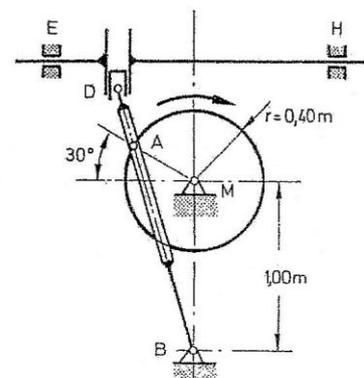
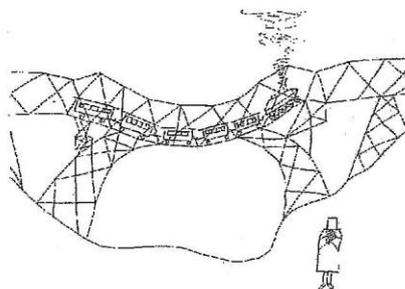
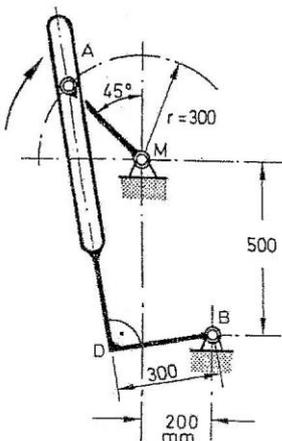
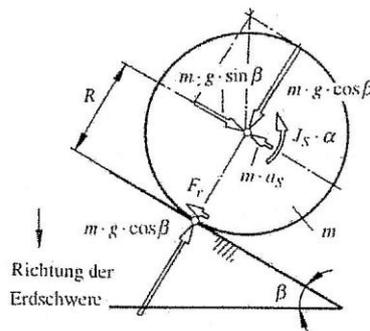
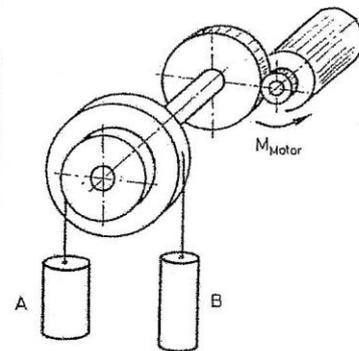
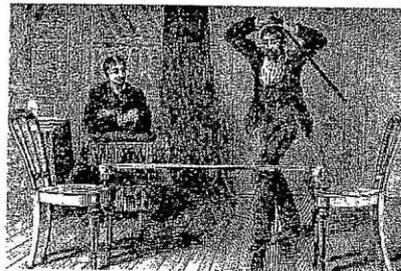
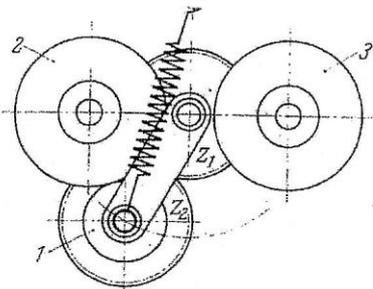


**Modul:  
Technische Mechanik  
Kinematik und Kinetik**



„Die Mechanik erfreut sich unter den  
Ingenieuranfängern eines üblen Rufes:  
In der Tat ist die Kombination aus Sinn für  
das Wesentliche eines Problems,  
mathematischer Gewandtheit und  
Fähigkeit, die Endgleichungen zu deuten,  
nicht leicht zu erlernen.“

K. Marguerre

## VORBEMERKUNGEN

Im Fach Kinematik/Kinetik des Studiengangs Mechatronik/Mikrosystemtechnik, ebenso wie im Maschinenbau, werden die Grundlagen der Bewegungslehre von Massenpunkten und starren Körpern behandelt. Dabei kann in der zur Verfügung stehenden Zeit nur ein sehr kleiner Ausschnitt aus diesen umfangreichen Gebieten so dargestellt werden, dass der Student befähigt wird, selbstständig Aufgaben zu rechnen.

In der **Kinematik** „Lehre von der Bewegung von Körpern und Punkten“ werden die Bewegungen ohne Untersuchung ihrer Verursachung (durch Kräfte oder Momente) und ihrer Wirkungen betrachtet. Die **Kinetik** ist dagegen die Lehre von den Wechselwirkungen zwischen Kräften und den Bewegungen von Massen.

Der Ingenieur, der in der Praxis mit kinematisch-kinetischen Aufgaben konfrontiert wird, wird sich im Allgemeinen tiefer in das Fachgebiet einarbeiten müssen. Die Vorlesung kann ihm dafür nur das Grundlagenwissen vermitteln.

