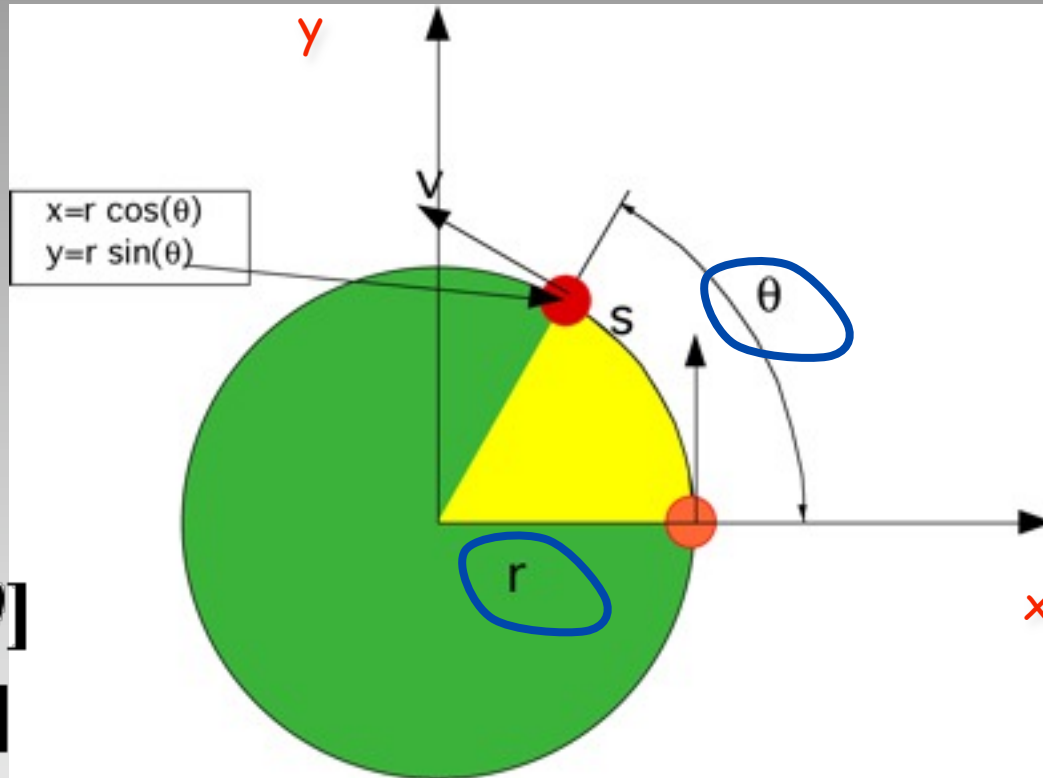


Rotationsbewegung

$$r = \sqrt{x^2 + y^2}$$

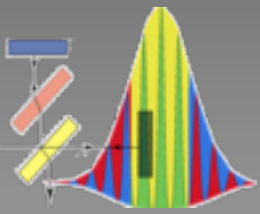
$$\theta = \tan^{-1}(x, y)$$



$$x = r \cos[\theta]$$

$$y = r \sin[\theta]$$

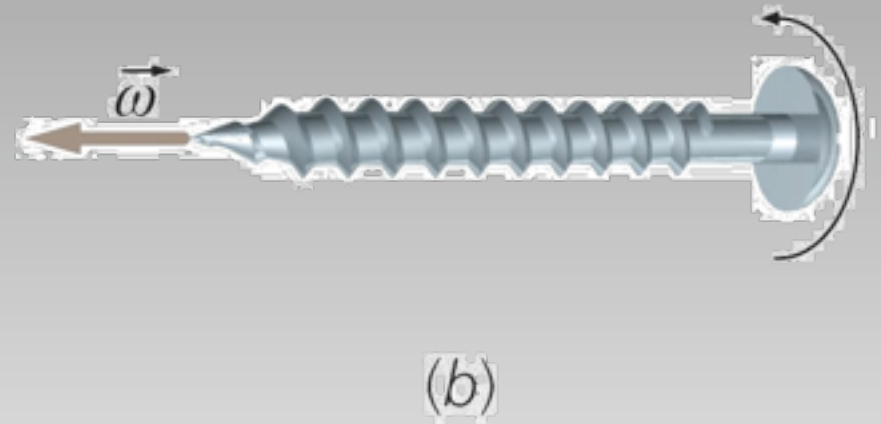
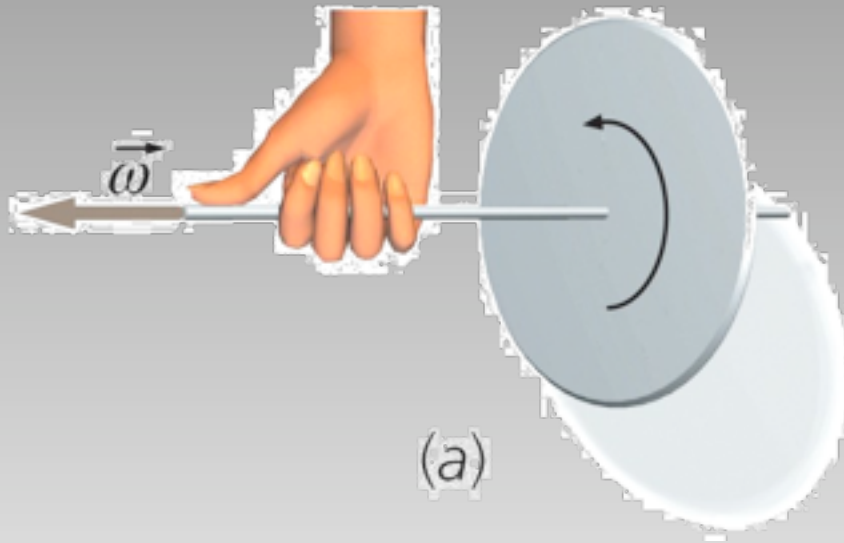
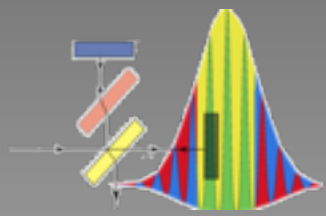
Zylinderkoordinaten – Kartesische Koordinaten

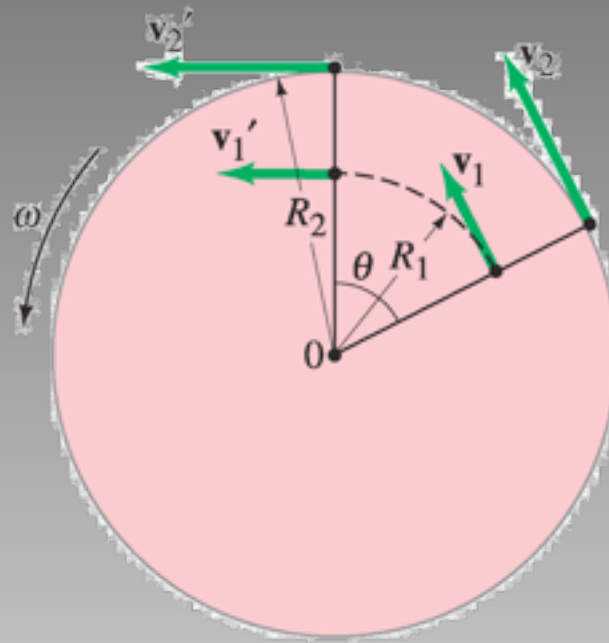
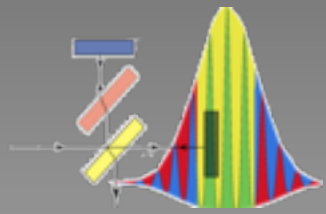


$$\omega = \frac{d\theta}{dt}$$

$$\alpha = \frac{d\omega}{dt} = \frac{d^2\theta}{dt^2}$$

$$ds = r \, d\theta$$



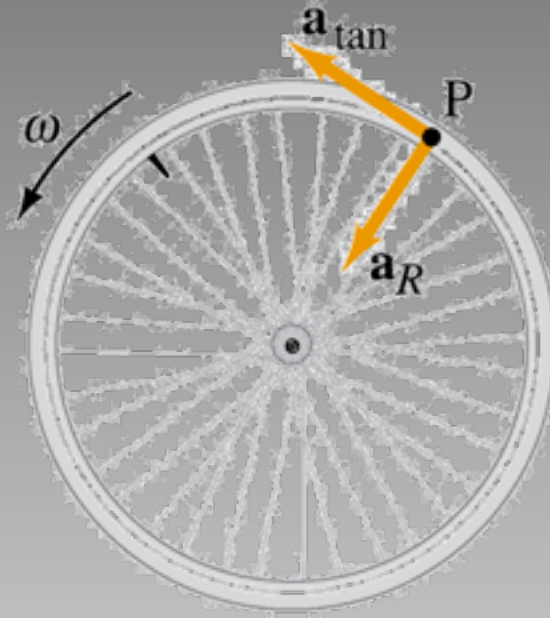
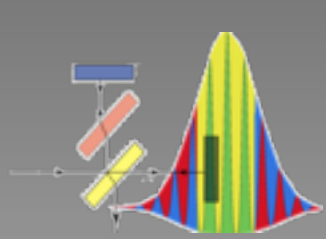


Ein Rad dreht sich gleichmäßig gegen den Uhrzeigersinn.

Zwei Punkte auf dem Rad im Abstand R_1 bzw. R_2 vom Mittelpunkt haben unterschiedliche lineare Geschwindigkeiten, weil sie in demselben Zeitintervall unterschiedliche Wege zurücklegen.

Da $R_2 > R_1$ ist $v_2 > v_1$ ($v = R\omega$).

Aber die beiden Punkte haben dieselbe Winkelgeschwindigkeit ω , weil sie in demselben Zeitintervall denselben Winkel φ durchlaufen.



Auf einem rotierenden Rad, dessen Winkelgeschwindigkeit zunimmt, hat ein Punkt P sowohl eine tangentiale, als auch eine radiale (zentripetale) Beschleunigungskomponente

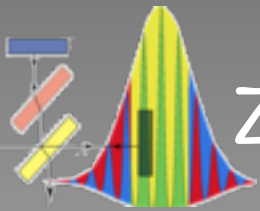


Zentripetalbeschleunigung

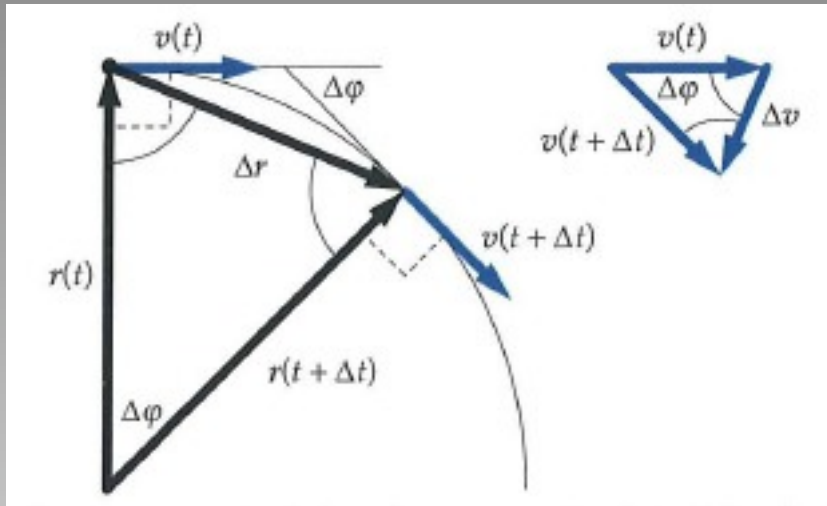
$$v_{t,i} = \frac{r_i d\theta}{dt}$$

$$a_{t,i} = \frac{dv_{t,i}}{dt} = r_i \frac{d\omega}{dt} = r\alpha$$

Dies ist jedoch unvollständig, wenn man die eigentliche (und nicht nur die tangentielle Komponente) Beschleunigung betrachtet:



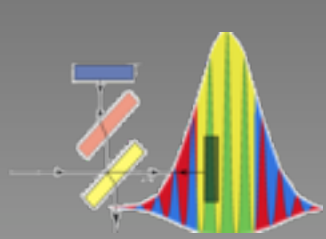
Zentripetalbeschleunigung



$$v_{t,i} = \frac{r_i d\theta}{dt}$$

$$a_i = \frac{d\vec{v}_i}{dt} = \vec{r}_i \frac{d\omega}{dt} + \omega \frac{d\vec{r}_i}{dt}$$

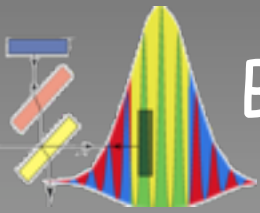
$$a_i = \omega \frac{d\vec{r}_i}{dt} = \frac{v_{t,i}}{r_i} \cdot v_{t,i} = \frac{v_{t,i}^2}{r_i} = r_i \omega^2$$



$$a_z = -r \cdot \omega^2 = -r \frac{v^2}{r^2} = -\frac{v^2}{r}$$

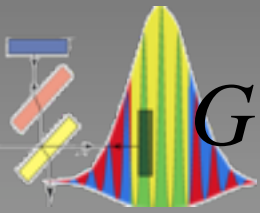
Eigentlich korrekt:

$$a_z = -\left| r \cdot \omega^2 \right| \frac{\vec{r}}{r}$$



Beispiel

- Ein PKW fährt auf einem kurvenfreien Streckenabschnitt mit der Geschwindigkeit v_0 durch eine Talsenke (Krümmungsradius r_1) und danach über eine Bergkuppe (Krümmungsradius r_2). Der Fahrer hat die Masse m .
- Wie groß ist das Gewicht (G) des Fahrers?
- Wie groß sind Zentrifugalkraft (F_{Z1}) und Gesamtkraft (F_1) für den Fahrer in der Talsenke?
- Wie groß sind Zentrifugalkraft (F_{Z2}) und Gesamtkraft (F_2) für den Fahrer auf der Bergkuppe?
- Bei welcher Geschwindigkeit v_1 verliert der PKW auf der Bergkuppe die Bodenhaftung?
- Rechnen Sie zunächst allgemein und berechnen Sie dann die numerischen Werte für
- $r_1 = 135 \text{ m}$; $m = 80 \text{ kg}$; $r_2 = 68 \text{ m}$; $v_0 = 72 \text{ km/h}$



$$G = mg = 0.78 \text{ kN}$$

$$F_{Z1} = ma_{Z1} = m \frac{v_0^2}{r_1} = 0.24 \text{ kN}$$

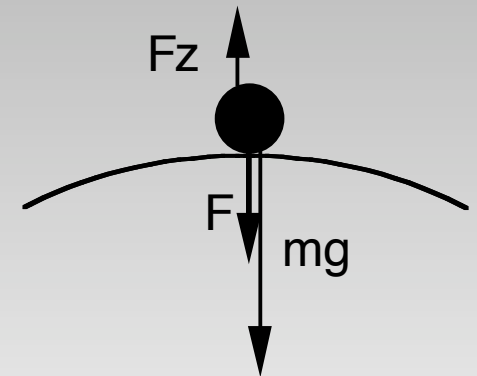
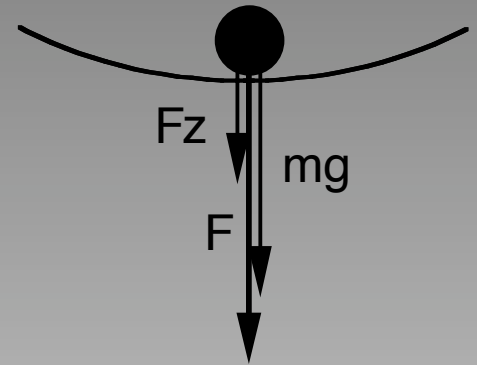
$$F_1 = G + F_{Z1} = 1.02 \text{ kN}$$

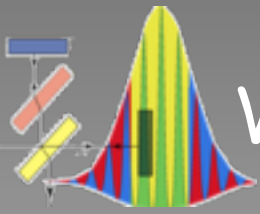
$$F_{Z2} = ma_{Z2} = m \frac{v_0^2}{r_2} = 0.47 \text{ kN}$$

$$F_2 = G - F_{Z2} = 0.31 \text{ kN}$$

$$F_3 = G - F_{Z3} = 0 = mg - m \frac{v_1^2}{r_2}$$

$$v_1 = \sqrt{gr_2} = 93 \text{ km / h}$$



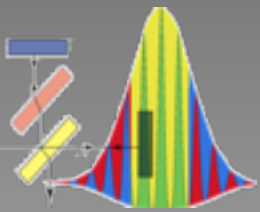


Wahre -, Scheinkräfte

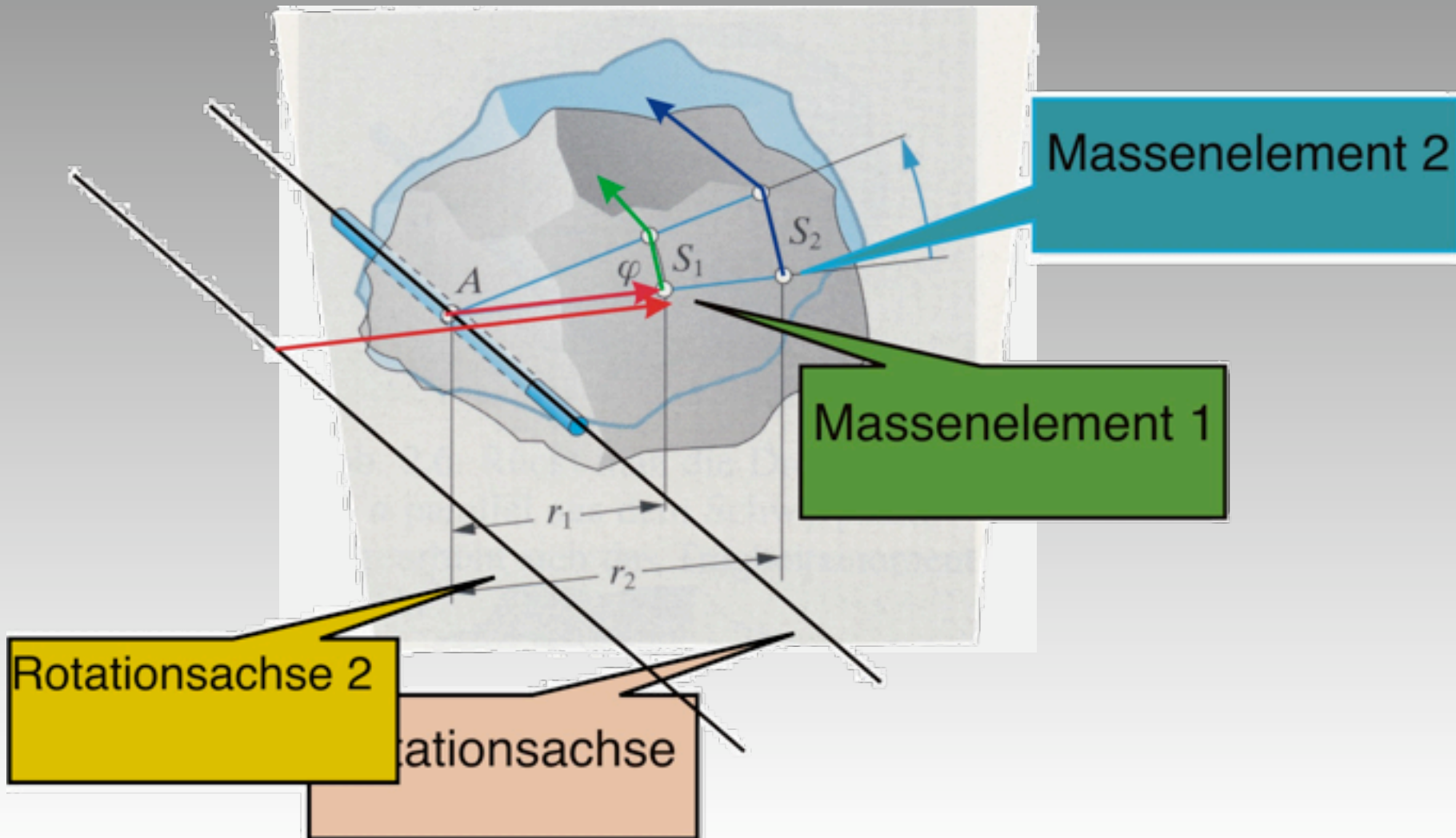
Die Zentripetalkraft ist eine **wahre Kraft**, die gemäß der Bewegungsgleichung bewirkt, dass sich der Körper auf einer Kreisbahn bewegt.

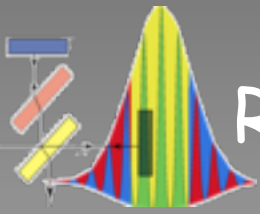
Hinweis: Wie kann ich die Kraft auf Körper wirken lassen?

Die sogenannte Zentrifugalkraft ist eine **Scheinkraft**, , die wir dann einführen müssen (bzw. beobachten können), wenn man in einem rotierenden Bezugssystem sitzt.



Drehimpuls etc.





