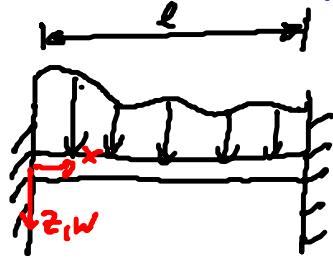
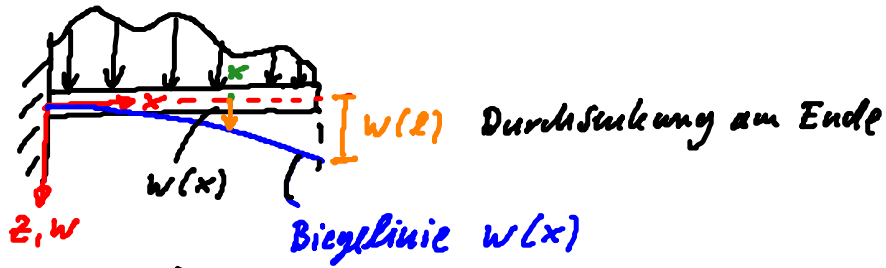


18. Vorlesung:

- Themen:
- Biegeliniendifferenzialgleichung 4. Ordnung
 - Berechnung statisch unbestimmter Systeme

Motivation:



Gesucht: $w(x)$, Schnittlasten!

Problem: Statisch unbestimmt!

Wie sollen wir $Q(x)$ und $M(x)$ ermitteln?

Was kennen wir?

Schnittlastendgl.:

$$\begin{aligned} Q'(x) &= -q(x) \\ M'(x) &= Q(x) \end{aligned} \quad \left. \begin{array}{l} (1) \\ (2) \end{array} \right\} \begin{array}{l} \text{Nur anwendbar} \\ \text{zur direkten Lsg.} \end{array}$$

von statisch bestimmten Systemen!

Material-Struktur-Gl.:

$$M(x) = -E J_y(x) w''(x) \quad (3)$$

dynamische Größe geometr. Größe

Aus (1) und (2) \Rightarrow

$$\begin{aligned} M'(x) &= Q(x) \quad // (2)' \\ M''(x) &= Q'(x) = -q(x) \quad (4) \end{aligned}$$

Einsetzen von (3) \Rightarrow $[-E J_y(x) w''(x)]'' = -q(x)$

M(x) Biegeliniendgl. 4. Ordnung!

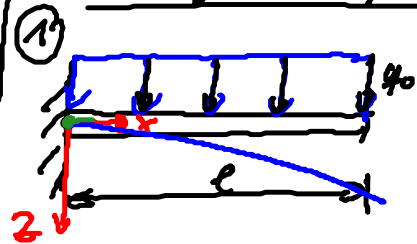
$$[E D_y(x) w''(x)]'' = q(x)$$

Sonderfall: $E D_y(x) = \text{const.}$

$$E D_y w'''' = q(x) \quad (*)$$

Beispiele

I. 3 Systeme, verschiedene Lagerungen
aber gleiches $q(x)$



$q(x) = q_0$
Statisch bestimmt!

Gesucht: $w(x)$

1. Idee: Berechnung von $M(x)$ [Sdgl. oder Gleichgewichtverf.]
 $\Rightarrow M(x)$

Einsetzen in $M(x) = -E D w''(x)$ und 2x integrieren!

2. Idee: Fließt einfacher! Wir nutzen $(*)$

$$E D_y w''''(x) = q(x) = q_0 = \text{const.}$$

4x Integrieren:

$$-Q(x) = E D_y w'''(x) = q_0 \cdot x + C_1$$

$$-M(x) = E D_y w''(x) = \frac{1}{2} q_0 x^2 + C_1 x + C_2$$

$$E D_y w'(x) = \frac{1}{6} q_0 x^3 + C_1 \frac{x^2}{2} + C_2 x + C_3$$

$$E D_y w(x) = \frac{1}{24} q_0 x^4 + C_1 \frac{x^3}{6} + \frac{1}{2} C_2 x^2 + C_3 x + C_4$$

Berechnung der Integrationskonstanten aus den physikalischen/dynamischen
und geometrischen Randbedingungen:

I $w(0) = 0$
II $w'(0) = 0$ } geometrisch

dynamisch

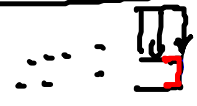
III $M(l) = 0 \Rightarrow -E D_y w''(l) = 0 \Rightarrow E D_y w''(l) = 0$
[$w''(l) = 0$]