Die in diesem Skriptum enthaltenen Aufgaben haben ausgesprochen elementaren Charakter und sollen den Studenten mit den wesentlichen Gesetzen der Kinetik vertraut machen. Die aus praktischen Problemen resultierenden Aufgaben sind mit den gleichen Gesetzen und den vorgestellten Verfahren zu behandeln, sind jedoch meist nur mit wesentlich höherem Aufwand bei Verwendung anspruchsvollerer mathematischer Verfahren lösbar. Oft führen nur numerische Lösungsverfahren unter Benutzung des Computers zum Ziel.

Der Textteil lehnt sich eng an das Buch meines ehemaligen Kollegen J. Dankert [3] an, während die Aufgaben selbst erstellt wurden oder aus anderen Sammlungen stammen.

Inhaltsverzeichnis

<b>1. Kinematik des Punktes</b>	<b>(Motion of a Particle)</b>	<b>6</b>
1.1. Geradlinige Bewegung des Punktes		6
1.1.1. Weg, Geschwindigkeit, Beschleunigung		6
1.2. Allgemeine Bewegung des Punktes		9
1.2.1. Darstellung der Bewegung, Ortsvektor, Geschwindigkeitsvektor		9
1.2.2. Beschleunigungsvektor, Bahn- und Normalbeschleunigung		10
1.2.3. Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung		11
<b>2. Kinematik starrer Körper</b>	<b>(Motion of a Rigid Body)</b>	<b>15</b>
2.1. Die ebene Bewegung des starren Körpers		15
2.1.1. Translation und Rotation		16
2.1.2. Der Momentanpol		17
2.1.3. Geschwindigkeit und Beschleunigung		22
2.2. Relativbewegung		24
2.3. Systeme starrer Körper		31
2.3.1. Freiheitsgrade, Zwangsbedingungen		31
2.3.2. Ebene Systeme		32
<b>3. Kinetik des Massenpunktes</b>	<b>(Particle Dynamics)</b>	<b>34</b>
3.1. Dynamisches Grundgesetz		34
3.2. Kräfte am Massenpunkt		34
3.2.1. Gravitation und Schwerkraft		35
3.2.2. Federkräfte		35
3.2.3. Massenkraft, das Prinzip von d’ALEMBERT		35
3.3. Integration des dynamischen Grundgesetzes		37
3.3.1. Der Impulssatz		37
3.3.2. Arbeit, Energie, Leistung		38
3.3.3. Der Energiesatz (Energy Equation)		39

<b>4.</b>	<b>Kinetik starrer Körper (Dynamics of Rigid Body))</b>	<b>42</b>
4.1.	Translation	42
4.2.	Rotation um eine feste Achse	42
4.3.	Massenträgheitsmoment (Moment of Inertia)	43
4.3.1.	Massenträgheitsmoment einfacher Körper	44
4.3.2.	Der Satz von STEINER	45
4.4.	Ebene Bewegung starrer Körper	47
4.4.1.	Das Prinzip von d’ALEMBERT	47
4.4.2.	Energiesatz	49
<b>5.</b>	<b>Kinetik des Massenpunktsystems (Dynamics of Systems of Particles)</b>	<b>54</b>
5.1.	Der Impulssatz	54
5.2.	Stoß (Impact)	55
5.2.1.	Der gerade zentrische Stoß	56
5.2.2.	Der schiefe zentrische Stoß	59
<b>6.</b>	<b>Schwingungen (Mechanical Vibrations)</b>	<b>61</b>
6.1.	Harmonische Schwingungen	61
6.2.	Freie ungedämpfte Schwingung	63

**Formelsammlung**

Literatur

- Dankert, J. und H.: Technische Mechanik  
Springer Verlag, Berlin, 2013  
[www.dankertdankert.de](http://www.dankertdankert.de)
- Böge, W.: Formeln und Tabellen zur  
Technische Mechanik  
Springer Verlag, Berlin, 2017
- Kabus, K.: Mechanik und Festigkeitslehre  
Hanser Verlag, München, 2017
- Hauger, Schnell, Gross: Technische Mechanik, 3. Kinetik  
Springer Verlag, Berlin, 2019
- Will, P., Lämmel, B.: Kleine Formelsammlung Technische Mechanik  
Hanser Verlag, Leipzig, 2009

## 1. KINEMATIK DES PUNKTES

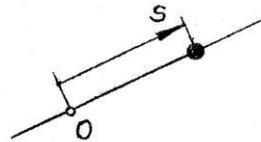
Für zahlreiche Problemstellungen der Kinematik und Kinetik genügt es, von einem sich bewegenden Körper nur die Bewegung eines speziellen Punktes zu betrachten. Darüber hinaus ist die Kinematik des Punktes die Basis für die Behandlung komplizierterer Aufgabenstellungen.