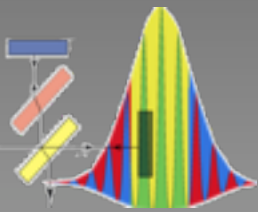
Rotationsenergie

$$E_{kin,i} = \frac{1}{2} m_i v_i^2$$

$$E_{kin} = \sum_i \left(\frac{1}{2} m_i v_i^2 \right) = \frac{1}{2} \sum_i (m_i r_i^2 \omega^2) = \frac{1}{2} \underbrace{\left(\sum_i m_i r_i^2 \right)}_{\text{Trägheitsmoment } I} \cdot \omega^2 = \frac{1}{2} I \omega^2$$

$$I = \sum_i m_i r_i^2$$

$$I = \int r^2 dm$$

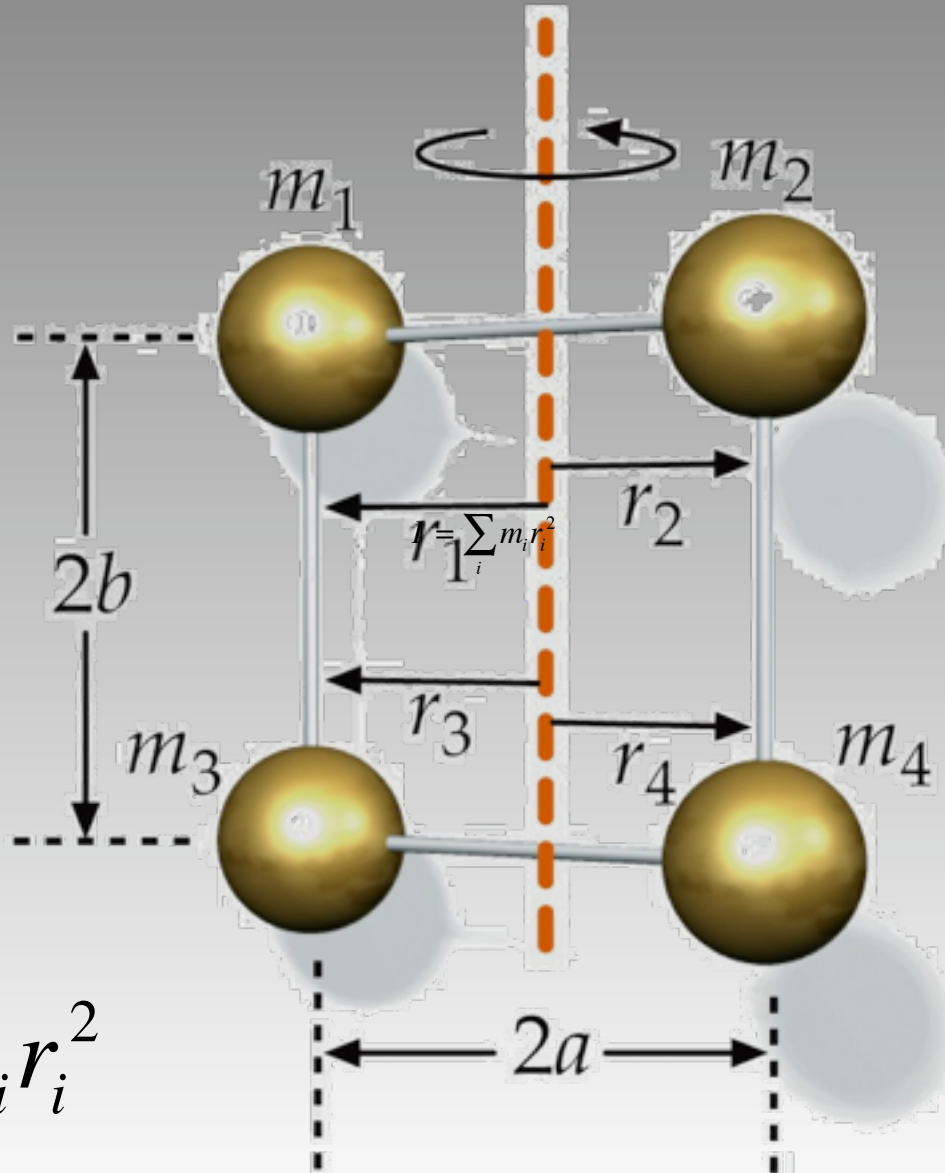


- Wir werden versuchen, die Analogie zwischen linearen und Winkelgrößen beizubehalten
- indem wir die Arbeit, welche wir bei geringer Verdrehung gegen die auf ein Objekt wirkenden Kräfte leisten, mit dem Drehmoment mal dem Winkel gleichsetzen, um den es sich bewegt hat.
- Mit anderen Worten, die Definition des **Drehmomentes** wird so gewählt, daß **der Satz über die Arbeit ein klares Analogon besitzt**

Kraft mal Weg ist Arbeit

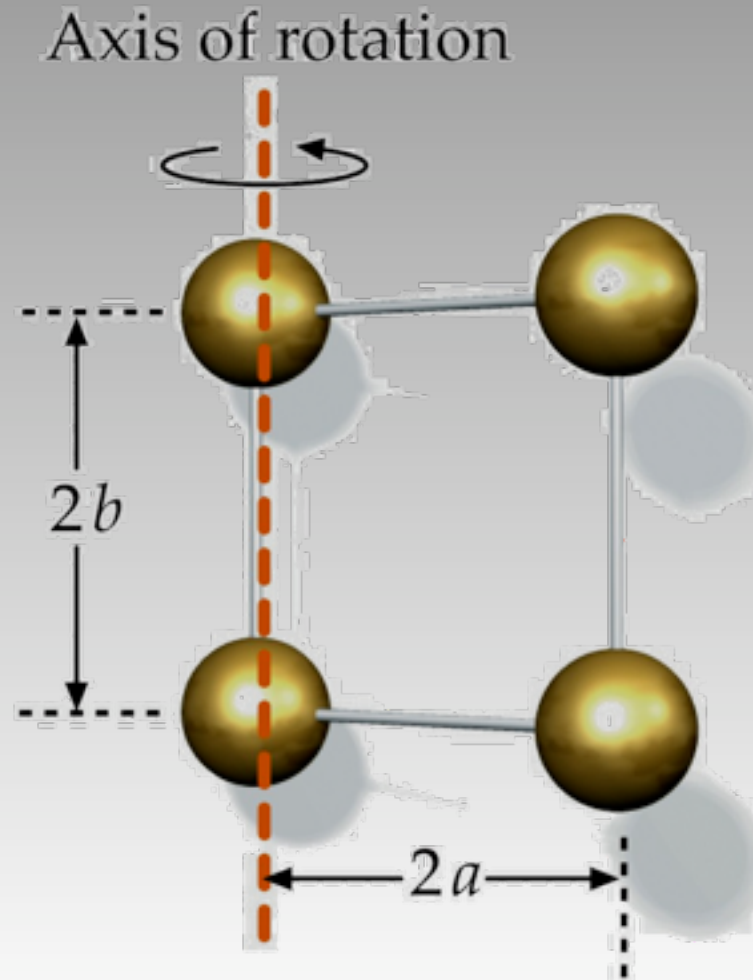
Drehmoment mal Winkel wird Arbeit

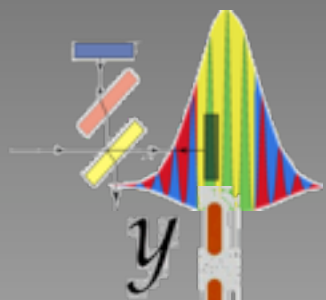
Axis of rotation



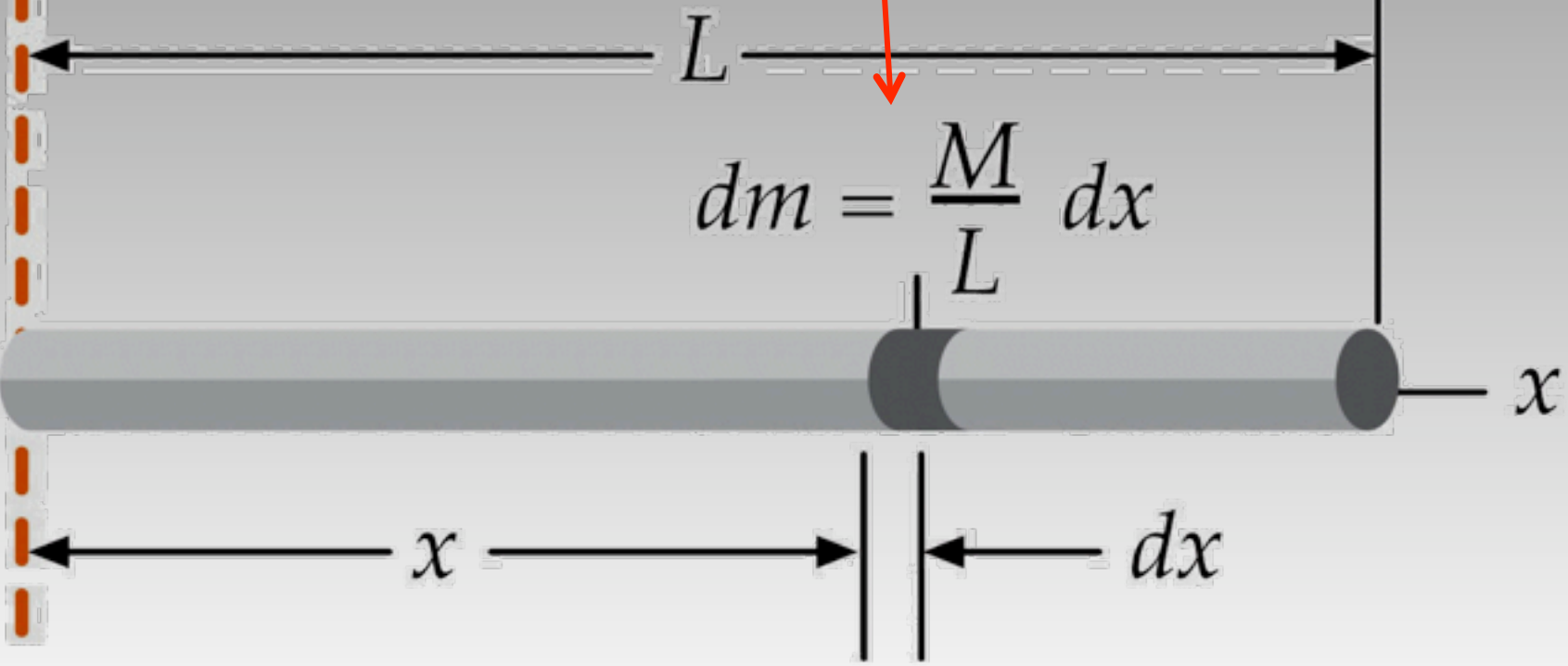
$$I = \sum_i m_i r_i^2$$

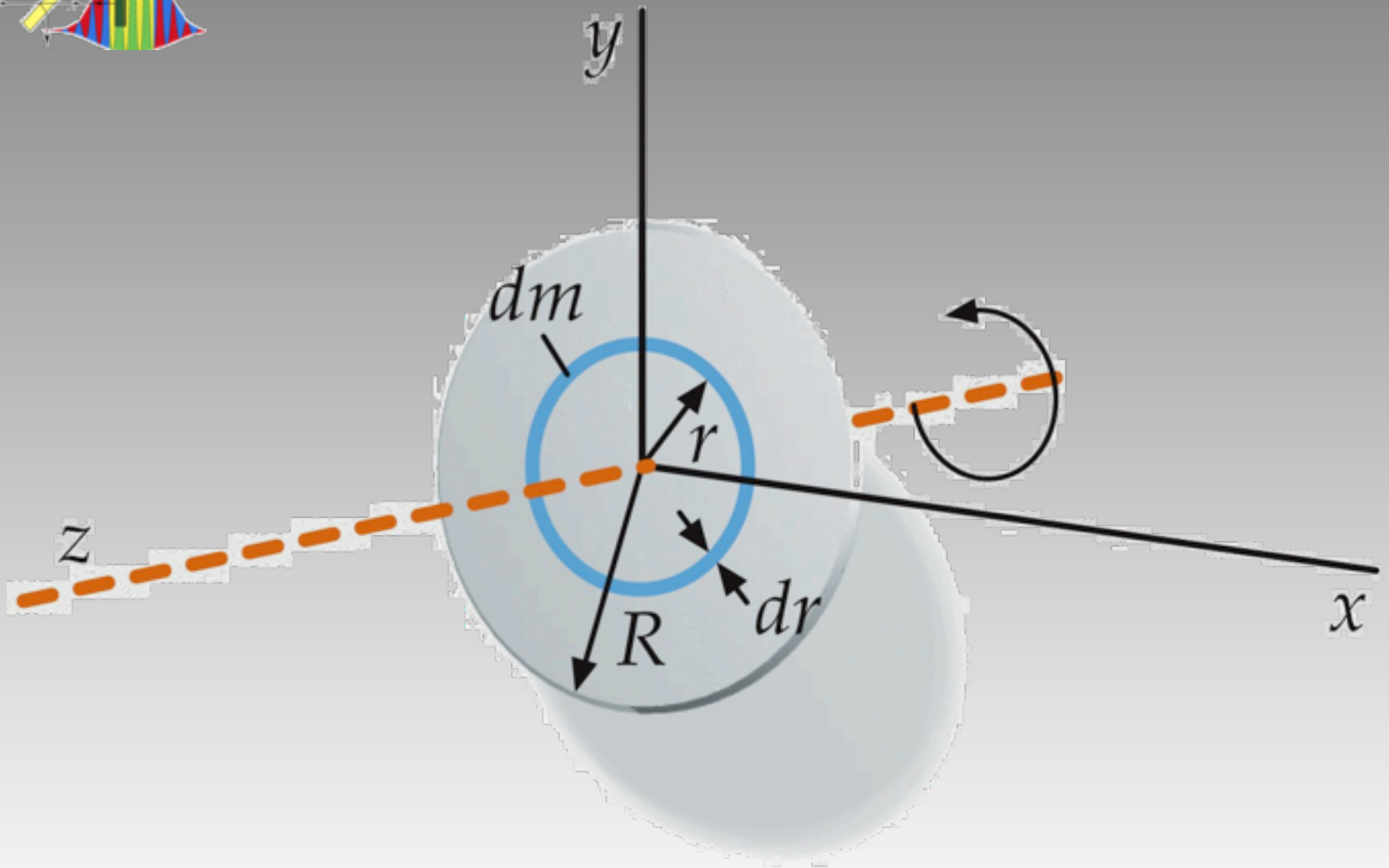
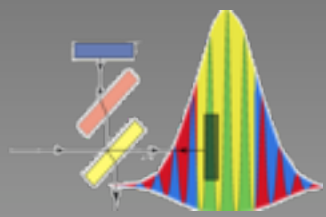
Trägheitsmoment





$$I = \sum_i m_i r_i^2 \longrightarrow I = \int r^2 dm$$





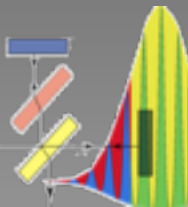
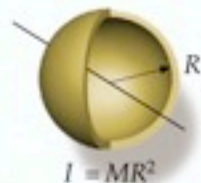


Table 9-1

Moments of Inertia of Uniform Bodies of Various Shapes

Spherical shell about diameter



$$I = MR^2$$

Cylindrical shell about diameter through center



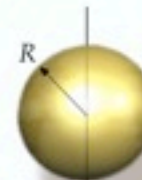
$$I = \frac{1}{2}MR^2 + \frac{1}{12}ML^2$$

Thin rod about perpendicular line through center



$$I = \frac{1}{12}ML^2$$

Thin spherical shell about diameter



$$I = \frac{2}{3}MR^2$$

Solid cylinder about axis



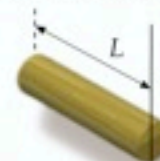
$$I = \frac{1}{2}MR^2$$

Solid cylinder about diameter through center



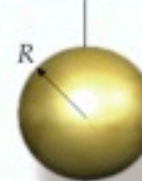
$$I = \frac{1}{4}MR^2 + \frac{1}{12}ML^2$$

Thin rod about perpendicular line through one end



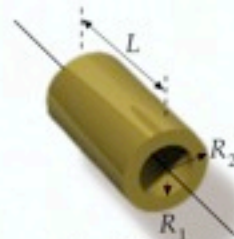
$$I = \frac{1}{3}ML^2$$

Solid sphere about diameter



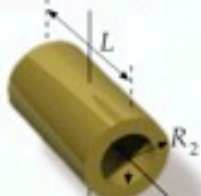
$$I = \frac{2}{5}MR^2$$

Hollow cylinder about axis



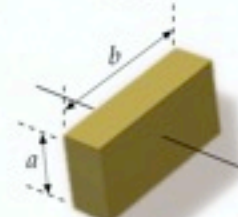
$$I = \frac{1}{2}M(R_1^2 + R_2^2)$$

Hollow cylinder about diameter through center



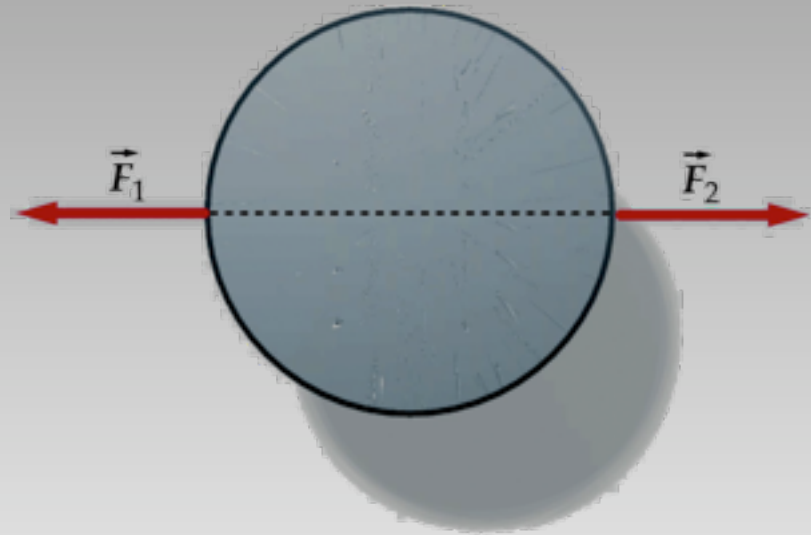
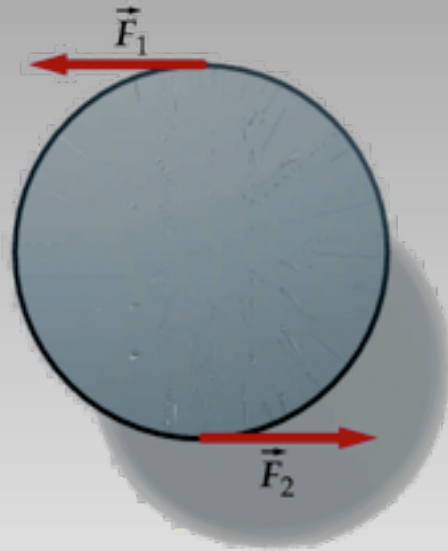
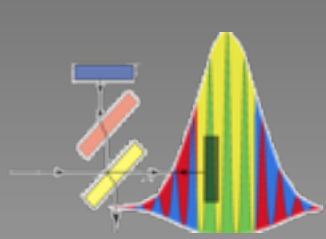
$$I = \frac{1}{4}M(R_1^2 + R_2^2) + \frac{1}{12}ML^2$$

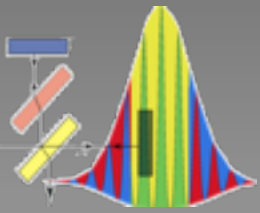
Solid rectangular parallelpiped about axis through center perpendicular to face



$$I = \frac{1}{12}M(a^2 + b^2)$$

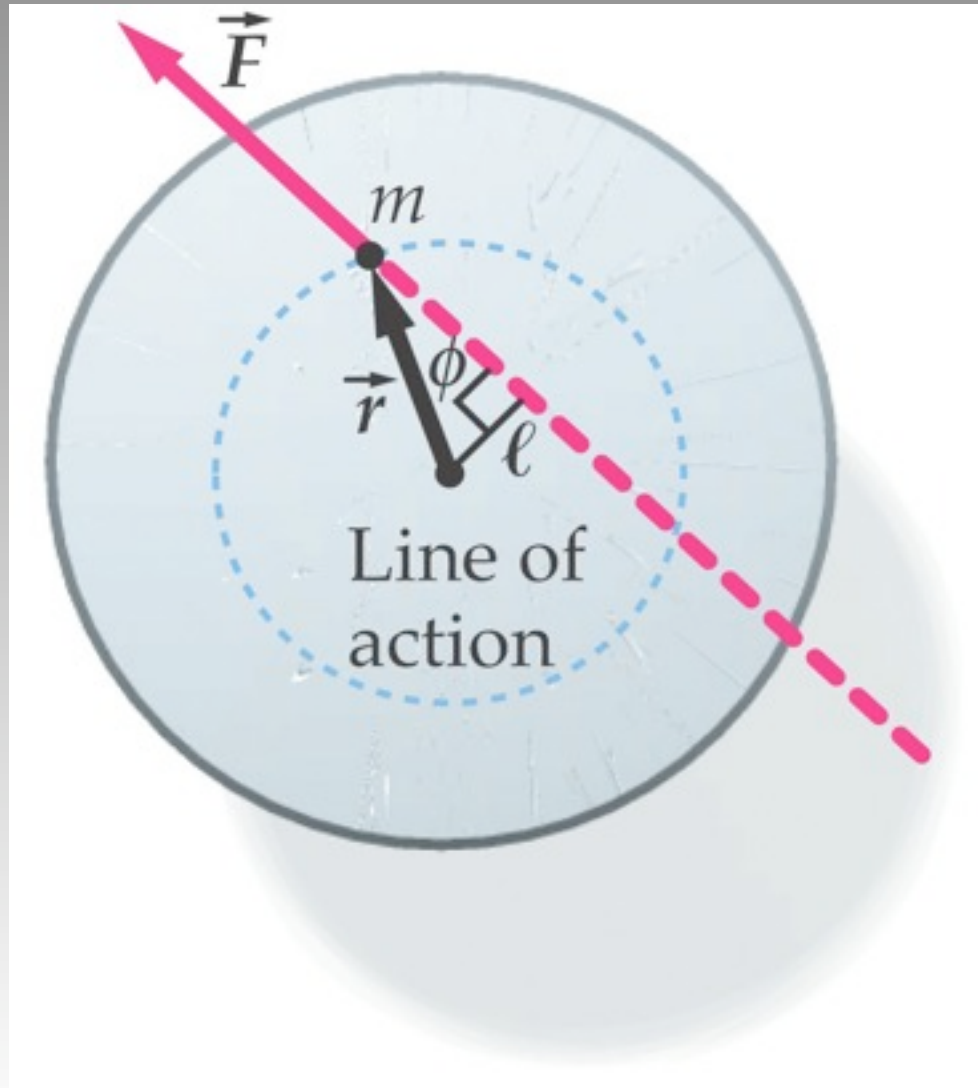
A disk is a cylinder whose length L is negligible. By setting $L = 0$, the above formulas for cylinders hold for disks.





