

Spændingsbestemmelser i excentrisk paavirkede Søjler

K.F.W.Askøe

Tidsskrifter

BSM 10-3 Bygningsstatistiske Meddelelser

1938

SPÆNDINGSBESTEMMELSE I EXCENTRISK PAAVIRKEDE SØJLER

AF K. F. W. ASKØE

Indledning.

I »Ingeniøren« Nr. 56, 1936 er vist, hvorledes Spændingsbestemmelse lettest foregaar i centralt paavirkede Søjler, idet man ud fra Arbejdslinien¹⁾:

$$E = \begin{cases} E_P \frac{\sigma_C - \sigma}{\sigma_C - \sigma_P} & \text{for } \sigma_P < \sigma < \sigma_C \\ E_P & \text{for } 0 < \sigma < \sigma_P \end{cases} \quad (1a)$$

hvor

E = Elasticitetskoefficienten i et vilkaarligt Punkt,

E_P = — ved Proportionalitetsgrænsen,

σ = Spændingen i et vilkaarligt Punkt,

σ_P = — ved Proportionalitetsgrænsen,

σ_C = — ved Trykflydegrænsen (evt. større end Brudgrænsen).

anførte, og paa en Række Taleksempler viste Anvendelsen af, den almen-
gyldige Søjleformel:

$$\sigma_a \leq r_E = \begin{cases} r_c \frac{1 - \mu (2\eta)^2}{1 + 4\mu (1 - 2\eta)} & \text{for } 0 < \mu < \frac{1}{4\eta} \text{ (Engesser)} \\ \frac{r_c}{4\mu} & \text{for } \frac{1}{4\eta} < \mu < \infty \text{ (Euler)} \end{cases} \quad (2a)$$

hvor

σ_a = Normalspændingen i Søjlen = $\frac{N}{F}$,

r_E = Tilladelig Søjlepaavirkning,

r_c = Tilladelig Trykpaavirkning,

μ = Stivhedsfaktoren = $\frac{\pi \zeta l^2}{F} = \pi \left(\frac{l}{i}\right)^2$

og²⁾

¹⁾ Anført af Prof. P. M. Frandsen (med lidt andre Betegnelser).

²⁾ Yderligere Talværdier i K. F. W. Askøe: Planelastiske Tabeller, Aarhus 1936.

$$\eta = \frac{\sigma_P}{\sigma_C} = \begin{cases} 0 \text{ for Støbejern } \left(z = \frac{7}{4} \right) \text{ og Jærnbeton } \left(z = \frac{1}{4} \right), \\ \frac{1}{3} \text{ for Naaletræ } \left(z = \frac{3}{4} \right) \text{ og Løvtræ } (z = 1), \\ \frac{1}{2} \text{ for Staal 37 } \left(z = \frac{1}{3} \right) \text{ og Staal 44 } \left(z = \frac{2}{5} \right), \\ 1 \text{ for Murværk } \left(z = \frac{10}{7} \right) \text{ og Grovbeton } \left(z = \frac{10}{7} \right). \end{cases}$$

medens Resten af Betegnelserne svarer til Husbygnings- og Jærnbetons normerne.

Arbejdslinien.

Da (1 a), som er fortrinlig egnet til Søjleundersøgelser, giver uendelig stor Bruddeformation, er den mindre egnet til Bjælkeundersøgelser, hvor den modificeres til:

$$E = \begin{cases} E_P \cdot \left(\frac{\sigma_C - \sigma}{\sigma_C - \sigma_P} \right)^{\omega-1} & \text{for } \sigma_P < \sigma < \sigma_C \\ E_P & \text{for } 0 < \sigma < \sigma_P \end{cases} \quad (1 b)$$

hvor

$$\omega = \text{Arbejdsliniens »Brydningsforhold«} = \frac{E_P}{E_{CP}},$$

idet

$$\begin{aligned} E_P &= \text{Elasticitetskoefficienten for den retlignede Del,} \\ E_{CP} &= \quad \quad \quad \quad \quad \quad \quad \text{for Korden til den krumlignede Del,} \end{aligned}$$

eller efter Integration til:

$$\sigma = \begin{cases} \sigma_C - (\sigma_C - \sigma_P) \left(\frac{\epsilon_c - \epsilon}{\epsilon_c - \epsilon_P} \right)^{\omega} & \text{for } \sigma_P < \sigma < \sigma_C \\ \sigma_P \cdot \frac{\epsilon}{\epsilon_P} & \text{for } 0 < \sigma < \sigma_P \end{cases} \quad (1 c)$$

hvor

$$\begin{aligned} \epsilon &= \text{Enhedsdeformationen i et vilkaarligt Punkt,} \\ \epsilon_P &= \quad \quad \quad \quad \quad \quad \quad \text{ved Proportionalitetsgrænsen,} \\ \epsilon_c &= \quad \quad \quad \quad \quad \quad \quad \text{ved Trykflydegrænsen (evt. Brudgr.),} \end{aligned}$$

idet:

$$\left\{ \begin{array}{l} E = \frac{d\sigma}{d\varepsilon} = \\ \omega \cdot \frac{\sigma_C - \sigma_P}{\varepsilon_c - \varepsilon_p} \left(\frac{\varepsilon_c - \varepsilon}{\varepsilon_c - \varepsilon_p} \right)^{\omega-1} = \omega \cdot \frac{\sigma_C - \sigma}{\varepsilon_c - \varepsilon} = E_P \cdot \left(\frac{\sigma_C - \sigma}{\sigma_C - \sigma_P} \right)^{\omega-1} \text{ for } \sigma_P < \sigma < \sigma_C \\ \frac{\sigma_P}{\varepsilon_p} = E_P \text{ for } 0 < \sigma < \sigma_P \end{array} \right. \quad (1d)$$

der tilfredsstilles af ovennævnte Værdier for ω , og er identisk med (1 b).

Centralt Tryk.

Med Sikkerhed n har man til Bestemmelse af Spændinger:

$$\sigma_A = \frac{nN}{F} \leq \sigma_C \quad (3a)$$

eller efter Division med n :

$$\sigma_a = \frac{N}{F} \leq r_c \quad (3b)$$

og til Bestemmelse af Deformationer, har man ifølge (1 d):

$$E_A = \left\{ \begin{array}{l} \omega \cdot \frac{\sigma_C - \sigma_A}{\varepsilon_c - \varepsilon_A} \text{ for } \sigma_P < \sigma_A < \sigma_C \\ \frac{\sigma_P}{\varepsilon_p} = E_P \text{ for } 0 < \sigma_A < \sigma_P \end{array} \right. \quad (1e)$$

Excentrisk Tryk.

For et Rektangel, hvori Spændingen varierer fra σ i Indersiden til σ_C i Ydersiden, har man som bekendt:

$$\left. \begin{array}{l} \frac{nN}{F} = \frac{\int_{\varepsilon}^{\varepsilon_c} \sigma d\varepsilon}{\varepsilon_c - \varepsilon} \\ \frac{nM}{W} = \frac{\int_{\varepsilon}^{\varepsilon_c} \sigma \varepsilon d\varepsilon - \frac{\varepsilon_c + \varepsilon}{2} \int_{\varepsilon}^{\varepsilon_c} \sigma d\varepsilon}{\frac{1}{6} (\varepsilon_c - \varepsilon)^2} \end{array} \right\} \quad (3c)$$

hvoraf Anvendelse af (1 c) og Integration giver:

$$a) \underline{\sigma_P < \sigma < \sigma_C}$$

$$\left. \begin{aligned} \frac{nN}{F} &= \sigma_C - \frac{\sigma_C - \sigma}{\omega + 1} \\ \frac{nM}{W} &= \frac{3\omega}{\omega + 2} \cdot \frac{\sigma_C - \sigma}{\omega + 1} \end{aligned} \right\} \quad (3 d)$$

eller

$$\left. \begin{aligned} \sigma_C &= \frac{nN}{F} + \frac{\sigma_C}{\sigma_B} \cdot \frac{nM}{W} \\ \sigma &= \frac{nN}{F} - \omega \cdot \frac{\sigma_C}{\sigma_B} \cdot \frac{nM}{W} \end{aligned} \right\} \quad (4 a)$$

idet man definerer¹⁾ σ_B ved:

$$\frac{3\omega}{\omega + 2} = \frac{\sigma_B}{\sigma_C} = \frac{r_b}{r_c} \quad (5 a)$$