Bei den im Folgenden angestellten Überlegungen ist es nicht erforderlich, dass man stets nur den (unendlich kleinen) Massenpunkt als Gegenstand der Betrachtungen ansieht. Man sollte vielmehr von der Vorstellung ausgehen, dass die Bewegung eines Punktes beschrieben wird, der zu einem Körper mit endlichen Abmessungen und komplizierter Struktur gehören kann.

### 1.1. Geradlinige Bewegung des Punktes

#### 1.1.1. Weg, Geschwindigkeit, Beschleunigung

Die Bewegung eines Punktes entlang einer geraden Linie wird vollständig beschrieben durch Angabe einer Zeit-Funktion:



$$s = s(t)$$

Dabei wird die Wegkoordinate  $s$  von einem beliebig festzulegenden Anfangspunkt ausgezählt,  $s(t)$  gibt dann die Lage des Punktes zu jedem Zeitpunkt  $t$  an, wobei auch der Anfang der Zeitzählung ( $t = 0$ ) eindeutig festgelegt werden muss.

Die Geschwindigkeit  $v$  ist ein Maß dafür, wie schnell sich die Wegkoordinate  $s$  mit der Zeit ändert. Als *mittlere Geschwindigkeit* in einem Zeitintervall  $\Delta t = t_2 - t_1$  (der Punkt legt während  $\Delta t$  den Weg  $\Delta s = s_2 - s_1$  zurück) wird der Quotient

$$v_m = \frac{s_2 - s_1}{t_2 - t_1} = \frac{\Delta s}{\Delta t}$$

definiert, die *Momentangeschwindigkeit* ergibt sich daraus durch Übergang zum unendlich kleinen Zeitintervall:

$$v = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta s}{\Delta t} = \frac{ds}{dt} = \dot{s}(t)$$

Der Punkt über der Koordinate deutet die Ableitung nach der Zeit an.

Analog zur Geschwindigkeit als Maß für die Änderung der Wegkoordinate wird die Beschleunigung  $a$  als Maß der Geschwindigkeitsänderung definiert.

Die **mittlere Beschleunigung** im Zeitintervall  $\Delta t = t_2 - t_1$  errechnet sich nach der Formel

$$a_m = \frac{v_2 - v_1}{t_2 - t_1} = \frac{\Delta v}{\Delta t}$$

wobei  $v_1$  die Geschwindigkeit zum Zeitpunkt  $t_1$  und  $v_2$  die Geschwindigkeit zum Zeitpunkt  $t_2$  ist.

Die **Momentanbeschleunigung** ergibt sich dementsprechend aus

$$a = \lim \frac{\Delta v}{\Delta t} = \frac{dv}{dt} = \frac{d^2 s}{dt^2} = \dot{v}(t) = \ddot{s}(t)$$

Man beachte:

Wenn die Weg-Zeit-Funktion  $s(t)$  bekannt ist, so ist damit der Bewegungsvorgang vollständig beschrieben. Die Geschwindigkeits-Zeit-Funktion  $v(t)$  und die Beschleunigungs-Zeit-Funktion  $a(t)$  erhält man durch ein- bzw. zweimaliges Differenzieren der Weg-Zeit-Funktion nach der Zeit.

Bei bekannter Geschwindigkeits-Zeit-Funktion gewinnt man die Weg-Zeit-Funktion durch Integration über die Zeit. Für die Bestimmung der sich dabei ergebenden Integrationskonstanten ist eine zusätzliche Aussage erforderlich (z. B. aus der Kenntnis der Wegkoordinate  $s_0$ ) zu einem bestimmten Zeitpunkt  $t_0$ ).

Bei bekannter Beschleunigungs-Zeit-Funktion sind zur kompletten Beschreibung der Bewegung noch zwei zusätzliche Angaben erforderlich. Da dies bei den meisten Aufgaben die Aussagen über die Wegkoordinate  $s_0$  und die Geschwindigkeit  $v_0$  beim Beginn der Betrachtung der Bewegung (Zeitpunkt  $t_0$ ) sind, nennt man diese zusätzlichen Aussagen "Anfangsbedingungen". Natürlich können diese Zusatzbedingungen sich auf jeden beliebigen Zeitpunkt der Bewegung beziehen, auch auf verschiedene Zeitpunkte für Weg- und Geschwindigkeitsaussage, es können auch zwei Aussagen über die Wegkoordinate zu verschiedenen Zeitpunkten sein.