$$F_t = m \cdot a_t$$

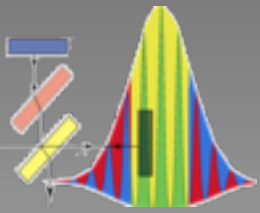
$$rF_t = m \cdot r \cdot r\alpha$$



$$M = F_t r$$

$$\tau_{\text{net ext}} = \sum M_{i,\text{ext}} = I\alpha$$

$$M = F_t r = F \sin \phi r = F \ell$$

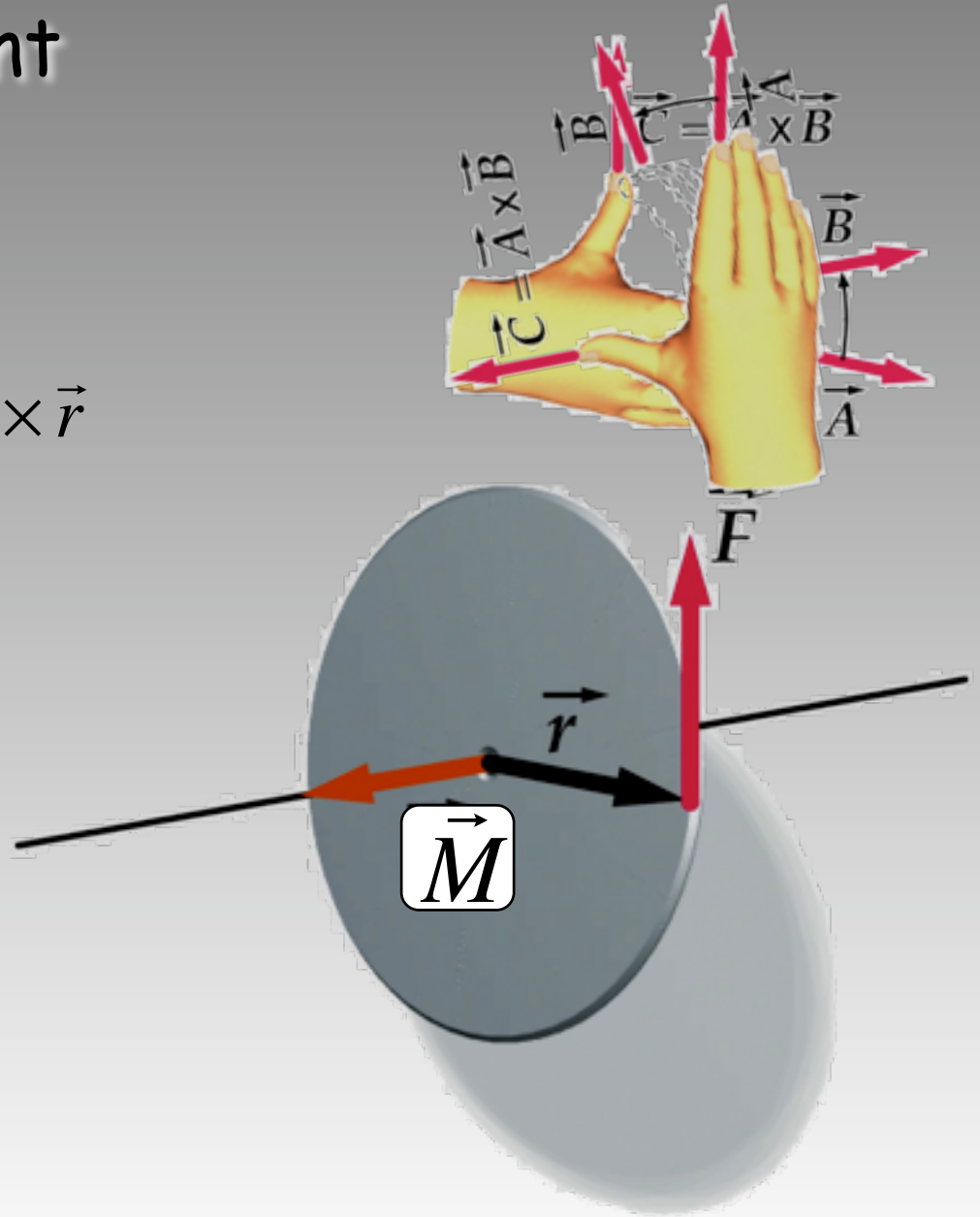


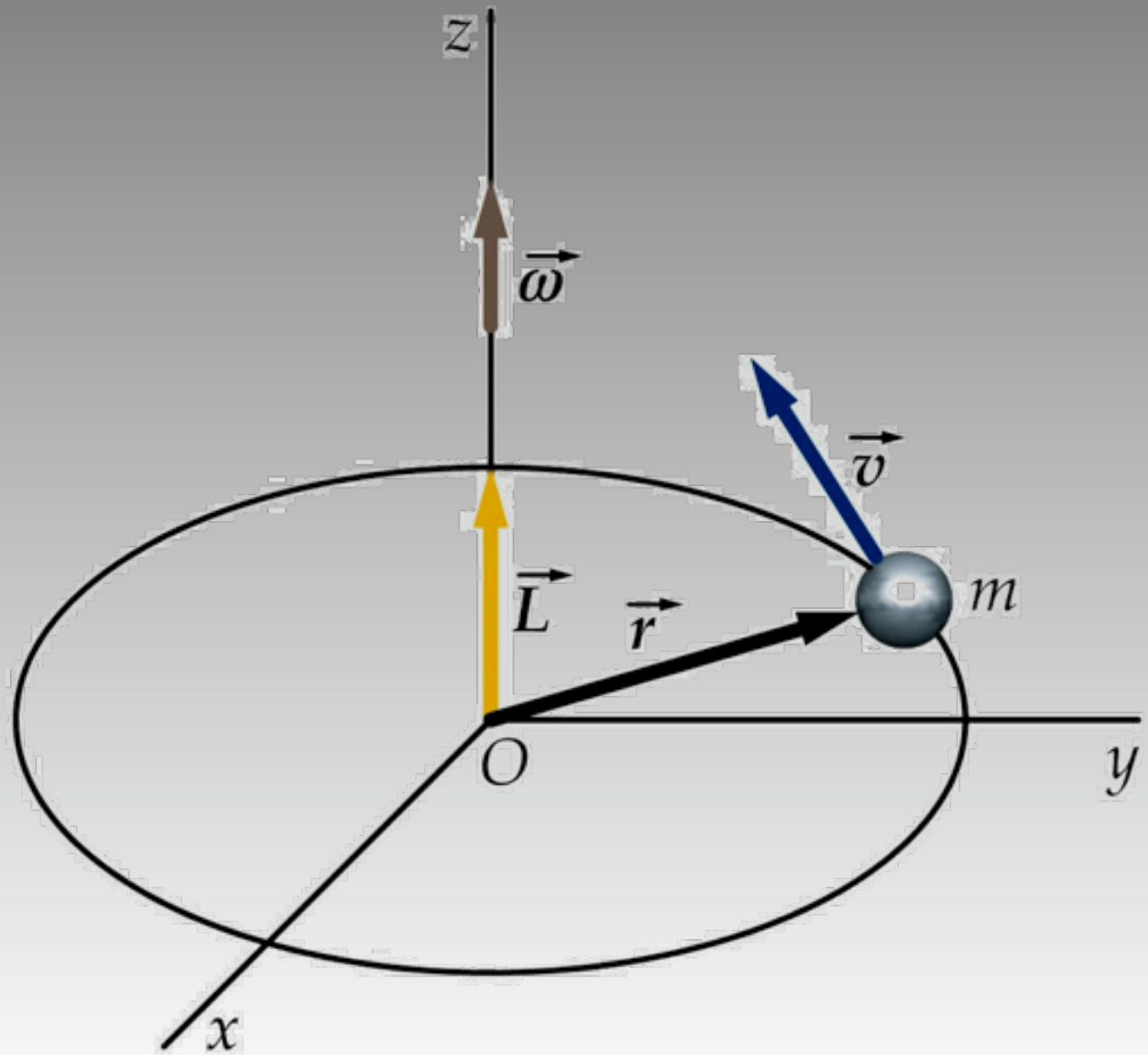
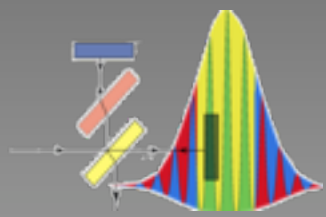
Drehmoment

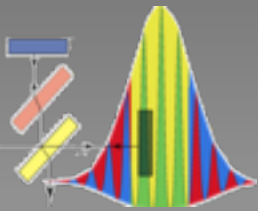
$$d\vec{r} = d\vec{\phi} \times \vec{r}$$

$$\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d\vec{\phi}}{dt} \times \vec{r} = \vec{\omega} \times \vec{r}$$

$$\vec{M} = \vec{r} \times \vec{F}$$







$$\vec{L} = \vec{r} \times \vec{p} = p \cdot \text{Hebelarm}$$

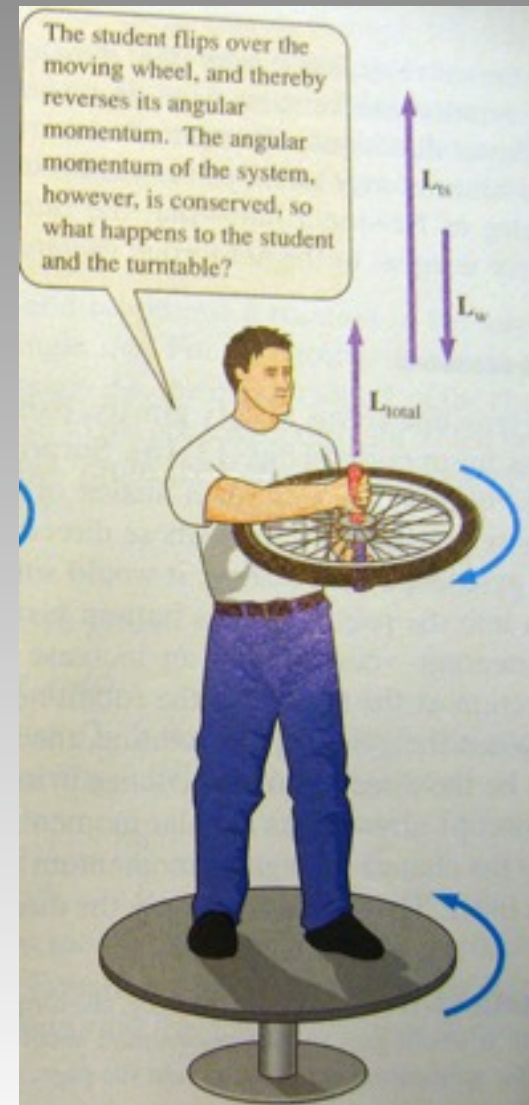
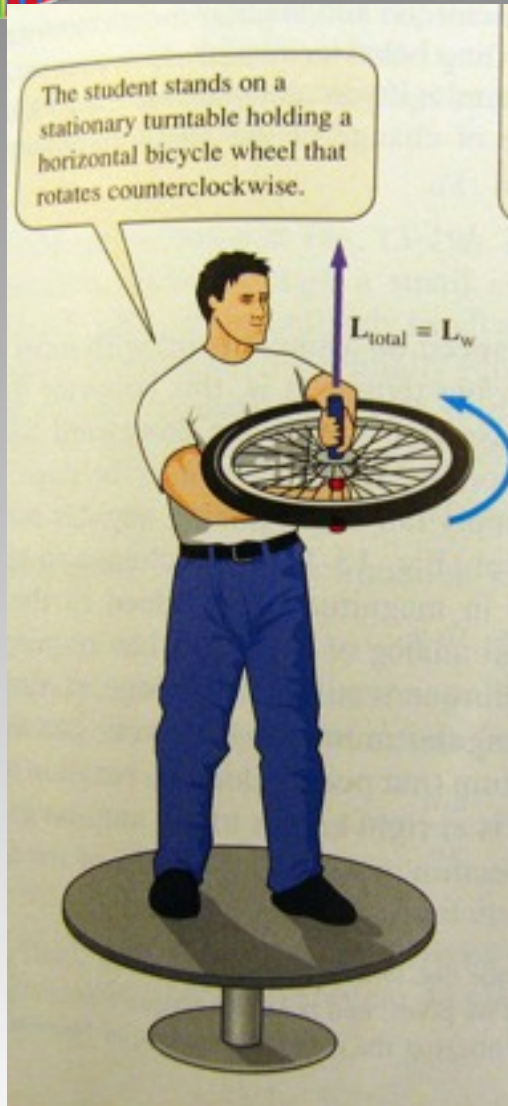
Wie das Drehmoment, so hängt auch der Drehimpuls von der Position der Achse ab, in Bezug auf welche er berechnet wird.

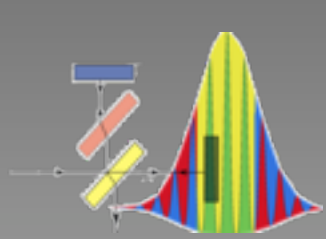
$$\vec{M} = \frac{d\vec{L}}{dt}$$

Wenn keine äußeren Drehmomente auf ein System von Teilchen einwirken, so bleibt der Drehimpuls konstant.



Konstanz des Drehimpulses, Versuch

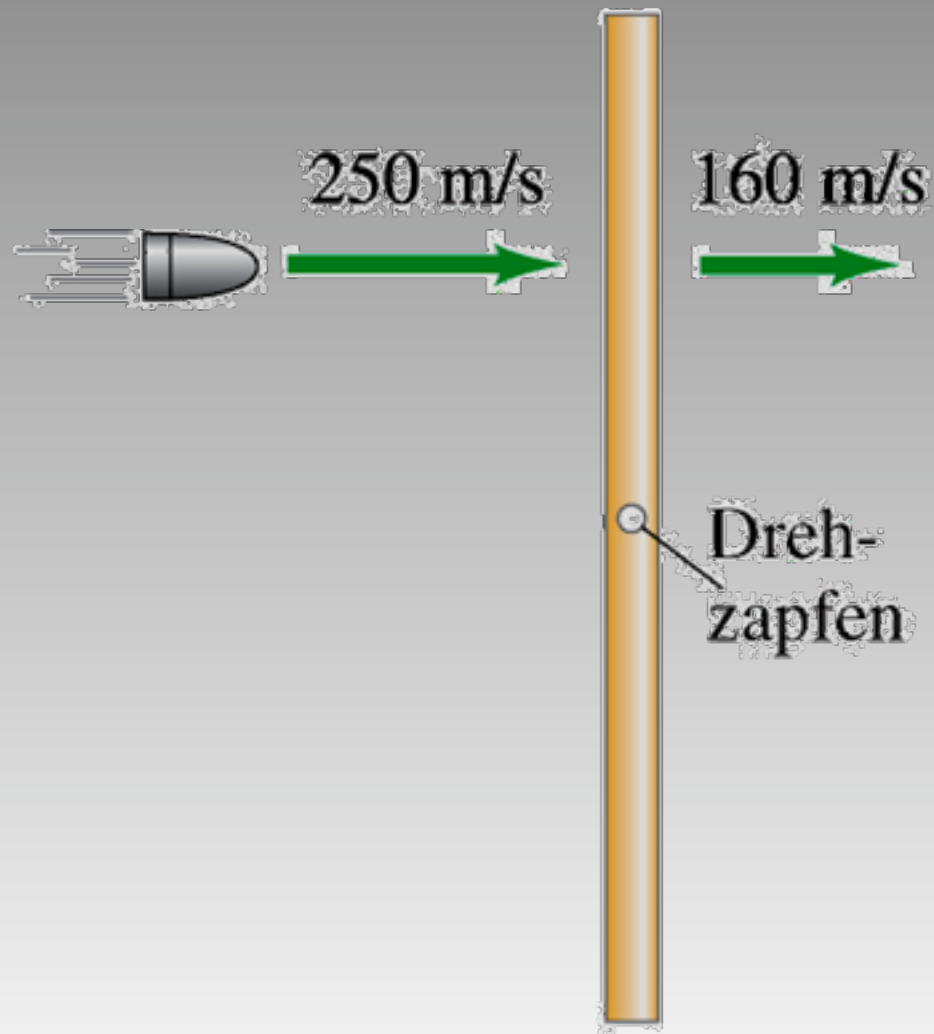
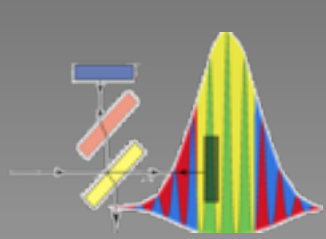


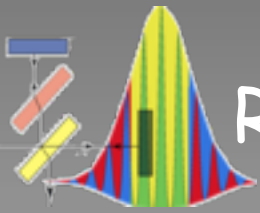


$$L = I\omega$$

$$I = \sum_i m_i r_i^2 \rightarrow \int r^2_{\perp} dm$$

Trägheitsmoment





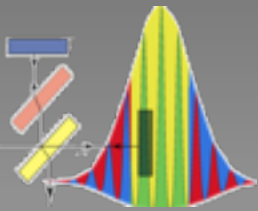
Rotationsenergie

• In weiterer Analogie zu Drehmoment, Drehimpuls und Trägheitsmoment:

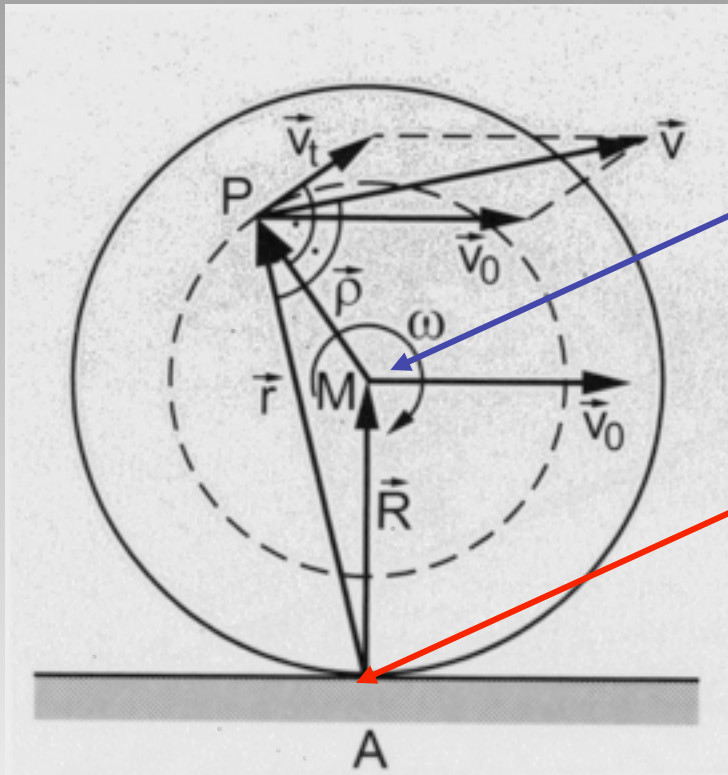
- Definition der Rotationenergie

$$T = \frac{1}{2} \sum_i m_i v_i^2 = \frac{1}{2} \sum_i m_i (r_i \omega)^2$$

$$= \frac{1}{2} \omega^2 \sum_i m_i r_i^2 = \frac{1}{2} I \omega^2$$

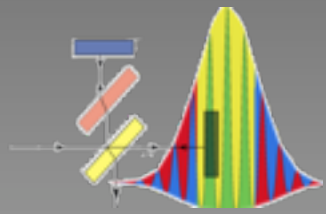


Beispiel: Rollende Kugel, Zylinder



Rotation um Mittelpunkt

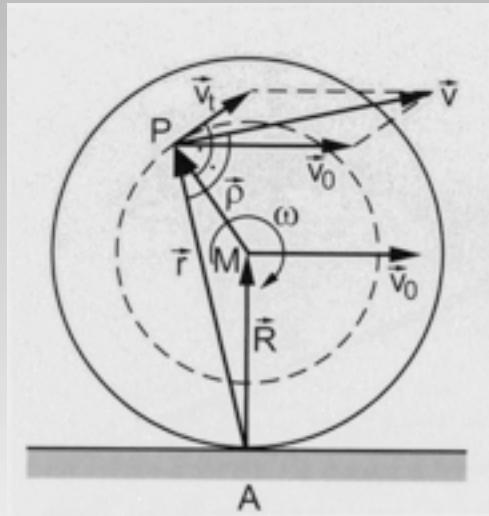
Momentane Drehachse



$$E = E_k + E_{rot} = \frac{1}{2}mv^2 + \frac{1}{2}I_M\omega^2 =$$

$$= \frac{1}{2}m \left(\frac{2\pi R}{t} \right)^2 + \frac{1}{2}I_M\omega^2$$

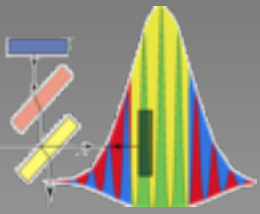
$\omega = 2\pi \frac{1}{t}$



$$= \frac{1}{2}m \left(\frac{2\pi R}{2\pi \frac{1}{\omega}} \right)^2 + \frac{1}{2}I_M\omega^2 = \frac{1}{2}m(R\omega)^2 + \frac{1}{2}I_M\omega^2$$

$$= \frac{1}{2}I_A\omega^2$$

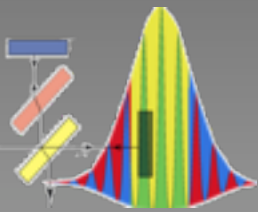
Steinerscher Satz!