eller sætter

$$\omega = \frac{2\sigma_B}{3\sigma_C - \sigma_B} = \frac{\sigma_P}{\sigma_p} \cdot \frac{\epsilon_c - \epsilon_p}{\sigma_C - \sigma_P} = \frac{E_P}{E_{CP}} \quad (5 b)$$

og man ser da, at det velkendte Normudtryk:

$$\left. \begin{aligned} \frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} + \frac{M}{W} &\leq r_b \\ \frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} - \omega \cdot \frac{M}{W} &\leq \eta r_b \end{aligned} \right\} \quad (4 b)$$

i hvert Fald gælder for

Deformationerne bestemmes ved Brud af (1 d) og (4 a), idet:

$$\frac{1}{\rho} = \frac{\epsilon_c - \epsilon}{h} = \frac{\omega(\sigma_C - \sigma)}{Eh} = \frac{(\omega + 1)(\omega + 2)}{6} \cdot \frac{nM}{EI} = \frac{nM}{E_B \cdot I}$$

hvoraf

$$E_B = \frac{6\omega}{(\omega + 1)(\omega + 2)} \cdot \frac{E}{\omega} = \psi_B \cdot \frac{\sigma_C - \sigma}{\epsilon_c - \epsilon} \quad (1 f)$$

medens man, naar samme Last er centralt anbragt, af (1 d) og (3 d) har:

¹⁾ Man kan let vælge σ_P saaledes, at σ_B bliver lig Bjælkestyrken, og alligevel faa Arbejdslinien til at svare udmærket til den valgte Kurve.

$$E_A = E_P \left(\frac{\sigma_C - \sigma_A}{\sigma_C - \sigma_P} \right)^{\omega-1} = E_P \left(\frac{\sigma_C - \sigma}{\sigma_C - \sigma_P} \right)^{\omega-1} \left(\frac{1}{\omega + 1} \right)^{\frac{\omega-1}{\omega}} \left. \vphantom{E_A} \right\} \quad (1g)$$

$$= \left(\frac{1}{\omega + 1} \right)^{\frac{\omega-1}{\omega}} \cdot E = \omega \cdot \left(\frac{1}{\omega + 1} \right)^{\omega-1} \cdot \frac{\sigma_C - \sigma}{\varepsilon_c - \varepsilon} = \psi_A \cdot \frac{\sigma_C - \sigma}{\varepsilon_c - \varepsilon}$$

hvori ψ_B og ψ_A , der kun er afhængige af Arbejdsliniens Brydningsforhold, antager de i nedenstaaende Tabel anførte Værdier.

b) $0 < \sigma < \sigma_P$

I dette Tilfælde skal (4b) erstattes med et mere indviklet Udtryk, der for $\sigma = \sigma_P$ falder sammen med (4b) og for $\sigma = 0$ antager Værdien¹⁾:

$$\frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} + \frac{M}{W} = r_b \left[1 - \frac{1}{3} \left(\frac{\varepsilon_P}{\varepsilon_c} \right)^2 \cdot \frac{\eta - \frac{\varepsilon_P}{\varepsilon_c}}{1 - \frac{\varepsilon_P}{\varepsilon_c}} \right] = \chi \cdot r_b \approx r_b$$

idet Fejlen i H. t. nedenstaaende Tabel er under 1%, hvorfor Udtrykket²⁾:

$$\left. \begin{array}{l} \frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} + \frac{M}{W} \leq r_b \\ \frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} - \omega \cdot \frac{M}{W} \geq 0. \end{array} \right\} \quad (4c)$$

i hvert Fald er tilstrækkelig nøjagtigt for

Anvender man, for $0 < \sigma < \sigma_P$, Ligningen for Arbejdsliniens krumme Del i Stedet for Tangenten i σ_P , finder man³⁾ for $\sigma = 0$:

$$\varepsilon_0 = \varepsilon_c \left[1 - \left(1 - \frac{\varepsilon_P}{\varepsilon_c} \right) \left(\frac{1}{1 - \eta} \right)^{\frac{1}{\omega}} \right] \approx 0$$

idet Fejlen i H. t. nedenstaaende Tabel er under 5% af ε_c , saa man kan bestemme Deformationerne ved E , bestemt af (1f) og (1g), naar blot σ bestemmes af (4a).

¹⁾ Den lange og besværlige Udregning forbigaaes her.