### **Aufgabe 1-1**

Zwischen den Kilometersteinen 67,5 und 70 zeigt der Tachometer eines Autos konstant 130 km/h. Tatsächlich werden für die Strecke 71 s benötigt. Wie groß ist der Fehler der Tachometeranzeige (absolut und prozentual)?

Lösung: 3,24 km/h bzw. 2,56 %

### Aufgabe 1-2

Ein Auto beschleunigt aus dem Stand auf eine Geschwindigkeit von 100 km/h in 8,3 s. Wie groß ist die mittlere Beschleunigung  $a_m$  in  $m/s^2$ ?

Lösung:  $a_m = 3,35 m/s^2$

### Aufgabe 1-3

Sie befinden sich auf dem im Jahre 1889 von Gustave Eiffel erbauten Turm in Paris auf der obersten Plattform und lassen einen Körper fallen. Im freien Fall bewegt er sich (bei Vernachlässigung des Luftwiderstands) mit der konstanten Beschleunigung  $g = 9,81 m/s^2$ .

- a) Der Körper erreicht nach 7,7 s den Erdboden? In welcher Höhe  $H$  befinden Sie sich?
- b) Wie groß ist die Aufprallgeschwindigkeit  $v_E$  des Körpers?
- c) Nach welcher Zeit  $T$  erreicht er eine Geschwindigkeit von 100 km/h?

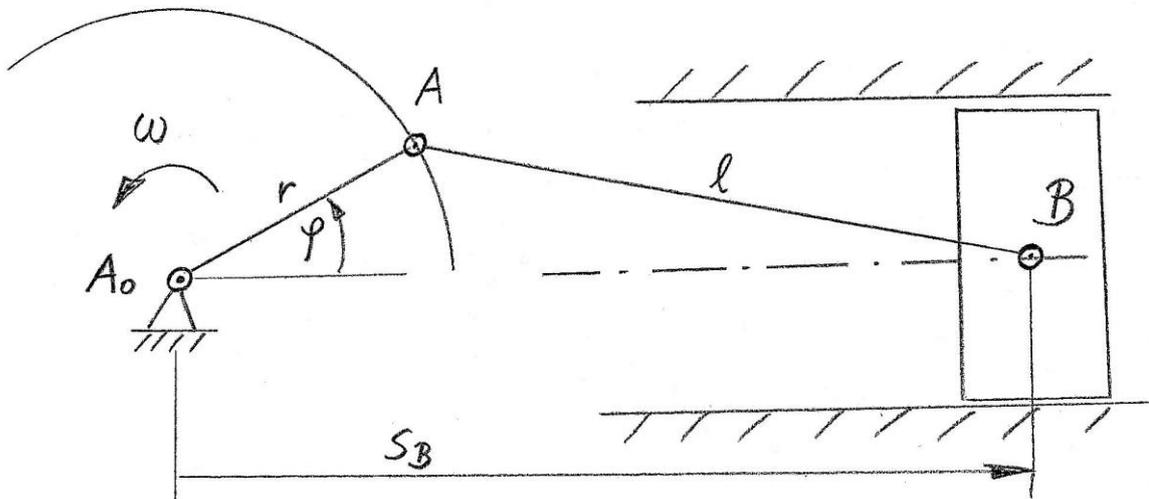
Lösung:      a)  $H = 290,8 m$   
              b)  $v_E = 272 km/h$   
              c)  $T = 2,83 s$

### Aufgabe 1-4

Die skizzierte Schubkurbel besteht aus der Kurbel  $A_oA$  (Radius  $r = 0,1 m$ ), die mit  $\omega = 100 s^{-1}$  konstant umläuft und der Koppel  $AB$  (Länge  $l = 0,4 m$ ).

- a) Ermitteln Sie die Gleichung für die Bahn  $s_B(t)$  und die Bahngeschwindigkeit  $v_B(t)$
- b) Wie groß ist  $v_B$  für  $\varphi = 45^\circ$

Hinweis:  $\varphi = \omega_0 t$



### Aufgabe 1-5

Das Getriebe ist als Spielzeug (Klappsmühle) bekannt, wobei der Antrieb über die Koppel erfolgt. Als Teilbewegung wird die Bauart auch in der Technik verwendet. (Bild oben)