Steinersche Satz:

Kennt man das Trägheitsmoment I_S bezüglich einer Achse durch den Schwerpunkt, kann man das Trägheitsmoment bezüglich einer dazu im Abstand a parallelen Achse erhalten:

$$I_B = I_S + a^2 M$$



$$\vec{L} = I \cdot \vec{\omega} = I \cdot \omega \cdot \hat{\omega}$$

prinzipiell



$$\vec{M} = \frac{d\vec{L}}{dt} = \frac{dI}{dt} \cdot \omega \cdot \hat{\omega} + I \cdot \frac{d\omega}{dt} \cdot \hat{\omega} + I \cdot \omega \cdot \frac{d\hat{\omega}}{dt}$$

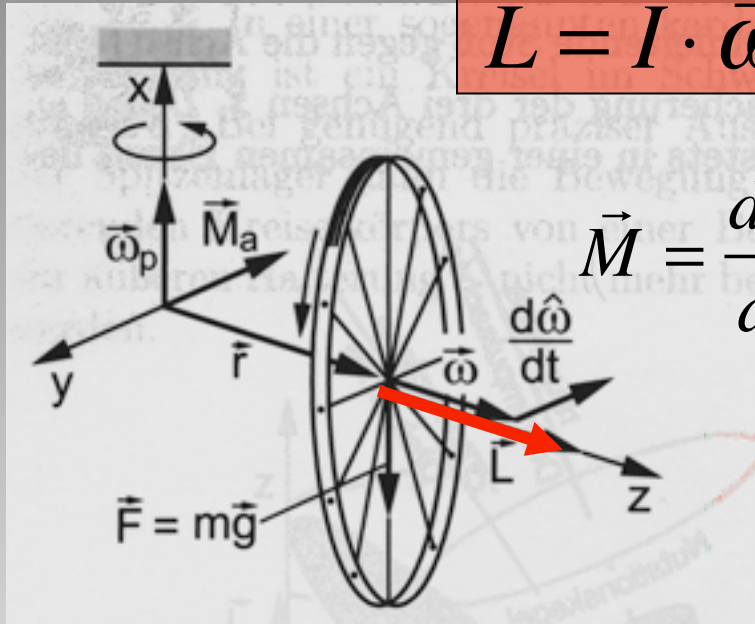
Die Richtung der Winkelgeschwindigkeit
ändert sich!

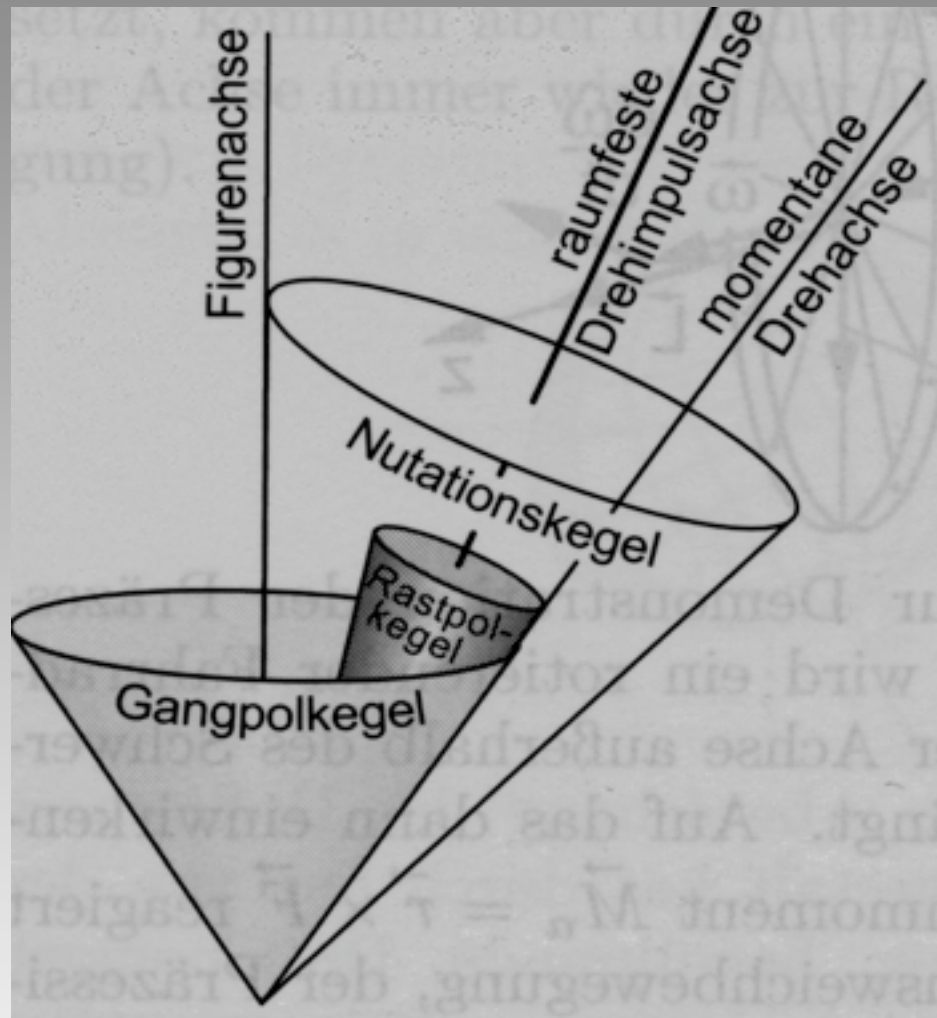
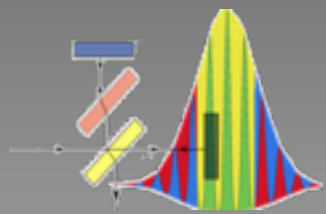
Hier nicht der Fall

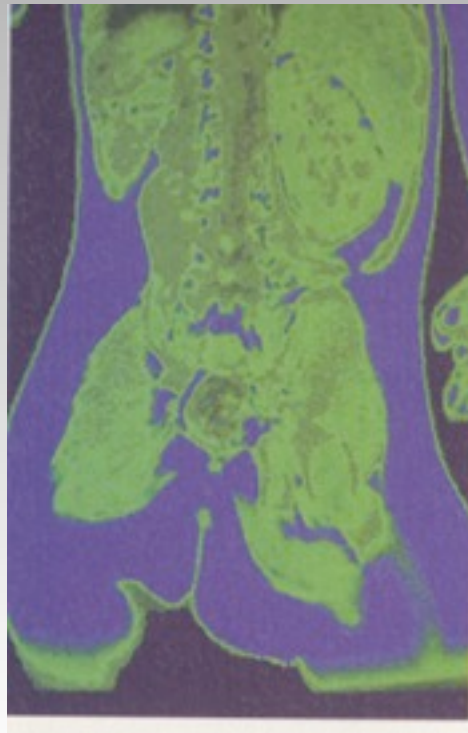
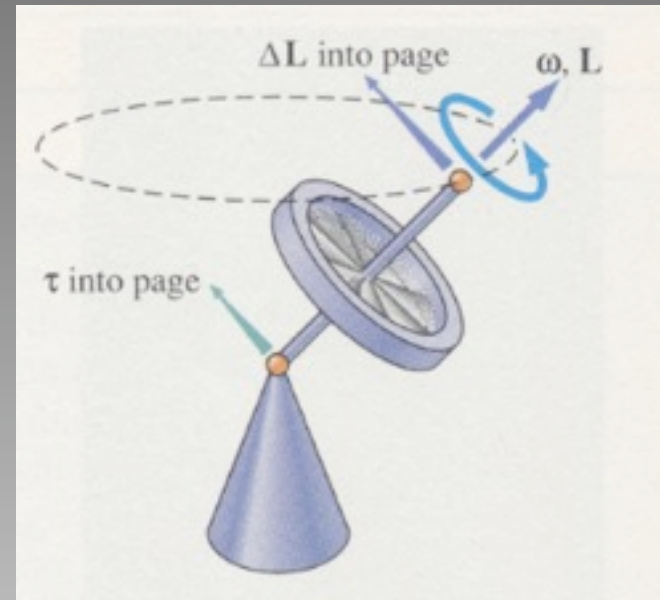
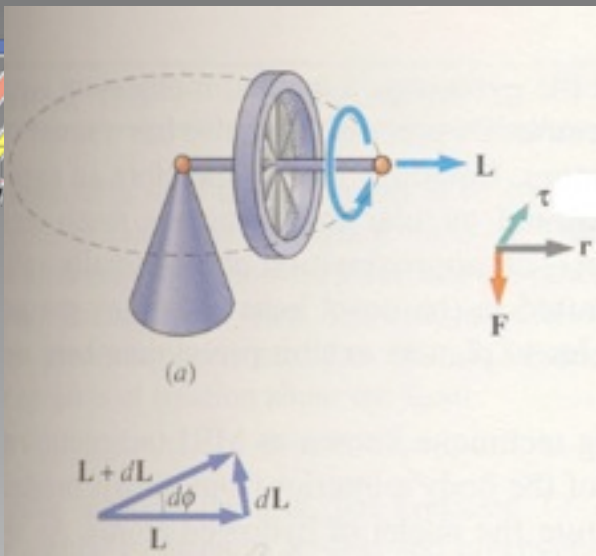
$$\vec{M}_a = I \cdot \omega \cdot \frac{d\hat{\omega}}{dt}$$

Präzession(sfrequenz)

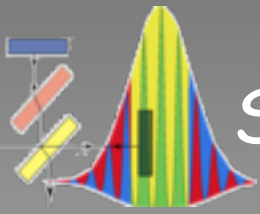
$$\omega_p = \frac{|d\hat{\omega}|}{dt} = \frac{M_a}{L} = \frac{M_a}{I\omega}$$







Magnetic
Resonance
Imaging
MR

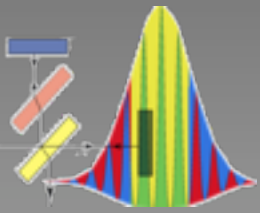


Schwingungen

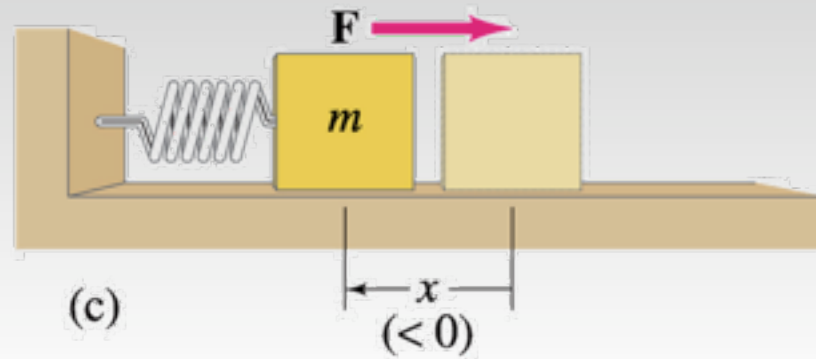
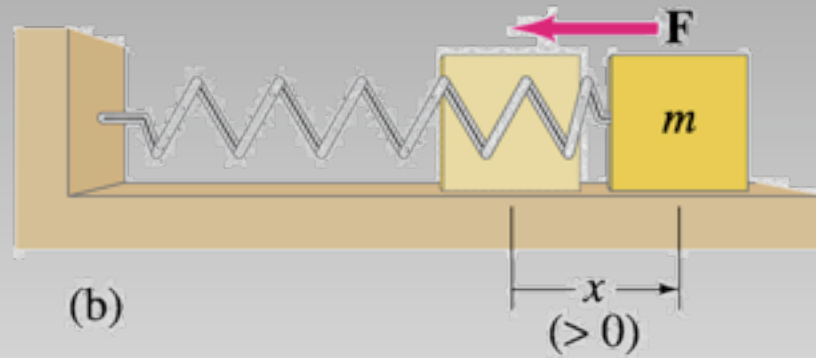
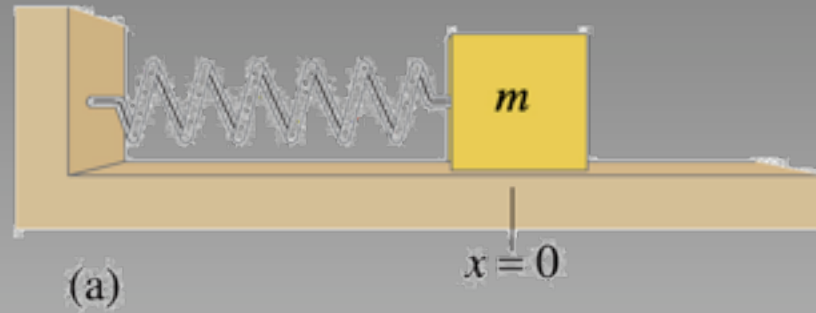
- Betrachten wir eine der wichtigsten Formen der Bewegungsgleichung:

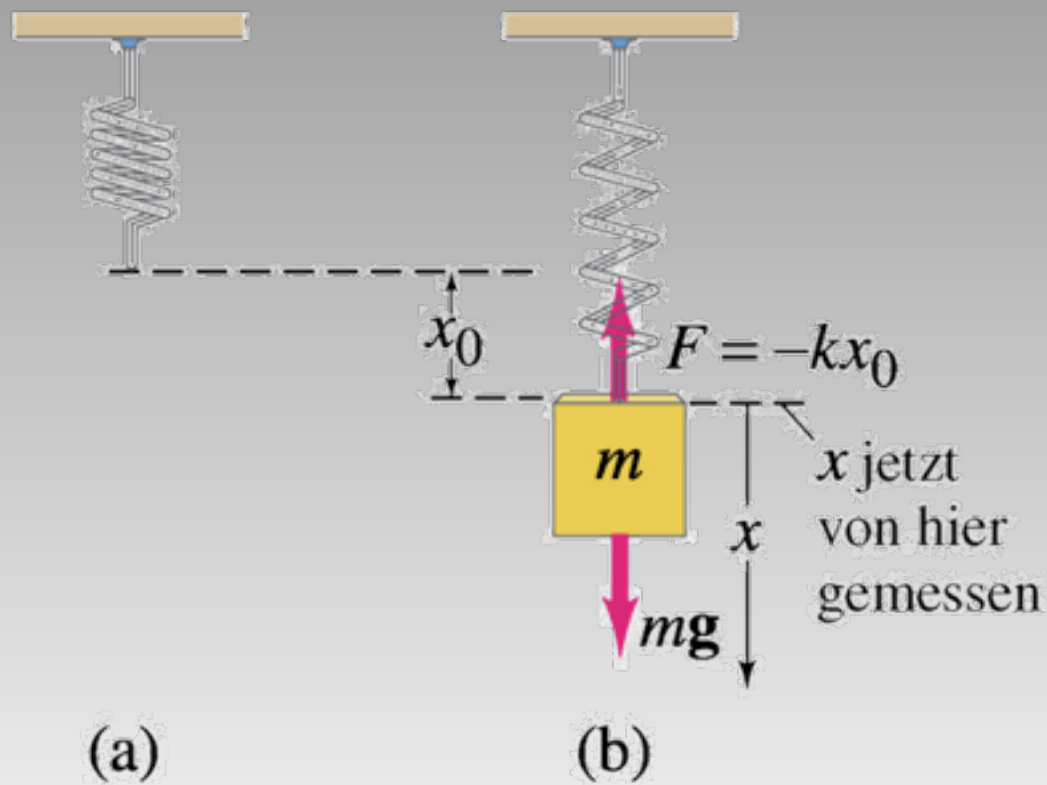
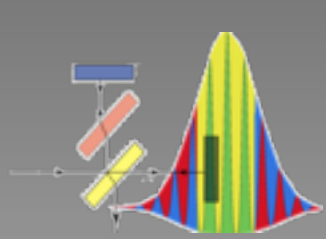
$$m \cdot \frac{d^2 x}{dt^2} = F = \text{"Rücktreibende Kraft"}$$

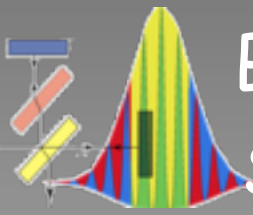
$$m \cdot \frac{d^2 x}{dt^2} = -x$$



Beispiele in der Natur, freie Schwingungen







Beispiele in der Natur, freie Schwingungen

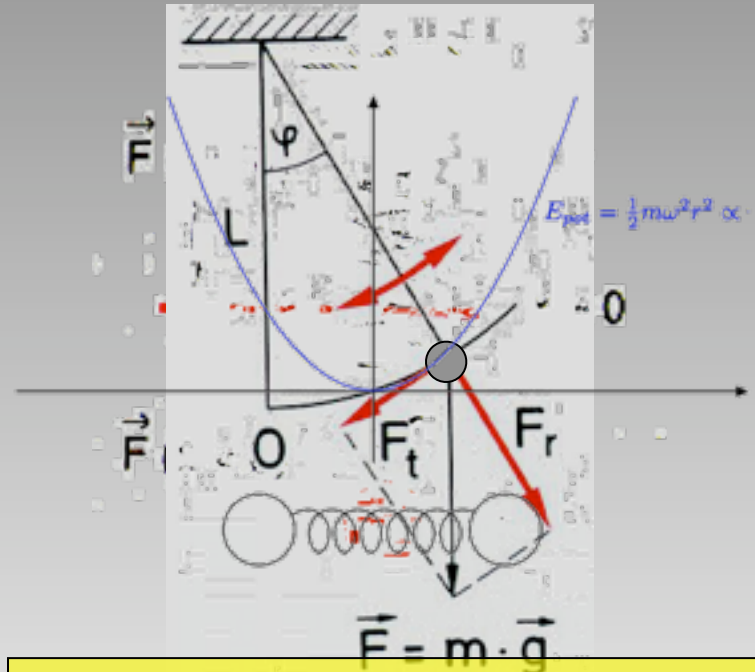
• Feder

$$F(x) = -kx$$

- Bindungskräfte

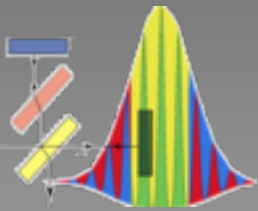
• Schwerkraft

- Dipole, elektrischer Schwingkreis etc.



Zur Erinnerung:

Einer Kraft $-kx$ entspricht ein Potential der Form $-kx^2$



$$m \cdot \frac{d^2 x(t)}{dt^2} +$$

$x(t)$

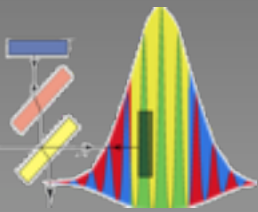
$= 0$

Diese Kraft ist
systeminherent

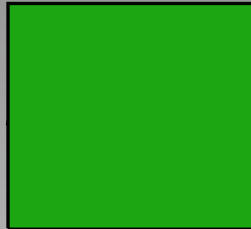
Diese Kraft wird von
außen angewendet

Homogene Diffgleichung; freie Schwingung

Inhomogene Diffgleichung; erzwungene Schwingung



$$m \cdot \frac{d^2 x(t)}{dt^2} +$$



$$+ x(t) =$$

$$0$$

Diese Kraft ist
systeminherent

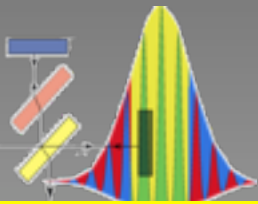
Dämpfungskraft

Diese Kraft wird von
außen angewendet

Die Gleichung beschreibt eine gedämpfte Schwingung

Die Energie geht verloren:

Stromische Spannung der Energie



Schritt 1: Lösen der homogenen Gleichung ohne Dämpfung

$$m \cdot \frac{d^2 x(t)}{dt^2} + k \cdot x(t) = 0$$

Ansatz:

$$x(t) = A \cos \omega t + B \sin \omega t$$

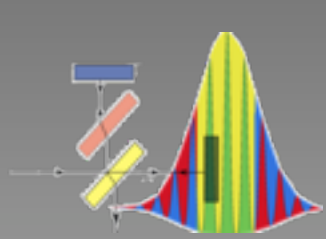
$$x'(t) = -A\omega \sin \omega t + B\omega \cos \omega t$$

$$x''(t) = -A\omega^2 \cos \omega t - B\omega^2 \sin \omega t$$

→

$$x''(t) = -\omega^2 x(t)$$

D.h. der Ansatz erfüllt die Schwingungsgleichung

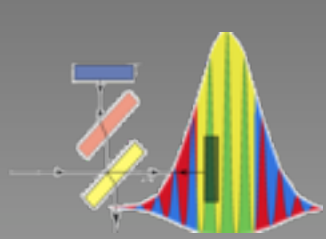


$$m \cdot \frac{d^2 x(t)}{dt^2} + k \cdot x(t) = 0$$

$$-(A\omega^2 \cos \omega t + B\omega^2 \sin \omega t) + \frac{k}{m}(A \cos \omega t + B \sin \omega t) = 0$$

$$\omega^2 (A \cos \omega t + B \sin \omega t) = \frac{k}{m} (A \cos \omega t + B \sin \omega t)$$

$$\omega = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \text{Kreisfrequenz}$$



Bestimmung von A und B aus Anfangsbedingungen

$$x(t)\big|_{t \rightarrow 0} = A \underbrace{\cos \omega t}_{t \rightarrow 0} + B \underbrace{\sin \omega t}_{t \rightarrow 0} \rightarrow$$

