Verzerrungsarbeit 276 Viskose Dämpfung 198 Volumendehnung 270

Winkelgeschwindigkeit 112
Wirkungsgrad 143
Wirkungslinie 2
WÖHLER-Diagramm 362
Wölbfreie Profile 337
Wurfparabel 104

Zahnrad-Getriebewelle 40, 42, 69, 71, 327, 330

Zeitfestigkeit 362

Zeitkonstante 203

Zeitschwingfestigkeit 362

Zeitverlauf einer Belastung 237

Zentrales Kräftesystem, ebenes 8

Zentrales Kräftesystem, räumliches 36
Zentrifugalkraft 147
Zentripetalbeschleunigung 111
Zentripetalkraft 147
Zerlegung einer Kraft 5, 22
Zug 279
Zugdruckwechselfestigkeit 362, A10.1
Zugeordnete Schubspannungen 243
Zugfestigkeit 266, A9.5
Zugspannung 243
Zugstab 279

Zugversuch 264 ff.
Zulässige Spannungen 280
Zusammengesetzte Beanspruchung
von Stäben 369 ff.
Zusammensetzung von Kräften 5, 8,
14, 15, 36
Zwangskräfte 16
Zweiachsiger Spannungszustand
244 ff.
Zweigelenkstab 17, 74
Zylinderkoordinaten, Geschwindigkeit
und Beschleunigung in 120