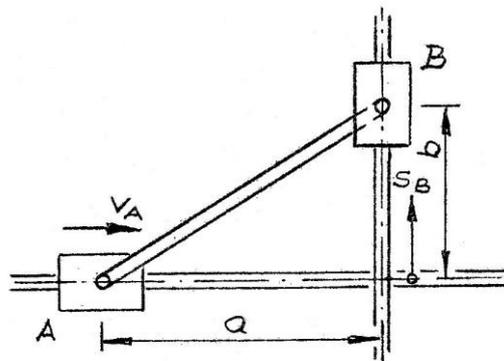
Zwei Kolben A und B sind durch eine starre Stange gekoppelt. Der Kolben A bewegt sich mit der konstanten Geschwindigkeit  $v_A$ . Zum Zeitpunkt  $t = 0$  befinden sich die Kolben in der skizzierten Lage. (Skizze unten)

Gegeben:  $a = 0,4 \text{ m}$   
 $b = 0,3 \text{ m}$   
 $v_A = 0,8 \text{ m/s}$

Man ermittle für den Kolben B die Funktionen

$s_B(t)$  und  $v_B(t)$

Lösung:  $s_B(t) = (b^2 + 2a v_A t - v_A^2 t^2)^{1/2}$   
 $v_B(t) = v_A (a - v_A t) / s_B(t)$



### 1.2. Allgemeine Bewegung des Punktes

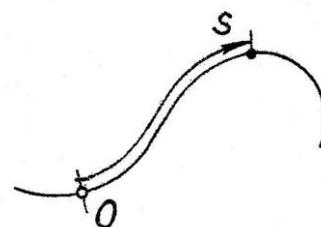
Zur besseren Veranschaulichung wird zunächst die allgemeine Bewegung eines Punktes in einer Ebene betrachtet. Die angegebenen Formeln gelten jedoch auch bei Erweiterung auf die dritte Dimension.

#### 1.2.1. Darstellung der Bewegung, Ortsvektor, Geschwindigkeitsvektor

Für die Darstellung der allgemeinen Bewegung eines Punktes bieten sich zwei Möglichkeiten an:

- Die Bewegung erfolgt auf einer vorgeschriebenen Bahn und wird durch Angabe der Funktion  $s = s(t)$  beschrieben. Die Wegkoordinate  $s$  muss dabei allen Krümmungen der Bahn folgen.

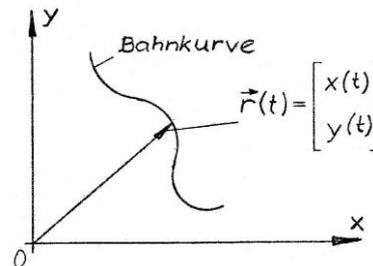
Vorteile dieser Darstellungsweise:  
Es gelten alle Formeln, die für die geradlinige Bewegung angegeben wurden, wobei die Beschleunigung nur die tangential zur Bahnkurve gerichtete sogenannte **Bahnbeschleunigung** ist.



Nachteile: Die Funktion  $s(t)$  enthält keine Informationen über die Bahnkurve und einen bei dieser Bewegung zusätzlich vorhandenen Beschleunigungsanteil.

Für viele Aufgabenstellungen ist diese (im Allgemeinen einfachere) Betrachtungsweise ausreichend (man denke an die "Fahrzeugaufgaben" des vorigen Abschnitts, bei denen die Einschränkung auf eine geradlinige Bewegung ohne weiteres fallengelassen werden kann).

- b) Ein Ortsvektor  $\vec{r}$ , dessen Komponenten von der Zeit  $t$  abhängig sind, beschreibt die Bewegung des Punktes. Damit sind sowohl die Bahnkurve selbst (die Komponenten des Ortsvektors definieren eine Parameterdarstellung der Bahnkurve) als auch die Lage des bewegten Punktes auf der Bahnkurve zu jedem Zeitpunkt  $t$  gegeben.



Als Maß für die Änderung des Ortsvektors mit der Zeit wird der Geschwindigkeitsvektor definiert:

$$\vec{v} = \frac{\Delta \vec{r}}{\Delta t} = \begin{bmatrix} \frac{\Delta x(t)}{\Delta t} \\ \frac{\Delta y(t)}{\Delta t} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dot{x}(t) \\ \dot{y}(t) \end{bmatrix} = \dot{\vec{r}} = \frac{d\vec{r}}{dt}$$

Die Geschwindigkeit ist ein tangential zur Bahnkurve gerichteter Vektor.

Der Geschwindigkeitsvektor ergibt sich durch Ableitung des Ortsvektors nach der Zeit (ein Vektor wird nach einer skalaren Größe differenziert, indem seine Komponenten differenziert werden, d. h. die  $x$  - und  $y$  - Komponenten können einzeln differenziert werden).