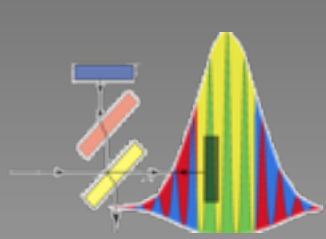
$$x(0) = A + 0 \rightarrow$$

$$A = x(0)$$

$$x'(t)\big|_{t \rightarrow 0} = -A\omega \underbrace{\sin \omega t}_{t \rightarrow 0} + B\omega \underbrace{\cos \omega t}_{t \rightarrow 0} \rightarrow$$

$$x'(0) = -0 + \omega B \rightarrow$$

$$B = \frac{x'(0)}{\omega}$$

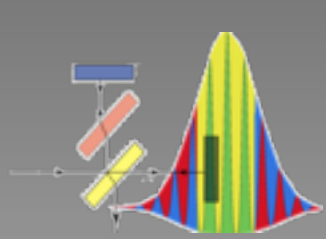


Lösung:

$$x(t) = A \cos \sqrt{\frac{k}{m}} \cdot t + B \sin \sqrt{\frac{k}{m}} \cdot t$$

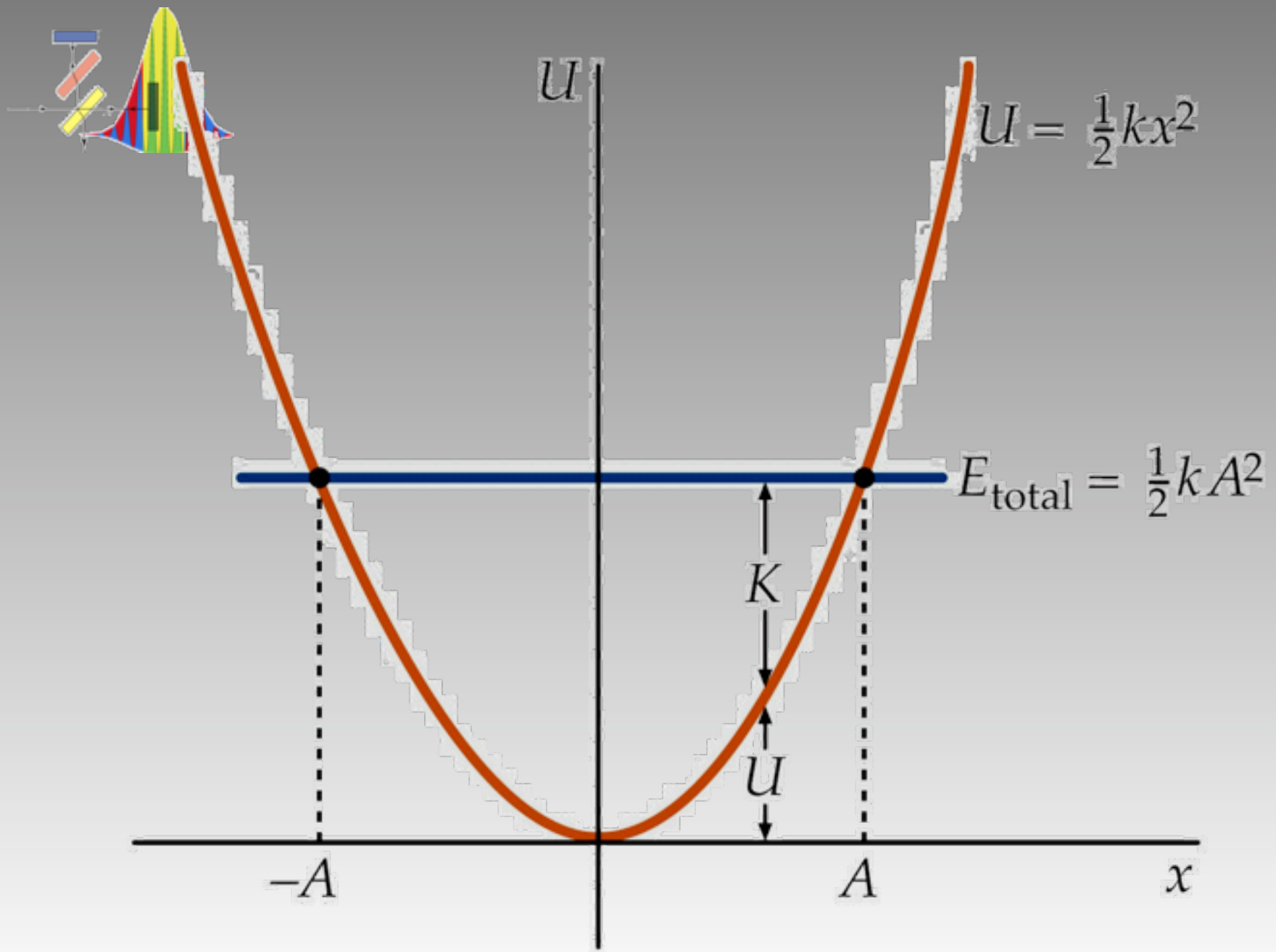
$$\omega = 2\pi f = \frac{2\pi}{T} = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

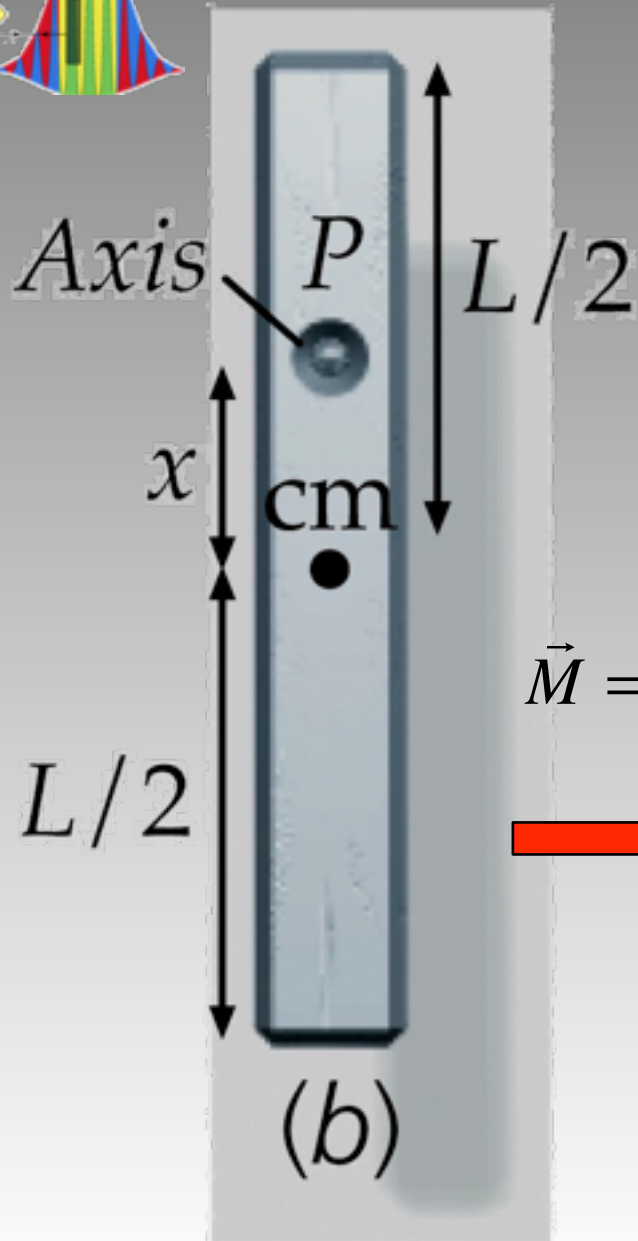
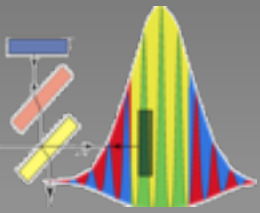
Amplitude: Maximale Auslenkung



Für entsprechende AB:

$$x(t) = A \cos \omega t = A \cdot \left(\frac{e^{i\omega t} + e^{-i\omega t}}{2} \right)$$



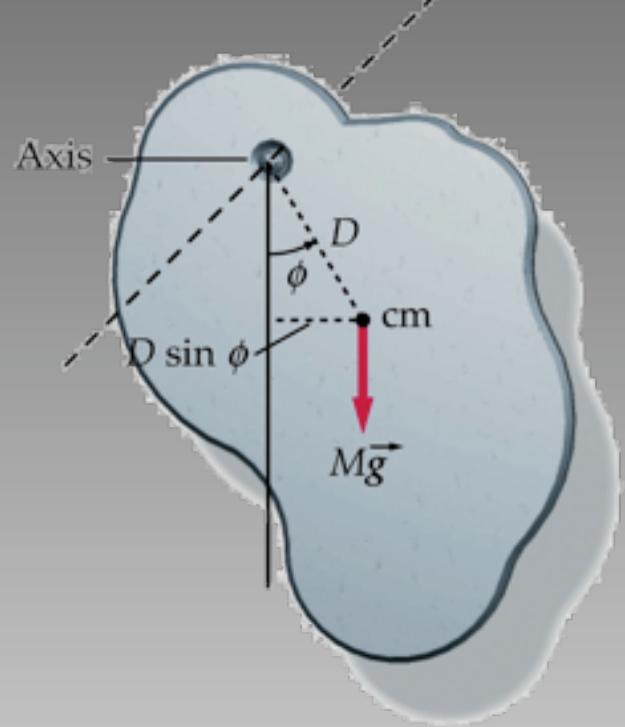


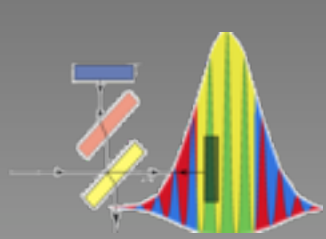
$$\vec{M} = m \cdot \vec{a} \cdot x = m \cdot x \cdot \frac{d^2\phi}{dt^2} x = m \cdot x^2 \frac{d^2\phi}{dt^2} = I \frac{d^2\phi}{dt^2}$$



$$I \frac{d^2\phi}{dt^2} = -D \cdot m \cdot g \cdot \sin \phi$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{I}{MgD}}$$



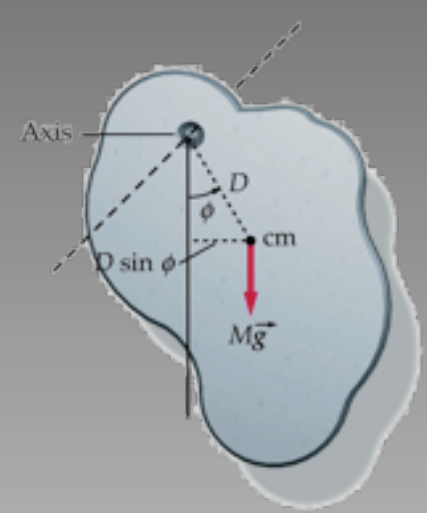


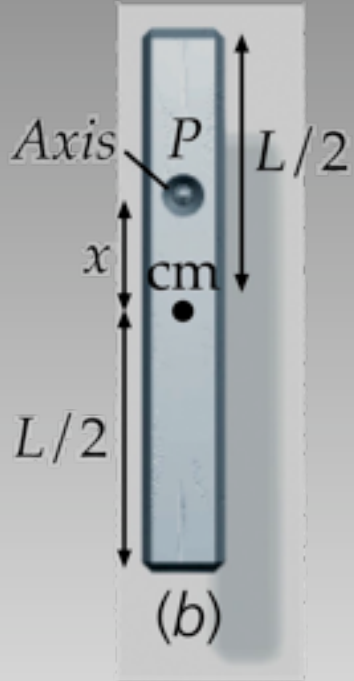
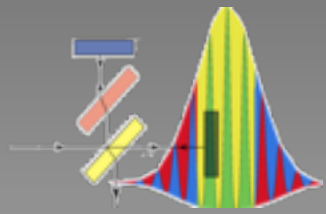
$$I \frac{d^2 \phi}{dt^2} = -D \cdot m \cdot g \cdot \sin \phi$$

$$\frac{d^2 \phi(t)}{dt^2} + \frac{D \cdot m \cdot g}{I} \cdot \sin \phi(t) = 0$$

$$\frac{d^2 \phi(t)}{dt^2} + \frac{D \cdot m \cdot g}{I} \cdot \phi(t) = 0$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{I}{MgD}}$$



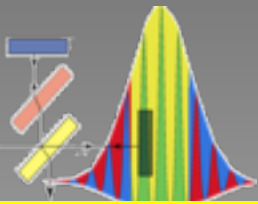


$$I = I_s + m \cdot a^2 =$$

$$\frac{1}{12} m \cdot L^2 + m \cdot x^2$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{I}{MgD}} =$$

$$= 2\pi \sqrt{\frac{\frac{1}{12} m \cdot L^2 + m \cdot x^2}{mgx}} = 2\pi \sqrt{\frac{\frac{1}{12} \cdot L^2 + \cdot x^2}{gx}}$$



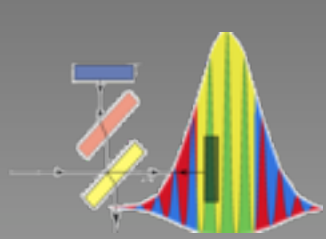
Schritt 2: Lösen der homogenen Gleichung mit Dämpfung

$$m \cdot \frac{d^2 x(t)}{dt^2} + \gamma \cdot x'(t) + k \cdot x(t) = 0$$

Möglicher Ansatz:

$$x(t) = e^{-\delta \cdot t} \cdot \underbrace{\xi(t)}_{A \cos \omega t + B \sin \omega t}$$

Lösen mit [Mathematica](#) und
Diskussion der Parameter

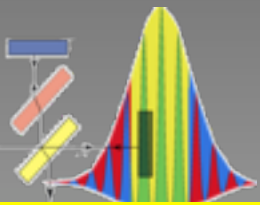


$$x(t) = x_0 \cdot e^{-\delta t} \cdot \left(\cos \omega t + \frac{\delta}{\omega} \sin \omega t \right)$$

$$= x_0 \cdot \frac{\omega_0}{\omega} \cdot e^{-\delta t} \cdot \cos(\omega t - \varphi)$$

$$\delta = \frac{R}{2m}; \quad \omega = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2}; \quad \tan \varphi = \frac{\delta}{\omega}.$$

Frequenz verschoben

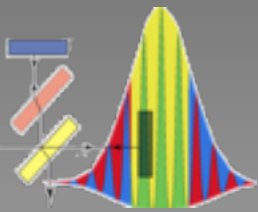


Schritt 3: Lösen der inhomogenen Gleichung

Erzwungene Schwingungen

$$\cancel{m} \cdot \frac{d^2 x(t)}{dt^2} + \gamma \cdot \frac{dx(t)}{dt} + \boxed{\omega_0^2} \cdot \frac{k}{m} \cdot x(t) = F(t) = F_0 \cos(\boxed{\omega} \cdot t)$$

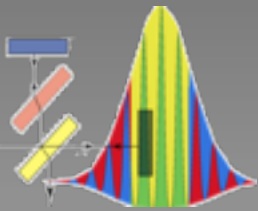
Systemresonanzfrequenz \neq Treiberfrequenz



Bei der Lösung dieses Problems ist das Experiment hilfreich.
Man macht folgende Feststellungen:

1. Welche Frequenz ω auch immer vom Erreger angeboten wird, das Pendel schwingt immer mit genau dieser Frequenz, nicht mit seiner Eigenfrequenz (nach dem Einschwingvorgang)
2. Das Pendel schwingt gegenüber dem Erreger mit einer Phasenverschiebung, die von der Erregerfrequenz abhängt.
3. Die Amplitude der Pendelschwingung hängt ebenfalls stark von der Erregerfrequenz ab.

Sie wird besonders groß, wenn ω , mit der Eigenfrequenz ω_0 des Pendels übereinstimmt (Resonanz).



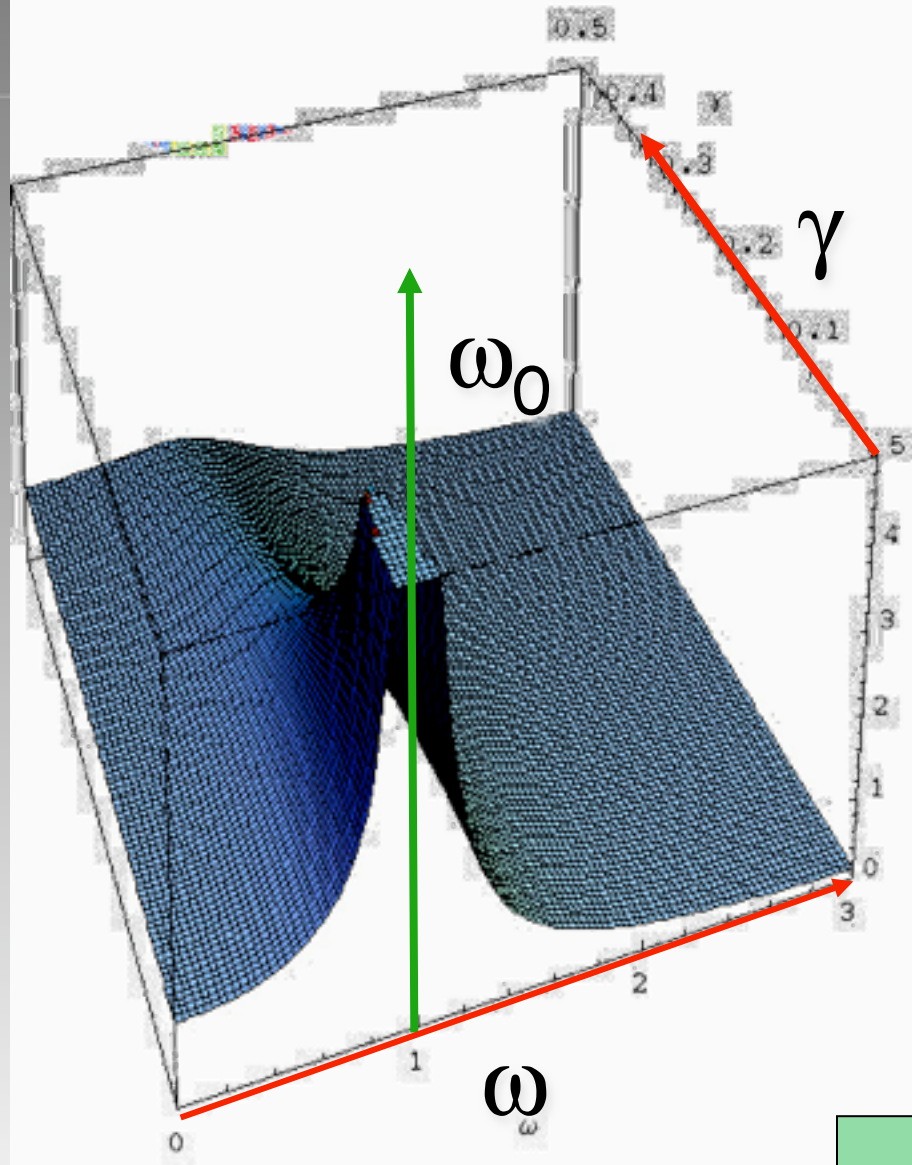
Inhomogene Diffgl: Lösung besteht aus
Lösung der homogenen + spezielle Lösung der
inhomogenen Diffgl.

Nur für Einschwingvorgang

Ansatz:

$$x(t) = A \cdot \cos(\omega \cdot t + \varphi)$$

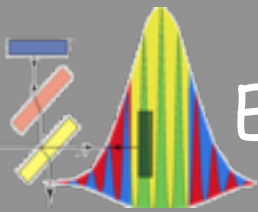
$$A(\omega) = \frac{F_0 / m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \left(\frac{\gamma\omega}{m}\right)^2}}$$



$$A(\omega) = \frac{F_0 / m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \left(\frac{\gamma\omega}{m}\right)^2}}$$

$$\tan \varphi = \frac{\gamma\omega}{m(\omega^2 - \omega_0^2)}$$

$$x(t) = A(\omega) \cdot \cos(\omega \cdot t + \varphi(\omega))$$



Erzwungene Schwingung

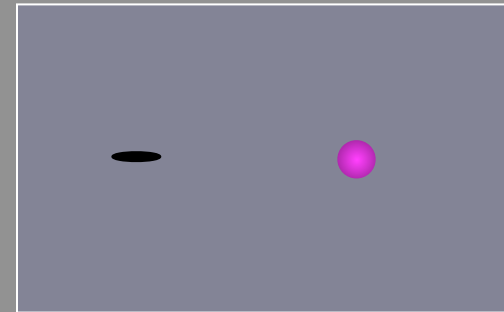
$$m \frac{d^2 r(t)}{dt^2} + Cr + \underbrace{\frac{m}{\tau} \frac{dr(t)}{dt}}_{\text{Dämpfungsterm}} = q \underbrace{E_m(t)}_{E_{m0} e^{i\omega t}}$$

Unterhalb der
Resonanz

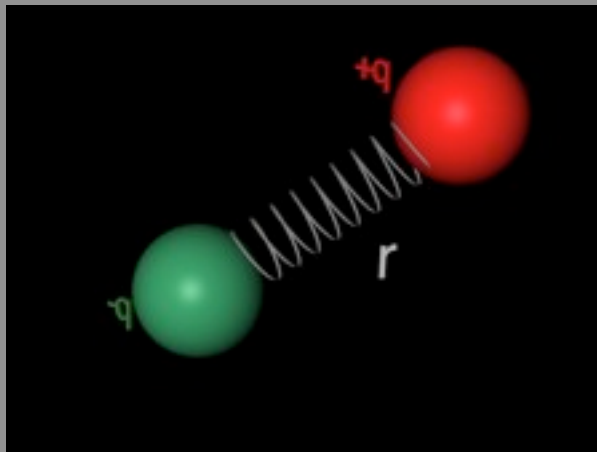
$$\omega \ll \omega_0$$

Kraft

Oszillator

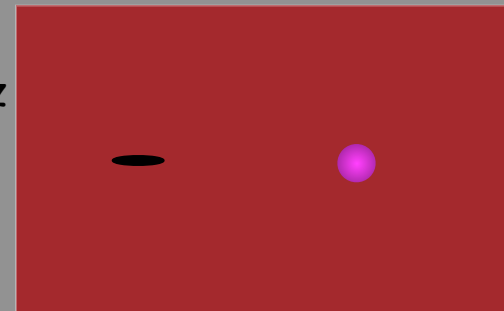


Kleine
Amplitude
In Phase



In Resonanz

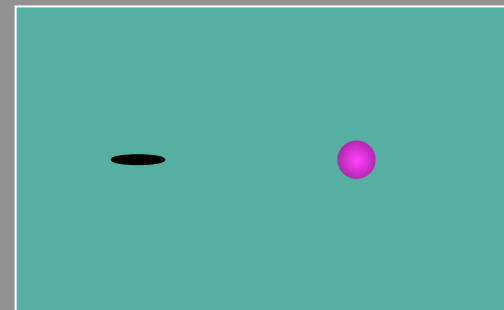
$$\omega = \omega_0$$



Riesige Amplitude
90° phasen-
verschoben

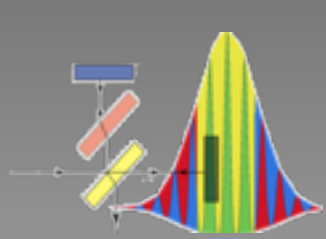
Oberhalb der
Resonanz

$$\omega \gg \omega_0$$



Sehr kleine
Amplitude
180° phasen-
verschoben.