IV $Q(l) = 0 \Rightarrow -E D_y w'''(l) = 0 \Rightarrow E D_y w'''(l) = 0$
 $\Rightarrow w'''(l) = 0$

N.R.: $Q(x) = M'(x) = (-E D_y w''(x))' = -E D_y w'''(x)$

Bestimmung von $C_1 - C_4$:

Freies Ende $x=l$:

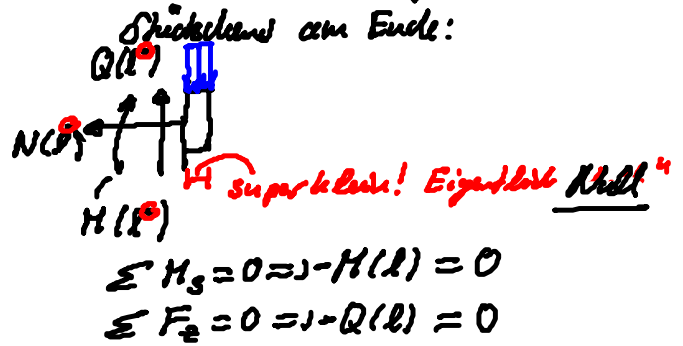


Freies Ende
als positives
Ufer interpretier-
bar!

Am freien Ende gibt es weder
Dauerkraft noch Moment, es
sei denn dort wirken einseitig
Kraftgrößen (z.B.F, M_0)

Studentenfreundliche Version
Freiheit eines super-Kleinens

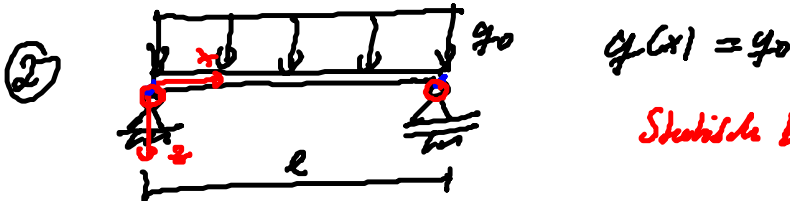
$$\begin{aligned}
 \text{I} &\Rightarrow C_4 = 0 \\
 \text{II} &\Rightarrow C_2 = 0 \\
 \text{III} &\Rightarrow \frac{1}{2} q_0 l^2 + C_1 l + C_2 = 0 \\
 \text{IV} &\Rightarrow q_0 \cdot l + C_1 = 0 \Rightarrow C_1 = -q_0 \cdot l \\
 \text{III} &\Rightarrow C_2 = \frac{1}{2} q_0 l^2
 \end{aligned}$$



$$\begin{aligned}
 \Rightarrow w(x) &= \frac{1}{EI_y} \left[\frac{1}{24} q_0 x^4 - q_0 l \frac{x^3}{6} + \frac{1}{4} q_0 l^2 \cdot x^2 \right] \\
 w(x) &= \frac{q_0}{24 EI_y} \left[x^4 - 4 l x^3 + 6 l^2 x^2 \right]
 \end{aligned}$$

Maximale Durchlenkung: hier am Ende!

$$w_{\max} = w(l) = \frac{q_0}{24 EI_y} \left[l^4 - 4 l^4 + 6 l^4 \right] = \frac{q_0 l^4}{8 EI_y}$$



Statische bestimmt!

Einfacher: $EI_y w''''(x) = q(x) = q_0$

$$\begin{aligned}
 EI_y w''''(x) &= q_0 x + C_1 \\
 EI_y w'''(x) &= \frac{1}{2} q_0 x^2 + C_1 x + C_2 \\
 EI_y w''(x) &= \frac{1}{6} q_0 x^3 + C_1 \frac{x^2}{2} + C_2 x + C_3 \\
 EI_y w'(x) &= \frac{1}{24} q_0 x^4 + C_1 \frac{x^3}{6} + C_2 \frac{x^2}{2} + C_3 x + C_4
 \end{aligned}$$

Integration genauso wie vorher!

Aber andere Randbedingungen \Rightarrow andere C_1, \dots, C_4 !