Der Betrag des Geschwindigkeitsvektors

$$\left| \dot{\vec{r}} \right| = |\vec{v}| = \sqrt{v_x^2 + v_y^2} = \sqrt{\dot{x}^2 + \dot{y}^2} = v$$

(Quadratwurzel aus der Summe der Quadrate seiner Komponenten) ist gleich der Bahngeschwindigkeit  $v(t) = \dot{s}(t)$ .

### **1.2.2. Beschleunigungsvektor, Bahn- und Normalbeschleunigung**

Als Maß für die Änderung des Geschwindigkeitsvektors mit der Zeit wird der Beschleunigungsvektor definiert:

$$\vec{a} = \frac{\Delta \vec{v}}{\Delta t} = \frac{d}{dt} \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d^2 \vec{r}}{dt^2} = \dot{\vec{v}} = \ddot{\vec{r}}$$

Der Beschleunigungsvektor ergibt sich aus der Ableitung des Geschwindigkeitsvektors nach der Zeit.

Da die Geschwindigkeit ein Vektor ist, bei dem sich sowohl (Bahngeschwindigkeit  $v$ ) als auch die Richtung mit der Zeit ändern können, ergibt sich auch bei konstanter Bahngeschwindigkeit ein Beschleunigungsvektor, wenn die Bewegung nicht geradlinig ist.

Für die allgemeine Bewegung eines Punktes auf einer Kreisbahn mit dem Radius  $r$  gilt:

$$\vec{a} = \vec{a}_t + \vec{a}_n = \alpha \cdot R + \omega^2 \cdot R$$

Der Beschleunigungsvektor für die Bewegung auf einer Kreisbahn setzt sich aus zwei senkrecht aufeinander stehenden Komponenten zusammen: Die Bahnbeschleunigung  $a_t = v = \alpha \cdot R$  ist wie die Geschwindigkeit tangential zur Bahn gerichtet, die Normalbeschleunigung  $a_n = v^2/R = \omega^2 \cdot R$  ist senkrecht dazu zum Kreismittelpunkt gerichtet.

Die Bahnbeschleunigung ist Null, wenn die Bewegung mit konstanter Bahngeschwindigkeit erfolgt.

Die Normalbeschleunigung ist bei Bewegung auf einer beliebigen Bahnkurve nur dann gleich Null, wenn die Bahn nicht gekrümmt ist (z. B. bei geradliniger Bewegung oder in Wendepunkten). Bei Bewegung eines Punktes auf einer Kreisbahn ist die Normalbeschleunigung stets ungleich Null.

Der Betrag der Gesamtbeschleunigung kann nach  $|a| = \sqrt{a_t^2 + a_n^2}$

berechnet werden. Die Gesamtbeschleunigung ist stets zur konkaven Seite der Bahn gerichtet (bei verschwindender Normalbeschleunigung tangential zur Bahnkurve).

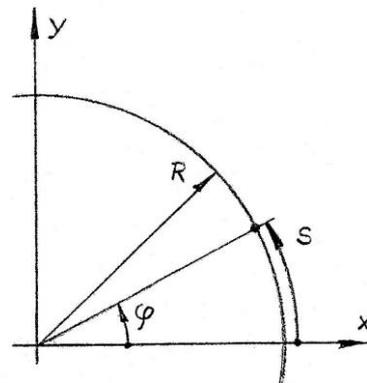
### 1.2.3. Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung

Die Bewegung eines Punktes auf einer Kreisbahn ist ein wichtiger Spezialfall der allgemeinen Bewegung des Punktes.

Zur Beschreibung der Lage eines Punktes auf einer Kreisbahn ist die Angabe einer Winkelkoordinate  $\varphi(t)$  meist besser geeignet als die Wegkoordinate  $s(t)$  und wohl immer günstiger als die Beschreibung durch einen Ortsvektor.

Wenn  $R$  der Radius der Kreisbahn ist, dann gilt

$$\begin{aligned} s(t) &= R \varphi(t) \\ v(t) &= \dot{s}(t) = R \cdot \dot{\varphi}(t) \\ a(t) &= \dot{v}(t) = R \cdot \ddot{\varphi}(t) \end{aligned}$$



Es ist üblich und zweckmäßig, analog zur Winkelkoordinate  $\varphi(t)$  die

**Winkelgeschwindigkeit**  $\omega(t) = d\varphi/dt$

und die **Winkelbeschleunigung**  $\alpha(t) = d\omega/dt$

als Größen zur Beschreibung der Bewegung eines Punktes auf einer Kreisbahn zu benutzen.