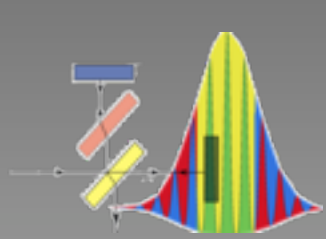
Näherung für
Elektronenwolke um Kern



Energieübertragung

$$\dot{W} = \frac{dW}{dt} = P = F \cdot \dot{x}(t)$$

$$F \cdot \dot{x}(t) = F_0 \cos \omega \cdot t \bullet (-1) \underbrace{A(\omega)}_{F_0 / m} \cdot \omega \cdot \sin(\omega \cdot t - \varphi) \sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \left(\frac{\gamma \omega}{m}\right)^2}$$



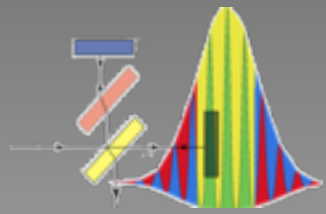
$$P = \frac{dW}{dt} = F(t) \cdot \dot{x}(t)$$

$$= - \frac{F_0^2 \omega \cos(\omega t) \sin \left(\tan^{-1} \left(\frac{\gamma \omega}{m(\omega_0^2 - \omega^2)} \right) + \omega t \right)}{\sqrt{m^2 (\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2}}$$

$$\bar{P} = \frac{\omega}{2\pi} \int_0^{\frac{2\pi}{\omega}} P dt =$$

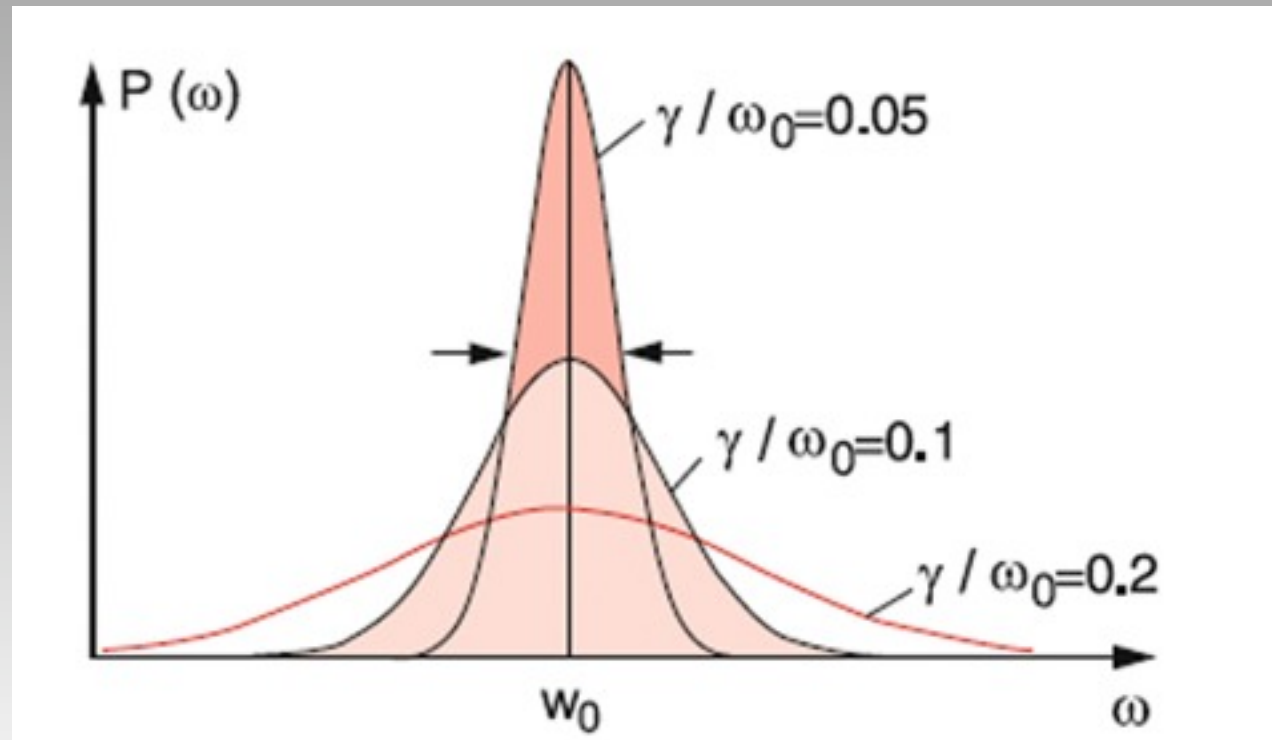
$$= \frac{\omega}{2\pi} \int_0^{\frac{2\pi}{\omega}} \left(- \frac{F_0^2 \omega \cos(\omega t) \sin \left(\tan^{-1} \left(\frac{\gamma \omega}{m(\omega_0^2 - \omega^2)} \right) + \omega t \right)}{\sqrt{m^2 (\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2}} \right) dt$$

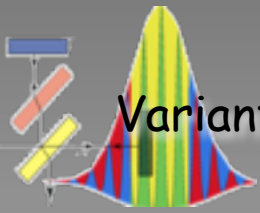
$$= \frac{F_o^2 \gamma \omega^2}{2 \left(m^2 (\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2 \right)}$$



$$= \frac{F_o^2 \gamma \omega^2}{2 \left(m^2 (\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2 \right)}$$

$$\frac{1}{2} \frac{F_o^2}{\gamma}$$





Variante 1:

$$x(t) = A(\omega) \cdot \cos(\omega \cdot t + \varphi)$$

mit

$$A(\omega) = \frac{F_0 / m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + (2\gamma\omega)^2}}$$

Variante 2:

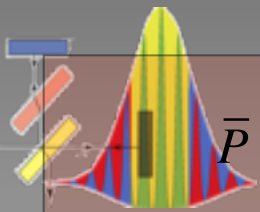
$$x(t) = A_{el}(\omega) \cdot \cos(\omega \cdot t) + A_{inel}(\omega) \cdot \sin(\omega \cdot t)$$

$$A(\omega) = A_{el}(\omega) + i A_{inel}(\omega)$$

$$A_{inel}(\omega) = \frac{F_0 / m}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + (\gamma\omega)^2}$$

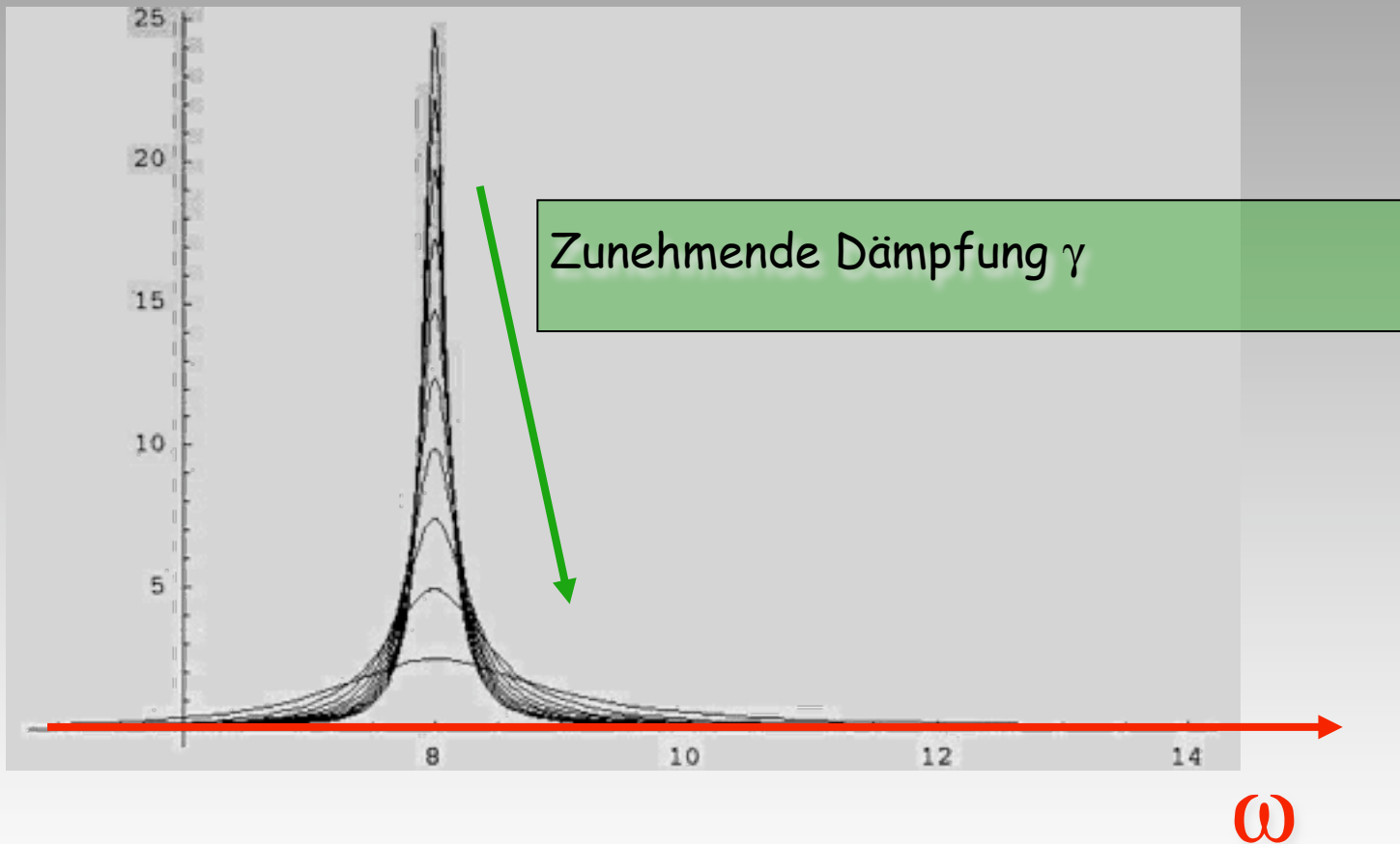
$$A_{el}(\omega) = \frac{F_0 / m (\omega_0^2 - \omega^2)^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + (\gamma\omega)^2}$$

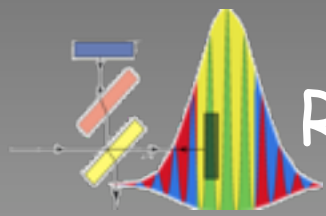
$$P = \frac{1}{2} F_0 \omega A_{inel}(\omega)$$



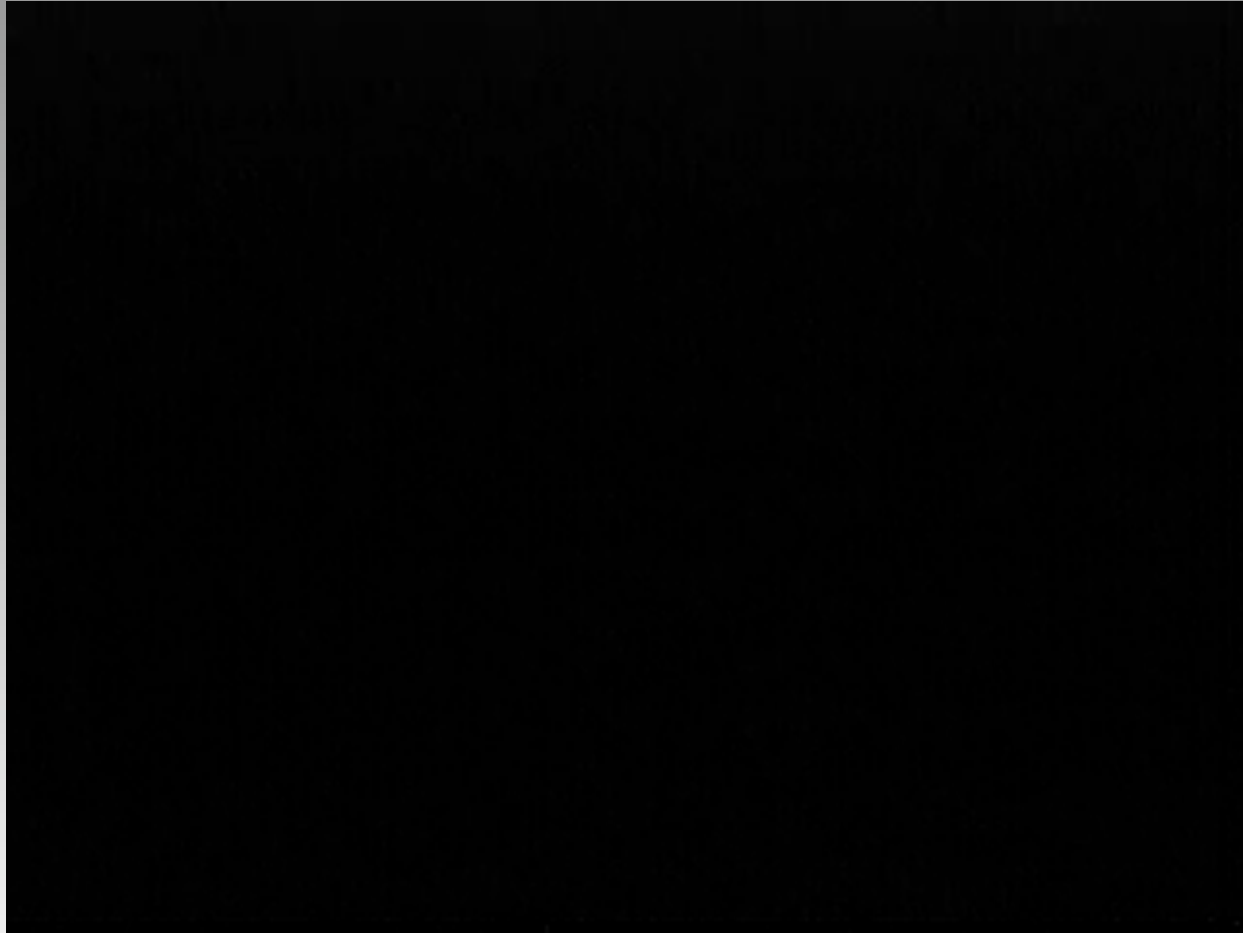
$$\bar{P} = \frac{F_o^2 \gamma \omega^2}{2 \left(m^2 (\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2 \right)}$$

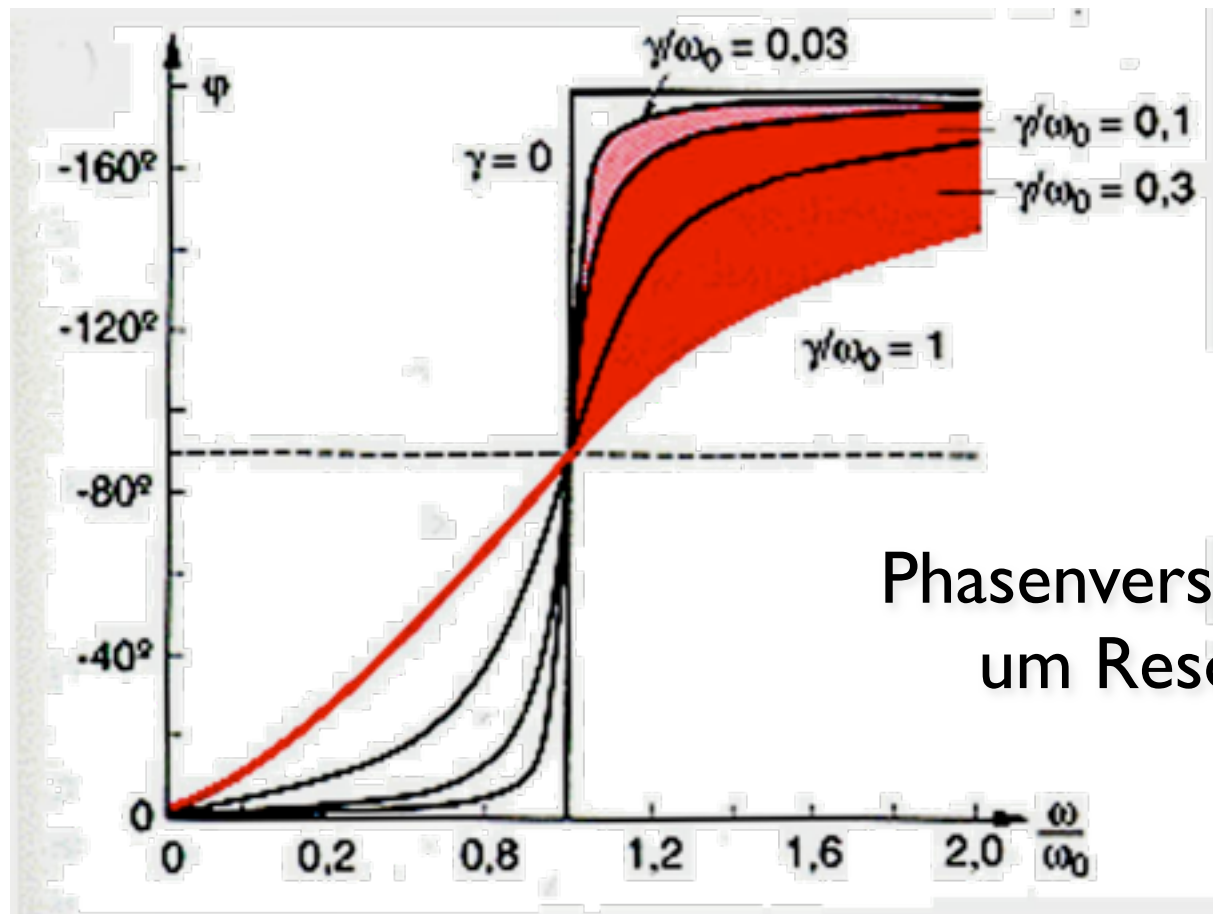
Lorentzkurve
Resonanzkurve



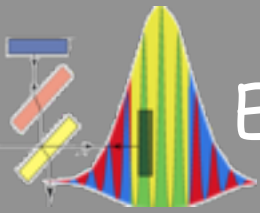


Resonanzkatastrophe





Phasenverschiebung
um Resonanz



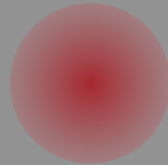
Erzwungene Schwingung

Kraft

Elektronen-
wolke

Unterhalb der
Resonanz

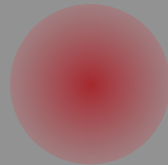
$$\omega \ll \omega_0$$



Kleine Amplitude
180° phasen-
verschoben

In Resonanz

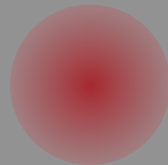
$$\omega = \omega_0$$



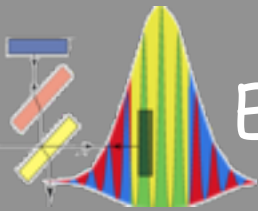
Riesige Amplitude
-90° phasen-
verschoben

Oberhalb der
Resonanz

$$\omega \gg \omega_0$$



Sehr kleine
Amplitude
in Phase.



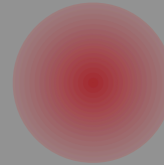
Erzwungene Schwingung

Kraft

Elektronen-
wolke

Unterhalb der
Resonanz

$$\omega \ll \omega_0$$

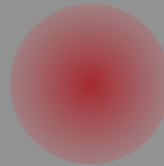


Kleine Amplitude
180° phasen-
verschoben

Schwache
Emission
90° phasen-
verschoben

In Resonanz

$$\omega = \omega_0$$

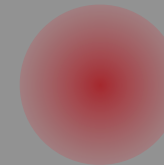


Riesige Amplitude
-90° phasen-
verschoben

Starke Emission
180° phasen-
verschoben.

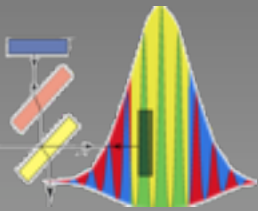
Oberhalb der
Resonanz

$$\omega \gg \omega_0$$

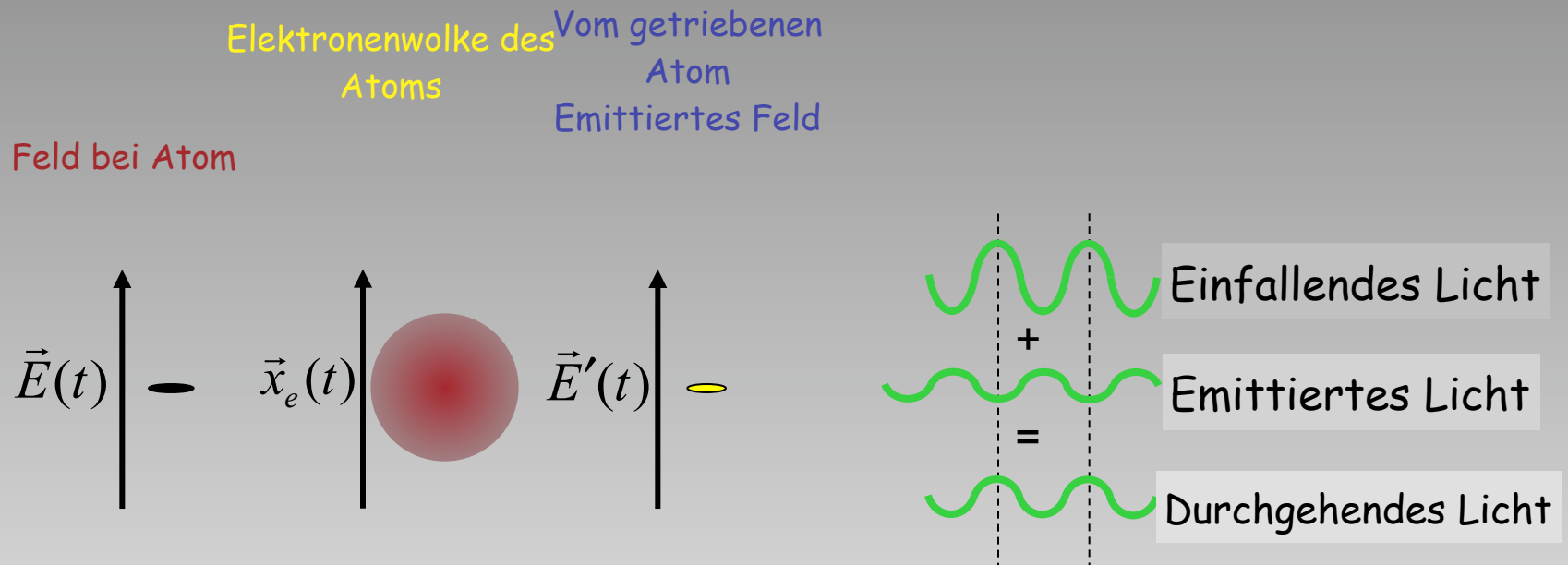


Sehr kleine
Amplitude
in Phase.