Randbedingungen:

I $w(0) = 0 \Rightarrow C_4 = 0$
 II $w(l) = 0$ } *geometrische*

III $M(0) = 0 \Rightarrow w''(0) = 0$
 IV $M(l) = 0 \Rightarrow w''(l) = 0$ } *dynamische!*

$$\Rightarrow \frac{1}{24} q_0 l^4 - \frac{1}{2} q_0 l \frac{l^3}{6} + C_3 \cdot l = 0$$

$= C_3$

$$\Rightarrow \frac{1}{2} q_0 l^2 + C_1 \cdot l = 0$$

$C_1 = -\frac{1}{2} q_0 l$

$$\Rightarrow C_3 = \frac{1}{24} q_0 l^3$$

Einsetzen ergibt: $w(x) = \frac{1}{EI_y} \left[\frac{1}{24} q_0 x^4 - \frac{1}{2} q_0 l \frac{x^3}{6} + \frac{1}{24} q_0 l^3 x \right]$

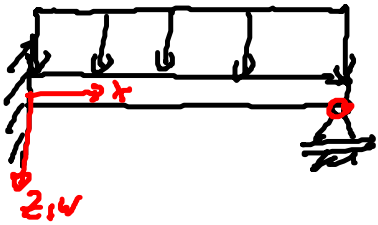
$$w(x) = \frac{q_0}{24 EI_y} \left[x^4 - 2 l x^3 + l^3 x \right]$$

Maximale Durchlenkung:

$$w_{\max} = w\left(\frac{l}{2}\right) = \frac{q_0}{24E\gamma} \left[\left(\frac{l}{2}\right)^4 - 2l\left(\frac{l}{2}\right)^3 + l^3\frac{l}{2} \right] = \frac{5q_0 l^4}{384E\gamma}$$

$$\left(\frac{1}{16} - 2 \cdot \frac{1}{8} + \frac{1}{2}\right) l^4$$

3.7



$$q(x) = q_0!$$

Achtung! Statik unbestimmt!!!

Demode! ... können wir die Biegeliniendgl. 4. Ordnung problemlos lösen!

$$E\Delta w''''(x) = q(x) = q_0$$

Randbedingungen:

$$\begin{aligned} \text{I } w(0) &= 0 \\ \text{II } w'(0) &= 0 \end{aligned} \left. \vphantom{\begin{aligned} \text{I } w(0) &= 0 \\ \text{II } w'(0) &= 0 \end{aligned}} \right\} \text{geom.}$$

$$\begin{aligned} \text{III } w(l) &= 0 \text{ } \left. \vphantom{\text{III } w(l) = 0} \right\} \text{geom} \\ \text{IV } M(l) &= 0 \Rightarrow w''(l) = 0 \end{aligned} \left. \vphantom{\begin{aligned} \text{III } w(l) &= 0 \\ \text{IV } M(l) &= 0 \end{aligned}} \right\} \text{dyn!}$$

... nach kurzer Reibung:

$$w(x) = \left(\frac{q_0}{E\gamma}\right) \left[\frac{1}{24} x^4 - \frac{5}{48} l x^3 + \frac{1}{16} l^2 x^2 \right]$$

$$\underline{M(x) = ?}$$

$$\begin{aligned} M(x) &= -E\Delta_y w''(x) = -E\Delta_y \left[\frac{4}{24} x^3 - \frac{15}{48} l x^2 + \frac{2}{16} l^2 x \right] \\ &= -q_0 \left[\frac{12}{24} x^2 - \frac{30}{48} l x + \frac{1}{8} l^2 \right] \\ &= -q_0 \left[\frac{1}{2} x^2 - \frac{5}{8} l x + \frac{1}{8} l^2 \right] \end{aligned}$$

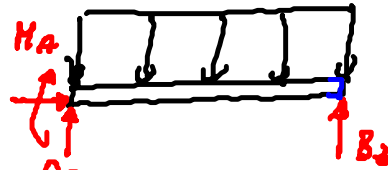
$$Q(x) = H'(x) = -q_0 \left[x - \frac{5}{8}l \right]$$

Lagerreaktionen:

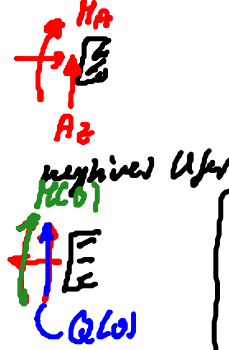
$$B_2 = -Q(l) = - \left[-q_0 \left(l - \frac{5}{8}l \right) \right] = \frac{3}{8} q_0 l$$

$$H_A = H(0) = - \frac{1}{8} q_0 l^2$$

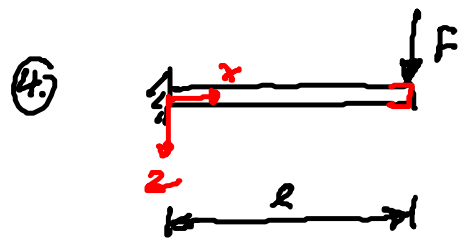
$$A_2 = Q(0) = \frac{5}{8} q_0 l$$



positives U_q



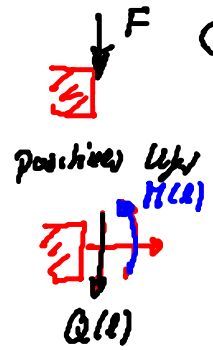
negatives U_q



$$w(x) = ?$$

Randbedingungen:

- I $w(0) = 0 \Rightarrow C_4 = 0$
- II $w'(0) = 0 \Rightarrow C_3 = 0$
- III $Q(l) = F$
- IV $H(l) = 0$



So würden wir das U_q freischnitten!

$$E \partial_y w''''(x) = q(x) = 0$$

$$E \partial_y w''''(x) = C_1$$

$$E \partial_y w'''(x) = C_1 \cdot x + C_2$$

$$E \partial_y w''(x) = \frac{1}{2} C_1 x^2 + C_2 \cdot x + C_3$$

$$E \partial_y w'(x) = \frac{1}{6} C_1 x^3 + \frac{1}{2} C_2 x^2 + C_3 x + C_4$$

aus IV $\Rightarrow -E \partial_y w''(l) = 0 \Rightarrow E \partial_y w''(l) = 0$

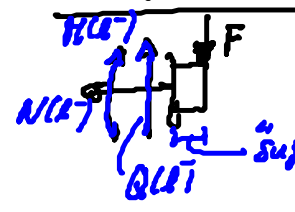
$$\Rightarrow C_1 \cdot l + C_2 = 0$$

aus III $\Rightarrow -E \partial_y w''(l) = F$

$$E \partial_y w''(l) = -F$$

$$\underline{C_1 = -F} \Rightarrow C_2 = -C_1 \cdot l = \underline{F \cdot l}$$

St. frendl. Kasten



$$\sum F_2 = 0 \Rightarrow -Q(l) + F = 0$$

$$\underline{Q(l) = F}$$

$$\sum M = 0 \Rightarrow \underline{H(l) = 0}$$

„supv“-klare

$$w(x) = \frac{1}{E \Delta y} \left[-\frac{1}{6} F x^3 + \frac{1}{2} F \cdot l x^2 \right]$$

$$= \frac{F x^2}{E \Delta y} \left[-\frac{1}{6} x + \frac{1}{2} l \right] \quad ||$$

Warum? Das Superklement -
Stückchen geht gegen Null!

Durchlenkung am Ende: $w(l) = \frac{F l^2}{E \Delta y} \left[-\frac{1}{6} l + \frac{1}{2} l \right] = \frac{F l^3}{3 E \Delta y}$

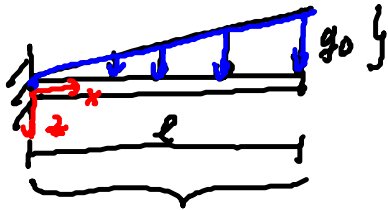
Neigung am Ende: $w'(x) = \frac{1}{E \Delta y} \left[\frac{1}{2} (-F) x^2 + F \cdot l x \right]$

$w'(l) = \frac{F l}{E \Delta y} \left[-\frac{1}{2} l + l \right]$

$w'(l) = \frac{F l}{E \Delta y} \left[-\frac{1}{2} l + l \right]$

$$= \frac{F l^2}{2 E \Delta y}$$

⑤



$$q(x) = \frac{q_0}{l} x$$

$$E \Delta y w''''(x) = q(x) = \frac{q_0}{l} x$$

$$E \Delta y w'''(x) = \frac{q_0}{l} \frac{x^2}{2} + C_1$$

$$E \Delta y w''(x) = \frac{q_0}{l} \frac{x^3}{6} + C_1 x + C_2$$

$$E \Delta y w'(x) = \frac{q_0}{l} \frac{x^4}{24} + C_1 \frac{x^2}{2} + C_2 x + C_3$$

$$E \Delta y w(x) = \frac{q_0}{l} \frac{x^5}{120} + C_1 \frac{x^3}{6} + C_2 \frac{x^2}{2} + C_3 x + C_4$$

Weitere Lösung: Wie vorher! R.B. $\rightarrow C_1 \dots C_4 \rightarrow w(x)$