Die Winkelgeschwindigkeit wird üblicherweise in  $[s^{-1}]$  angegeben, die Winkelbeschleunigung in  $[s^{-2}]$ .

Eine Winkelgeschwindigkeit  $\omega = [s^{-1}]$  bedeutet, dass sich der Winkel  $\varphi$  in einer Sekunde um 1 rad ( $180/\pi \approx 57,3^\circ$ ) vergrößert.

In der technischen Praxis wird bei Drehbewegungen gern die Drehzahl  $n$  (im Allgemeinen: Anzahl der Umdrehungen pro Minute) zur Beschreibung der Geschwindigkeit einer Rotationsbewegung verwendet. Es gilt (1 Umdrehung  $\rightarrow$  Winkel  $2\pi$ )

$$\omega = 2\pi \cdot n$$

wobei sich  $\omega$  dann natürlich mit der gleichen Dimension wie  $n$ .

Durch die Winkelbeschleunigung (als Maß für die Änderung der Winkelgeschwindigkeit) wird entsprechend  $a_t = \alpha \cdot R$  nur die Bahnbeschleunigung (als Maß für die Änderung der Bahngeschwindigkeit) repräsentiert. Natürlich gibt es bei einer Kreisbewegung immer (auch bei konstanter Winkelgeschwindigkeit) eine Normalbeschleunigung

$$a_n = v^2/R = \omega^2 \cdot R$$

### **Aufgabe 1–6**

Ein Pkw fährt mit konstanter Geschwindigkeit  $v = 40$  km/h eine Kurve mit dem Radius  $R = 20$  m. Wie groß sind Bahn- und Normalbeschleunigung?

Lösung:  $a_t = 0$   
 $a_n = 6,17$  m/s<sup>2</sup>

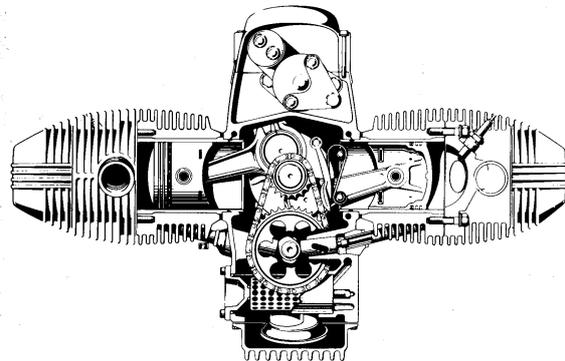
### **Aufgabe 1–7**

Bei einem Crash-Test prallt ein Pkw mit 50 km/h gegen eine starre Wand. Nach 80 ms sind Fahrzeug und Dummies auf die Geschwindigkeit 0 abgebremst. Wie groß ist die mittlere Beschleunigung während des Aufpralls?

Lösung:  $a_m = -174$  m/s<sup>2</sup>

**Aufgabe 1-8**

Ein dargestellte Boxer-Motor läuft mit einer Drehzahl  $n = 6000 \text{ min}^{-1}$ . Wie groß ist die Winkelgeschwindigkeit  $\omega$ , welche Normalbeschleunigung  $a_n$  erfährt ein Punkt auf der Kurbelwelle, der  $R = 78 \text{ mm}$  von der Drehachse entfernt ist?

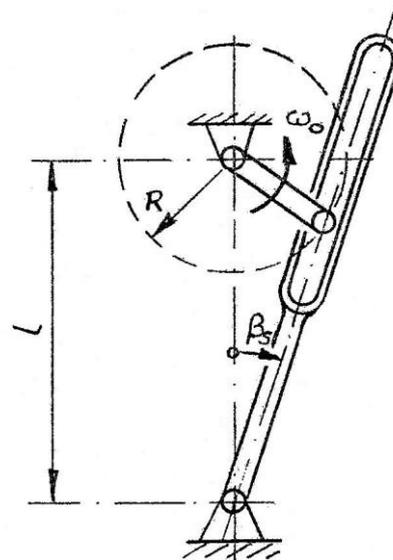


Lösung:  $\omega = 628,3 \text{ s}^{-1}$   
 $a_n = 30793 \text{ m/s}^2$

**Aufgabe 1-9**

Das skizzierte Getriebe ist als schwingende Kurbelschleife bekannt und dient als Antrieb für Hobel- und Stoßmaschinen.