Schwache
Emission
-90° phasen-
verschoben

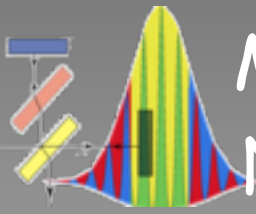


Prinzip der Lichtausbreitung im Medium



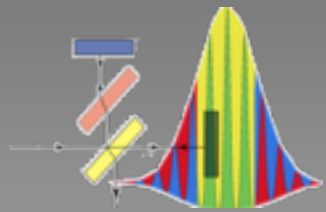
Ein Angeregtes Atom schwingt mit der Frequenz des antreibendes Feldes und sendet Licht mit dieser Frequenz aus.

Entscheidend ist die **relative Phase** des einfallenden zum emittierten Lichtes. Z. B. Im Fall von 180° beobachten wir Absorption.



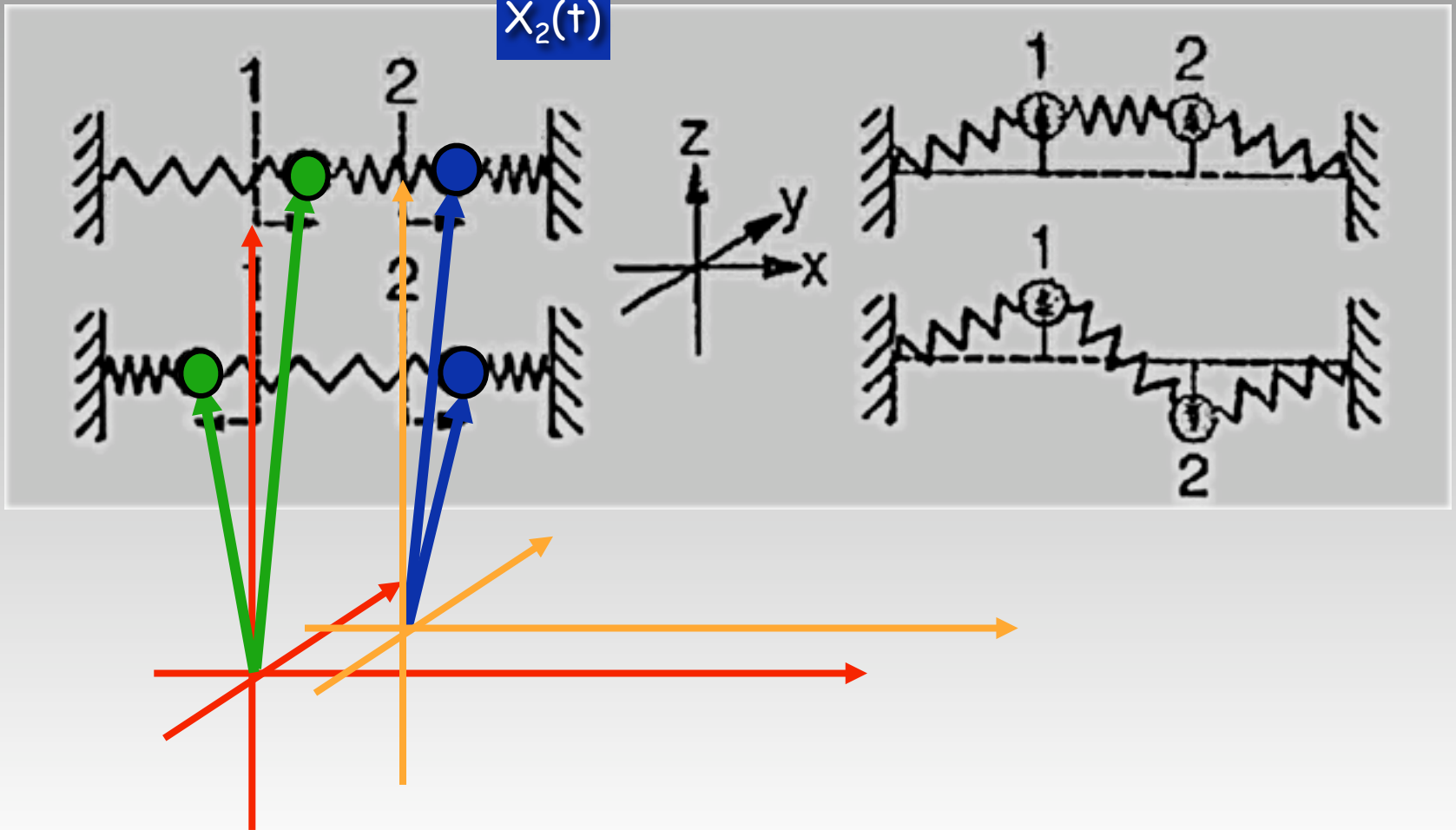
Mehrere Freiheitsgrade- Normalschwingungen

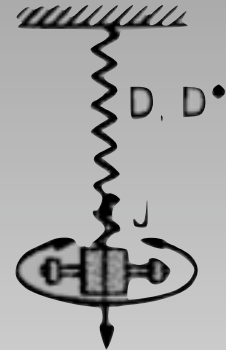
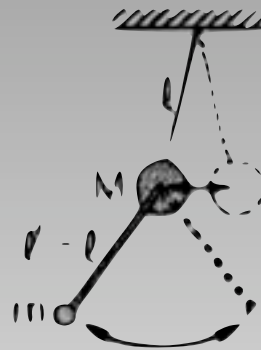
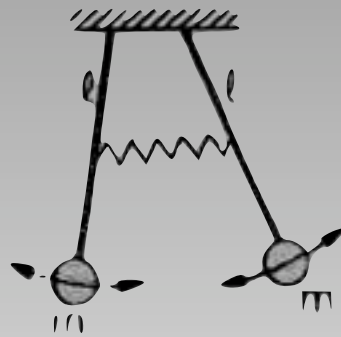
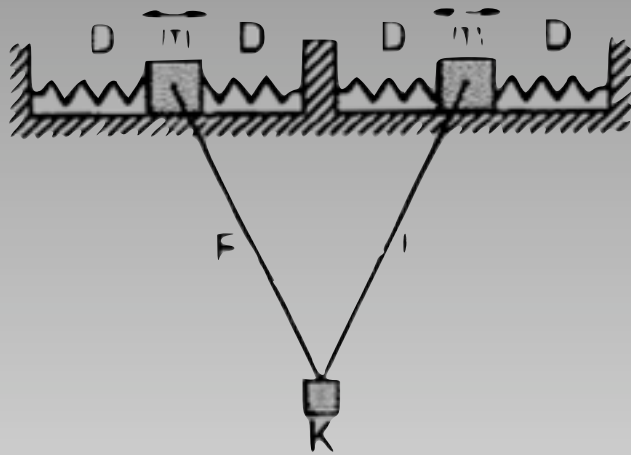
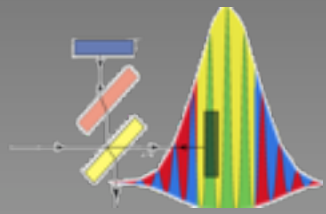
- Bisher: Ein Freiheitsgrad
- Praktische Bedeutung: Systeme mit vielen Freiheitsgraden
 - Diskrete Systeme
 - Gekoppelte Pendel, Massen
 - Festkörper
 - Kontinuierliche Systeme
 - Schwingende Saite



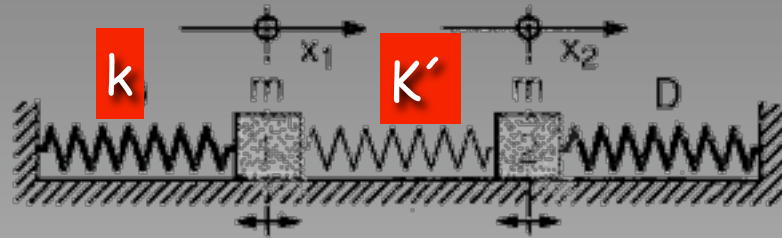
$x_1(t)$

$x_2(t)$





Schritt 4: Lösen der homogenen gekoppelten Gleichung

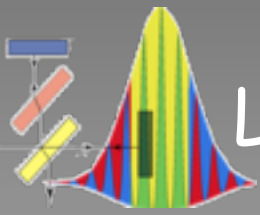


$$m \cdot \frac{d^2 x_1(t)}{dt^2} + k \cdot x_1(t) + k' \cdot [x_1(t) - x_2(t)] = 0$$

$$m \cdot \frac{d^2 x_2(t)}{dt^2} + k \cdot x_2(t) + k' \cdot [x_2(t) - x_1(t)] = 0$$

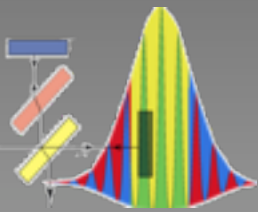
Gekoppeltes Differentialgleichungssystem

für x_1 und x_2



Lösungsmöglichkeiten

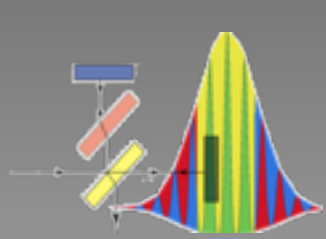
- Versuch Gleichungssystem direkt für x_1 und x_2 zu lösen
 - Z.B. mit Mathematica leicht möglich
- Einführen „neuer Koordinaten“
 - Durch Addition bzw, Subtraktion der Gleichungen erreicht
 - Dadurch Entkoppelung der Gleichungen
 - D.h. wir erhalten zwei „Schwingungsgleichungen“, die wir sofort lösen können.
 - Beschreiben bestimmte Bewegungszustände, die wir Normalschwingungen (Normalkoordinaten) nennen
- Jeder beliebige Zustand ist durch Linearkombination der Normalschwingungen darstellbar.



Normalschwingungen

$$\begin{aligned}
 & \left\{ \begin{aligned} m \cdot \frac{d^2 x_1(t)}{dt^2} + k \cdot x_1(t) + k' \cdot [x_1(t) - x_2(t)] &= 0 \\ m \cdot \frac{d^2 x_2(t)}{dt^2} + k \cdot x_2(t) + k' \cdot [x_2(t) - x_1(t)] &= 0 \end{aligned} \right. \\
 & \begin{aligned} & \xrightarrow{\text{red arrow}} m \cdot \frac{d^2 [x_1(t) + x_2(t)]}{dt^2} + k \cdot [x_1(t) + x_2(t)] = 0 \\ & \xrightarrow{\text{green arrow}} m \cdot \frac{d^2 [x_1(t) - x_2(t)]}{dt^2} + (k + 2k') \cdot [x_1(t) - x_2(t)] = 0 \end{aligned}
 \end{aligned}$$

2 entkoppelte Schwingungsgleichungen für



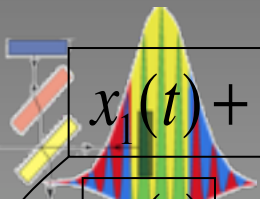
$$m \cdot \frac{d^2[x_1(t) + x_2(t)]}{dt^2} + k \cdot [x_1(t) + x_2(t)] = 0$$

$$m \cdot \frac{d^2[x_1(t) - x_2(t)]}{dt^2} + (k + 2k') \cdot [x_1(t) - x_2(t)] = 0$$

Resonanzfrequenzen:

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k + 2k'}{m}} = \sqrt{\frac{k}{m} \left[1 + 2 \frac{k'}{k} \right]} = \omega_0 \sqrt{\left[1 + 2 \frac{k'}{k} \right]}$$



$$x_1(t) + x_2(t) = A \cos[\omega_0 \cdot t]$$

$$x_1(t) - x_2(t) = A' \cos[\omega_1 \cdot t]$$

$$x_1(t) = A \cos[\omega_0 \cdot t] - x_2(t)$$

$$A \cos[\omega_0 \cdot t] - x_2(t) - x_2(t) = A' \cos[\omega_1 \cdot t]$$

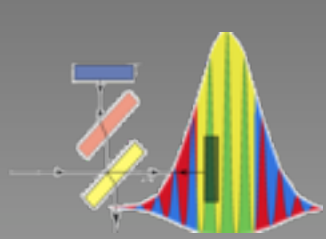
→

$$x_2(t) = \frac{1}{2} (A \cos[\omega_0 \cdot t] - A' \cos[\omega_1 \cdot t])$$

$$x_1(t) = A \cos[\omega_0 \cdot t] - \frac{1}{2} (A \cos[\omega_0 \cdot t] - A' \cos[\omega_1 \cdot t])$$

$$x_1(t) = \frac{1}{2} (A \cos[\omega_0 \cdot t] + A' \cos[\omega_1 \cdot t])$$

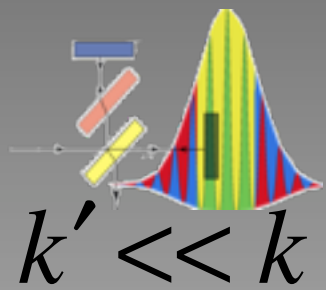
x_1 und x_2 zu jeder Zeit als Überlagerung (Linearkombination) der Normalschwingungen darstellbar!



x_1 und x_2 zu jeder Zeit als Überlagerung (Linearkombination) der Normalschwingungen darstellbar!

Diese Aussage ist von weitreichender und sehr allgemeinen Gültigkeit (für alle Systeme die auf „Schwingungen“ basieren:

Sie gilt z.B. auch für den beliebigen Energiezustand (Wellenfunktion) eines Elektrons in einem Atom, Molekül oder Festkörper: Er ist durch die Linearkombination der Eigenzustände (Normalschwingungen) gegeben.



$$\omega_1 = \omega_0 \sqrt{1 + 2 \frac{k'}{k}} \approx \omega_0 \left(1 + \frac{k'}{k} \right)$$

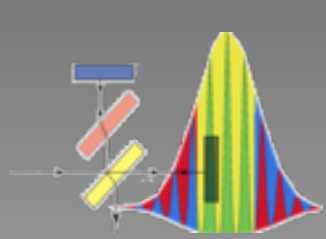
$$+AB : x_0, 0$$

$$x_1(t) = \frac{x_0}{2} \left(\cos[\omega_0 \cdot t] + \cos[\omega_1 \cdot t] \right)$$

$$x_2(t) = \frac{x_0}{2} \left(\cos[\omega_0 \cdot t] - \cos[\omega_1 \cdot t] \right)$$

Einführen:

$$\bar{\omega} = \frac{1}{2} \left(\underbrace{\omega_1}_{\omega_0 \left(1 + \frac{k'}{k} \right)} + \omega_0 \right) \approx \omega_0 \quad \Delta\omega = \frac{1}{2} \left(\underbrace{\omega_1}_{\omega_0 \left(1 + \frac{k'}{k} \right)} - \omega_0 \right) \approx \frac{k'}{k}$$

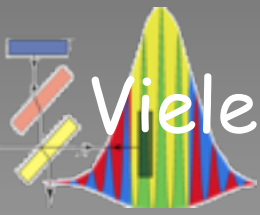


$$\begin{aligned} x_1(t) &= x_0 \cos\left[\frac{\Delta\omega}{2} \cdot t\right] \cdot \cos[\bar{\omega} \cdot t] \\ x_2(t) &= x_0 \sin\left[\frac{\Delta\omega}{2} \cdot t\right] \cdot \cos[\bar{\omega} \cdot t] \end{aligned}$$

Langsame
Amplitudenmodulation

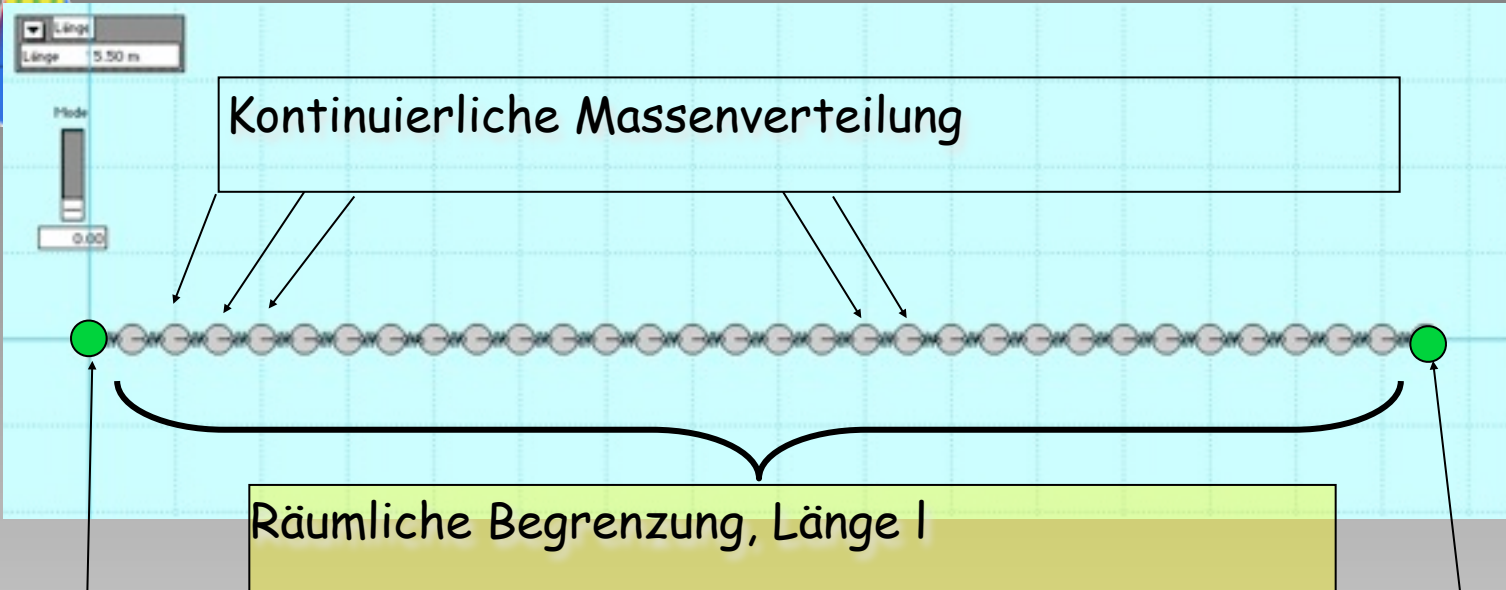
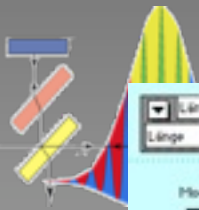
Schnell osz. Fkt

Schwebung



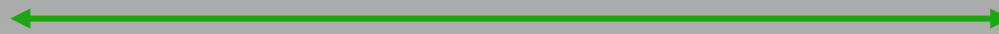
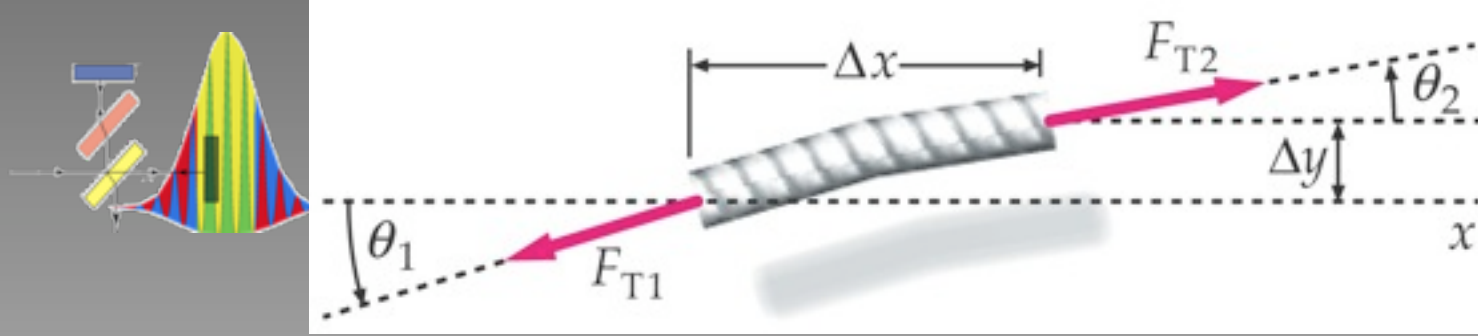
Viele Freiheitsgrade

- ① Enthält ein System eine große Anzahl von bewegten Teile und sind diese in einem beschränkten Raum verteilt
 - Anzahl gegen unendlich
 - Abstand geht gegen 0
- ② Die Eigenschwingungen dieses „kontinuierlichen“ Systems heißen Stehende Wellen
- ③ Es besitzt unendlich viele Eigenschwingungen

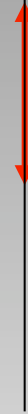


$$\omega = 2\pi \cdot f = 2\pi \cdot \frac{1}{T}$$

+Randbedingung, z.B. Eingespannte Saite



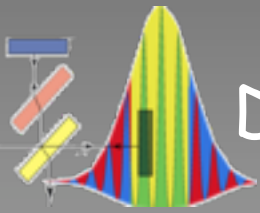
$$v_{Phase} = \frac{\omega}{\underbrace{\left[\frac{2\pi}{\lambda} \right]}_{k..Kreiswellenzahl}} = \lambda \cdot \underbrace{v}_{\text{Frequenz}}$$



Am Ort x_1 Schwingung

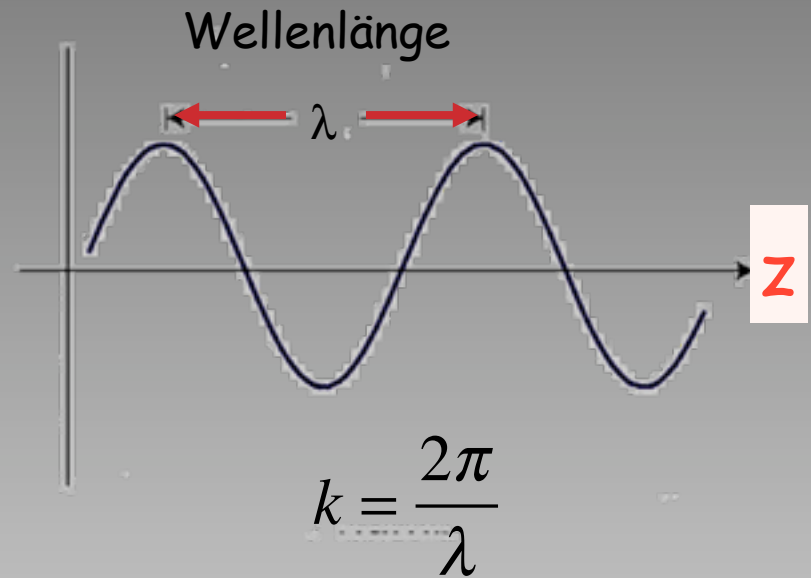
$$\omega = 2\pi \cdot f = 2\pi \cdot \frac{1}{T}$$

Im Allgemeinen mehrere Frequenzen
Ausbreitung der Schwingung

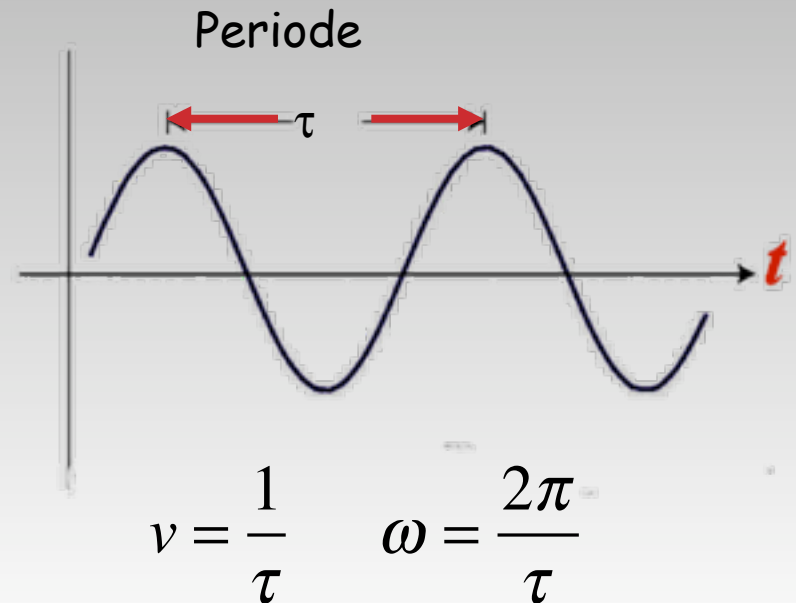


Definitionen

Räumliche Ausbreitung:



Zeitliches Verhalten

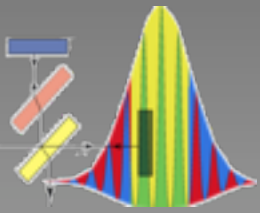


Möglichkeiten zur Wellendarstellung (ebene Welle)

$$\begin{aligned} f(z,t) &= A \sin(\omega t - kz) = \\ A \sin\left[\frac{2\pi}{\lambda}(vt - z)\right] &= \\ = A \sin\left[2\pi(vt - z/\lambda)\right] \end{aligned}$$

$$\frac{\omega z_1}{v} + 2\pi = \frac{\omega z_2}{v}$$

$$\rightarrow \lambda = z_2 - z_1 = 2\pi \cdot \frac{v}{\omega} = \frac{v}{\nu}$$



Welle:

$$\psi(z,t) = A \cos(\omega \cdot t - k \cdot z)$$

Amplitude

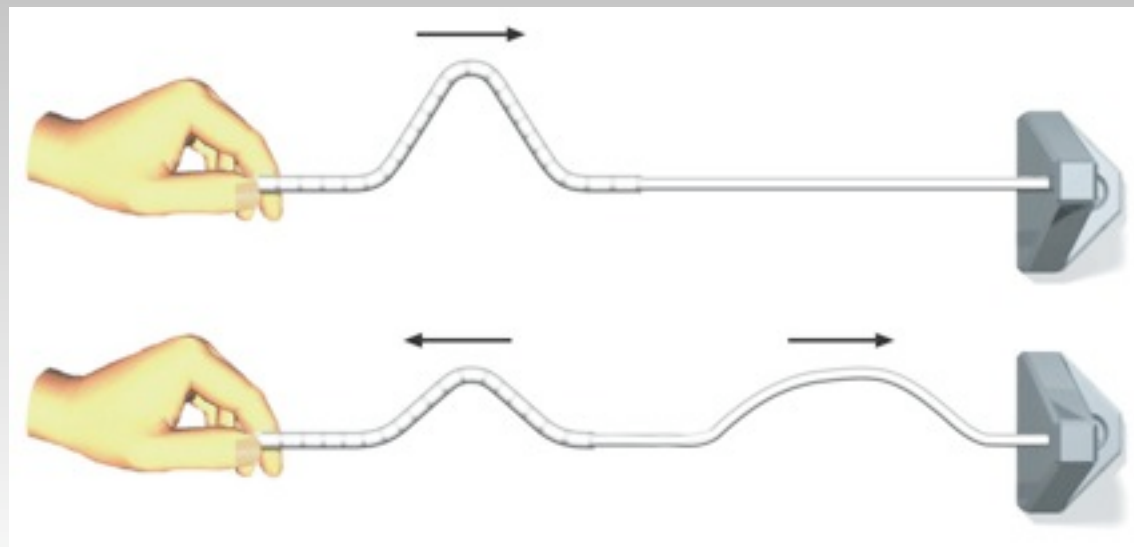
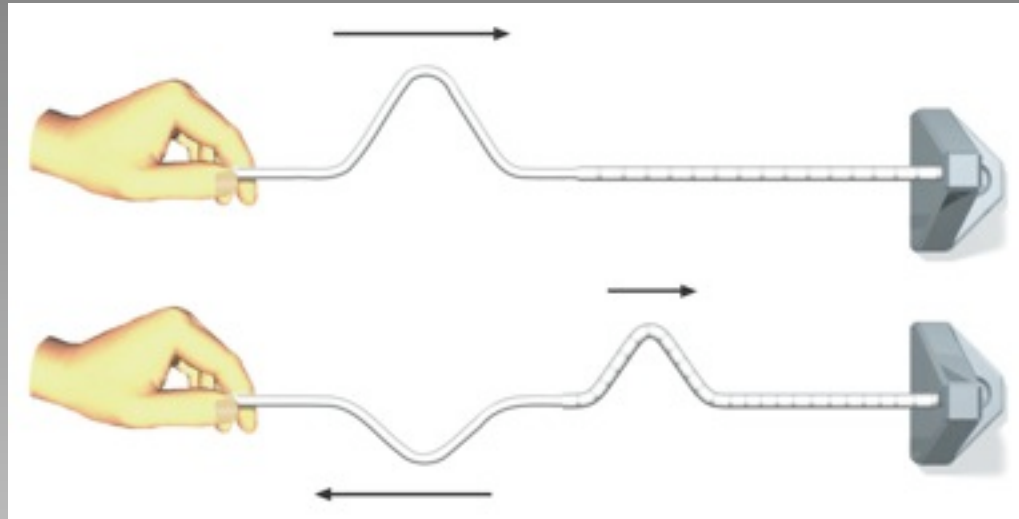
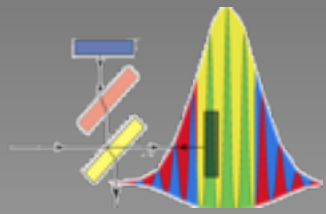
Phase

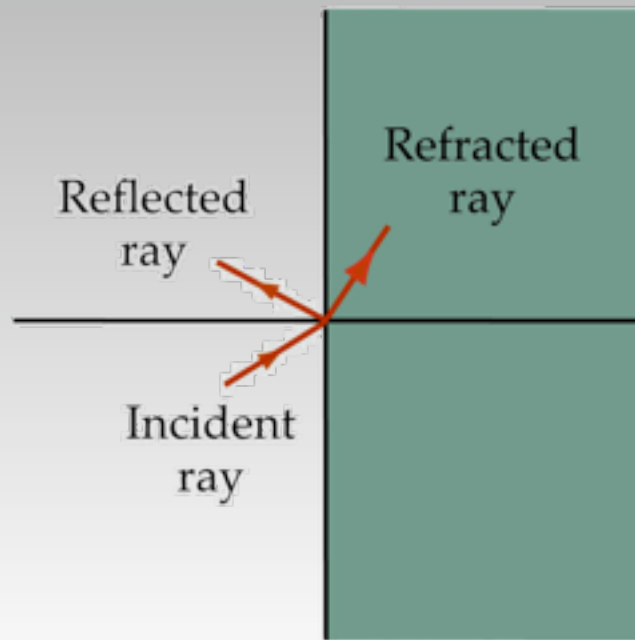
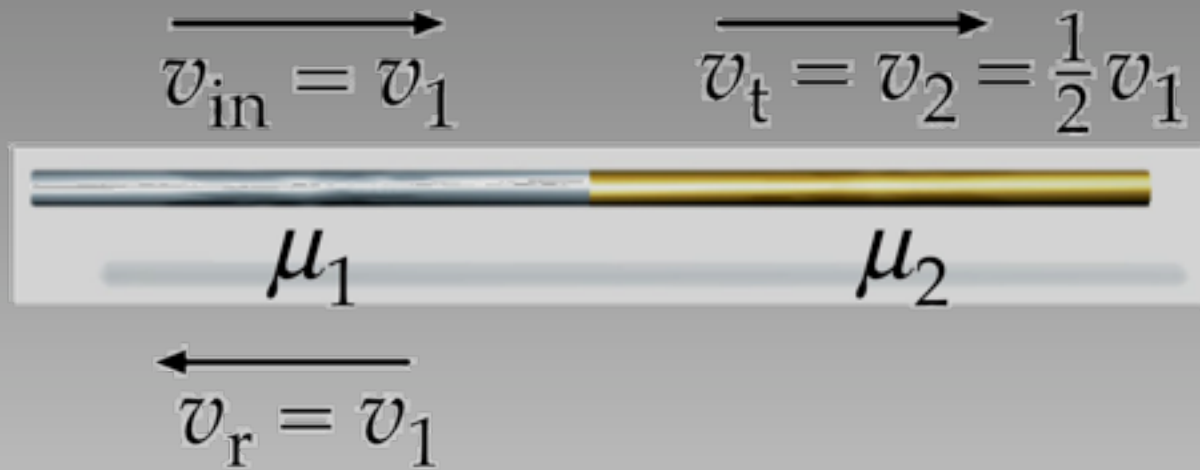
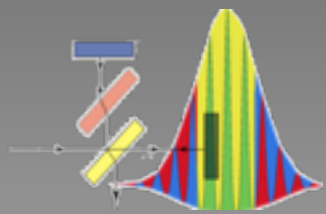
$$\frac{d}{dt}[\omega t - kz] = 0 \rightarrow \omega - k \cdot \frac{dz}{dt} = 0$$

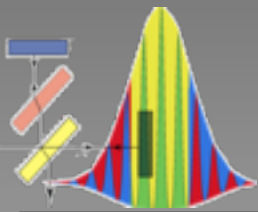
$$\rightarrow \frac{dz}{dt} = v_{Phase} = \frac{\omega}{k}$$

$$v_{Phase} = \frac{\text{Weg einer Periode}}{\text{Zeit}} = \frac{\lambda}{1/v} = \lambda \cdot v = \frac{\omega}{2\pi / \lambda}$$

$k \dots \text{Kreiswellenzahl}$







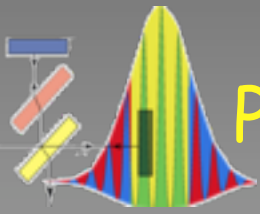
- ❶ Die Eigenschwingungen der Saite können auch als stehende Wellen interpretiert werden.
- ❷ Die Randbedingungen ergeben einen Zusammenhang zwischen Wellenlängen und Frequenzen:
 $v_1 = v_{\text{Phase}} / \lambda_1, \quad v_2 = 2 v_1, \quad v_3 = 3 v_1, \dots$
- ❸ Die Frequenzen v_2, v_3, \dots heißen zweite, dritte Harmonische der Grundfrequenz.

Elastische Saite

$$v_{\text{Phase}} = \sqrt{\frac{\sigma}{\rho}}$$

$$\sigma = \frac{F}{A} \dots \text{Saitenspannung}$$

$$\rho \dots \text{Massendichte}$$

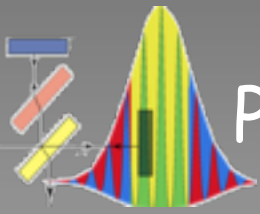


Phasen und Gruppengeschwindigkeit

- Die Beziehung zwischen ω und k bestimmt v , die Phasengeschwindigkeit einer Welle.
- In einem **dispersionsfreien Medium** wie Vakuum gilt daher:

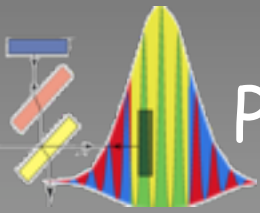
$$v_{Phase} = \frac{\omega}{k} = \frac{const \cdot k}{k} = const$$

Alle Wellen eines bestimmten Typs
(zum Beispiel alle elektromagnetischen Wellen)
breiten sich in einem dispersionsfreien Medium
mit derselben Phasengeschwindigkeit aus.



Phasen und Gruppengeschwindigkeit

- Wenn mehrere Wellen einander überlagern, so bewegt sich die einhüllende Modulationskurve der Gesamtwelle mit einer anderen Geschwindigkeit als die einzelnen Wellen.
- Dies führt uns zum Begriff der Gruppengeschwindigkeit
 - und deren Zusammenhang mit der Phasengeschwindigkeit.



Phasen und Gruppengeschwindigkeit

$$\psi = A \cdot \left(\cos[\omega_1 \cdot t - k_1 z] + \cos[\omega_2 \cdot t - k_2 z] \right)$$



$$\psi = \underbrace{2A \cos\left[\frac{\Delta\omega}{2} \cdot t - \frac{\Delta k}{2} \cdot z\right]}_{\text{Langsam veränderliche Amplitude}} \cdot \underbrace{\cos[\bar{\omega} \cdot t - \bar{k}z]}_{\text{Trägerwelle}}$$

Langsam veränderliche Amplitude

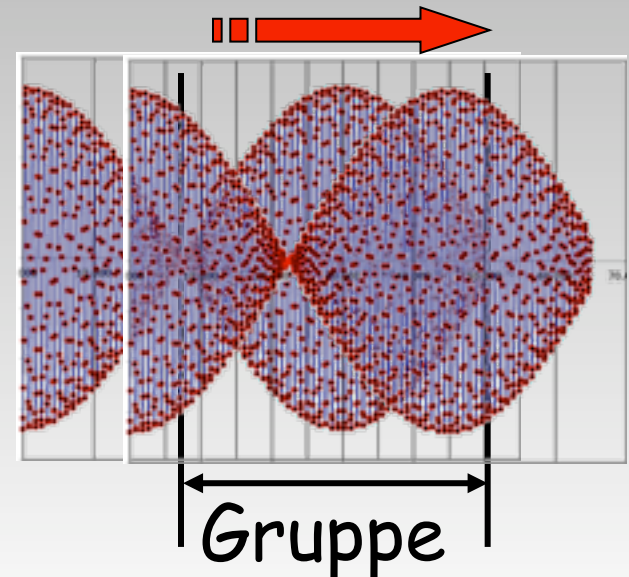
Trägerwelle

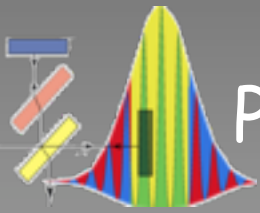
$$\Delta\omega = \frac{1}{2}(\omega_1 - \omega_2)$$

$$\Delta k = \frac{1}{2}(k_1 - k_2)$$

$$\bar{\omega} = \frac{1}{2}(\omega_1 + \omega_2)$$

$$\bar{k} = \frac{1}{2}(k_1 + k_2)$$





Phasen und Gruppengeschwindigkeit

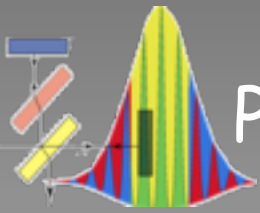
$$\psi = \underbrace{2A \cos \left[\frac{\Delta\omega}{2} \cdot t - \frac{\Delta k}{2} \cdot z \right]}_{\text{Envelope}} \cdot \underbrace{\cos [\bar{\omega} \cdot t - \bar{k} z]}_{\text{Carrier}}$$

$$\frac{d}{dt} [\bar{\omega} \cdot t - \bar{k} z] = 0$$

$$\bar{\omega} - \bar{k} \frac{dz}{dt} = 0$$

$$\frac{dz}{dt} \equiv v_{Ph} = \frac{\bar{\omega}}{\bar{k}}$$

Für einen Beobachter, der sich mit der Welle, z.B. im Maximum, mit der Phasengeschwindigkeit mitbewegt, bleibt die Phase konstant (also ein Maximum)



Phasen und Gruppengeschwindigkeit

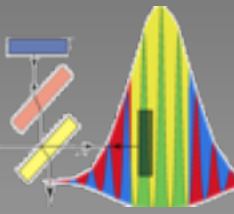
$$\frac{d}{dt} \left[\frac{\Delta\omega}{2} \cdot t - \frac{\Delta k}{2} \cdot z \right] = 0$$

$$\psi = 2A \cos \left[\frac{\Delta\omega}{2} \cdot t - \frac{\Delta k}{2} \cdot z \right] \cdot \cos [\bar{\omega} \cdot t - \bar{k}z]$$

$$\frac{\Delta\omega}{2} - \frac{\Delta k}{2} \cdot \frac{dz}{dt} = 0$$

$$\frac{dz}{dt} \equiv v_{Gr} = \frac{\Delta\omega}{\Delta k} \Rightarrow v_{Gr} = \frac{d\omega}{dk}$$

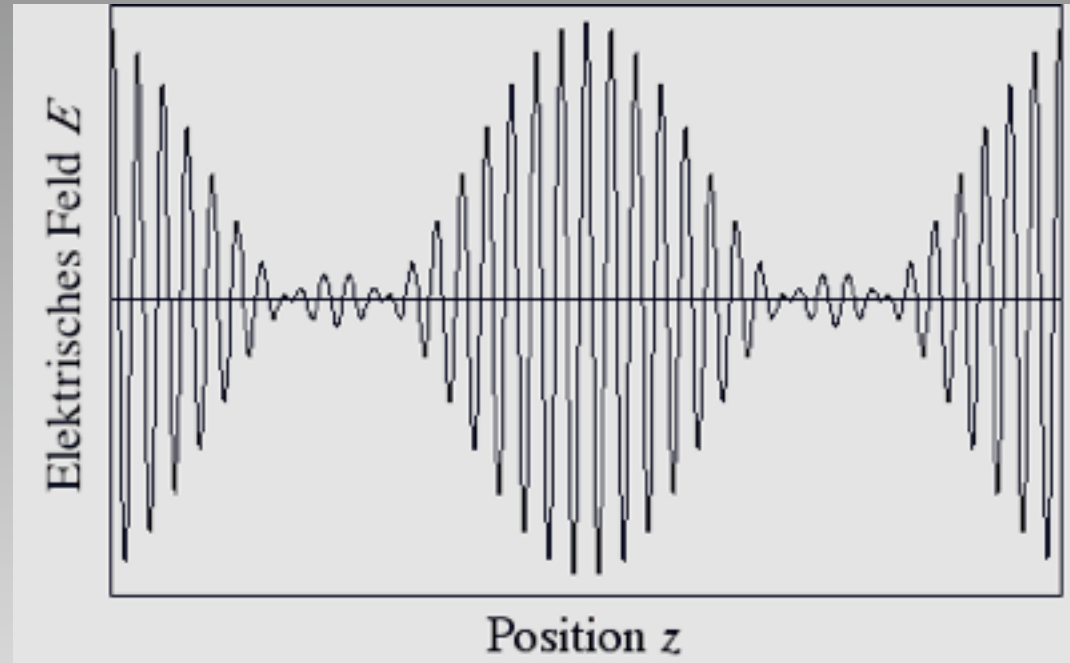
Für einen Beobachter, der sich mit der Welle, z.B. im Maximum der Amplitude, mit der Gruppengeschwindigkeit mitbewegt, bleibt die Amplitude konstant (also ein Maximum)

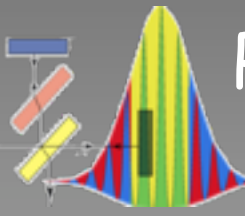


Phasen und Gruppengeschwindigkeit

Beispiele

$$v_{Ph} = v_g$$





Phasen und Gruppengeschwindigkeit

Beispiele

$$v_{Ph} \neq v_g$$