Dabei läuft eine Kurbel mit dem Radius  $R$  mit konstanter Winkelgeschwindigkeit  $\omega_0$  um und nimmt eine Schleife (Schwinge) mit. Man berechne für die Schleife  $\beta_s(t)$ , die Winkelgeschwindigkeit  $\omega_s(t)$  und die Winkelbeschleunigung  $\alpha_s(t)$ , wenn  $\beta(t=0) = 0$  ist. Für  $t = 0$  und  $t = \pi/\omega_0$  gebe man den Betrag der Gesamtbeschleunigung  $a$  des Punktes der Schleife an, in dem sich der Mitnehmer der Kurbel gerade befindet.



Gegeben:  $R, l, \omega_0$

Lösung: Mit  $\Phi(t) = 1 + (l/R)^2 - 2(l/R) \cos \omega_0 t$

$$\beta_s(t) = \arctan [ (R \sin \omega_0 t) / (l - R \cos \omega_0 t) ]$$

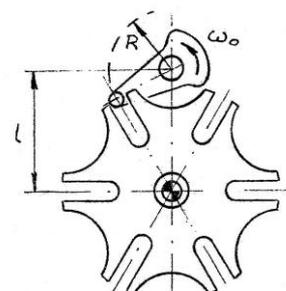
$$\omega_s(t) = [ (l/R) \cos \omega_0 t - 1 ] \omega_0 / \Phi(t)$$

$$\alpha_s(t) = [ 1 - (l/R)^2 ] (l/R) [ \omega_0 / \Phi(t) ]^2 \sin \omega_0 t$$

$$a_{(t=0)} = (R\omega_0)^2 / (l - R)$$

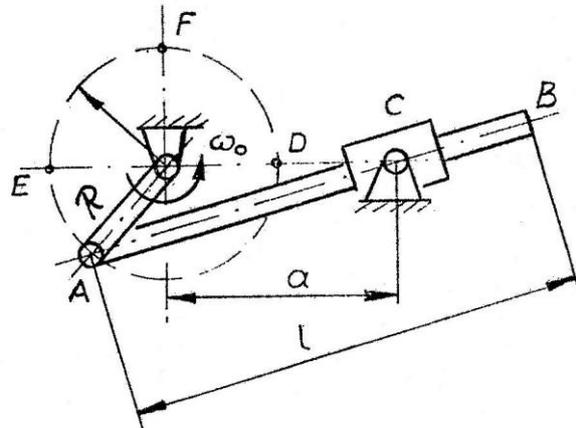
$$a_{(t=\pi/\omega_0)} = (R\omega_0)^2 / (l + R)$$

Das mathematische Modell des in der Aufgabe 1-9 behandelten Mechanismus entspricht auch den kinematischen Verhältnissen des sogenannten „Malteserkreuzes“. Damit wird eine periodische (durch Rasten unterbrochene) Drehbewegung mit Hilfe einer kontinuierlichen Drehbewegung erzeugt (Anwendungsbeispiele: Filmtransport in Projektoren, Antrieb für Druckerwalzen. ...).



**Aufgabe 1-10**

Das dargestellte Getriebe ist als Rührwerk von praktischer Bedeutung. Eine Kurbel dreht sich mit der konstanten Winkelgeschwindigkeit  $\omega_0$  und nimmt die Stange AB mit. Bei C handelt es sich um ein ortsfestes Gleit-Drehlager. Zum Zeitpunkt  $t = 0$  befindet sich A im Punkt D.



Gesucht sind (man lege den Ursprung des Koordinatensystems in C):

- a) die Bahnkurve von B in Parameterdarstellung  $x(t)$  und  $y(t)$ ,
- b) die Komponenten  $v_{Bx}$  und  $v_{By}$  des Geschwindigkeitsvektors des Punktes B allgemein,
- c) die Beträge der Geschwindigkeiten des Punktes B für  $a = 2R$  und  $l = 4R$ , wenn A sich in E bzw. F befindet.

Lösung: Mit  $\Psi = l / (R^2 + a^2 - 2 a R \cos \omega_0 t)^{1/2}$

a)  $x(t) = (a - R \cos \omega_0 t) (\Psi - 1)$  ;  $y(t) = - R (\Psi - 1) \sin \omega_0 t$

b)  $v_{Bx}(t) = (\cos \omega_0 t - a/R) a (R/l)^2 \Psi^3 \omega_0 \sin \omega_0 t + (\Psi - 1) R \omega_0 \sin \omega_0 t$   
 $v_{By}(t) = a (R/l)^2 \Psi^3 \omega_0 \sin^2 \omega_0 t - (\Psi - 1) R \omega_0 \cos \omega_0 t$

c) A in E :  $v_B = 0,333 R \omega_0$  ; A in F :  $v_B = 0,961 R \omega_0$