²⁾ Medens baade Husbygnings- og Jærnbetonnormer har første Ligning i (4c), mangler anden Ligning enten helt eller er erstattet af vage Tilnærmelser.

³⁾ Den simple Udregning forbigaaes her.

	$\frac{r_b}{r_c}$	ω	ψ_B	ψ_A	η	$\frac{\epsilon_p}{\epsilon_c}$	$\frac{\epsilon_0}{\epsilon_c}$	χ
Støbejern	— ¹⁾	—	—	—	0	0	0.000 = 0	1 = 1
Jærnbeton	$\frac{5}{4}$	$\frac{10}{7}$	1.03	1.09	0	0	0.000 = 0	1 = 1
Naaletræ	$\frac{3}{2}$	2	1.00	1.15	$\frac{1}{3}$	$\frac{1}{5}$	0.020 ∞ 0	$\frac{449}{450} \infty 1$
Løvtræ	$\frac{4}{3}$	$\frac{8}{5}$	1.03	1.12	$\frac{1}{3}$	$\frac{5}{21}$	0.015 ∞ 0	$\frac{10749}{10784} \infty 1$
Staal 37	$\frac{5}{4}$	$\frac{10}{7}$	1.03	1.09	$\frac{1}{2}$	$\frac{7}{17}$	0.042 ∞ 0	$\frac{5731}{5780} \infty 1$
Staal 44	$\frac{5}{4}$	$\frac{10}{7}$	1.03	1.09	$\frac{1}{2}$	$\frac{7}{17}$	0.042 ∞ 0	$\frac{5731}{5780} \infty 1$
Murværk	1	1	1.00	1.00	1	1	0.000 = 0	1 = 1
Grovbeton	1	1	1.00	1.00	1	1	0.000 = 0	1 = 1

c) $\sigma < 0$.

For Materialer med Trækstyrke kan man her roligt benytte Udtrykket:

$$\frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} + \frac{M}{W} \leq r_b \quad (4 d)$$

der, naar N nærmer sig Nul, konvergerer mod den almindelige Bøjningsformel, og samtidig bliver det mindre og mindre væsentligt, om man benytter:

$$E = E_p \quad (1 h)$$

eller en nøjagtigere Værdi til Bestemmelse af Deformationerne.

Udbøjningslinien.

En Søjle med Kærneradius k vil, hvis den paavirkes af et Maksimale moment $nM = nNe$, faa en Udbøjning f bestemt af:

$$\left. \begin{aligned} f &= \frac{(1-\alpha)}{10} \cdot \frac{nMl^2}{E_s \cdot I} = 4(1-\alpha) \frac{nr_c}{4\pi^2 E_p} \cdot \frac{F^2}{I} \cdot \frac{l^2}{F} \cdot \frac{Ne}{F \cdot r_c} \cdot \frac{E_p}{E_s} \\ &= 4(1-\alpha) \mu \cdot \frac{\sigma_a}{r_c} \cdot \frac{E_p}{E_s} \cdot e \end{aligned} \right\} \quad (6 a)$$

hvor:

¹⁾ Normværdien af r_b , der er bestemt af Trækstyrken, er her ubrugelig.

$$\alpha = \left\{ \begin{array}{lll} -\frac{1}{4} & \text{hvis Momentfladen er rektangulær} & \text{[Rektangel]} \\ -\frac{1}{24} & - & \approx \text{parabolsk} & \text{[Parabel]} \\ +\frac{1}{6} & - & \approx \text{trekantet} & \text{[Trekant]} \\ +\frac{3}{8} & - & \approx \text{parabeltrekantet} & \text{[Parabeltrekant]} \end{array} \right.$$

og efter (1f) og (1g)

$$E_P \geq E_A \geq E_S \geq E_B$$

idet:

$$\frac{E_P}{E_S} = \frac{E_P}{E_A} \cdot \frac{E_A}{E_S} = \frac{\psi_A}{\psi_S} \cdot \frac{E_P}{E_A} = \psi \left(\frac{r_c(1-\eta)}{r_c - \sigma_a} \right)^{\omega-1} \quad (7a)$$

hvor:

$$\psi_A \geq \psi_S \geq \psi_B.$$

Central Søjlepaavirkning.

En tilfældig Excentricitet e_s giver en Udbøjning ved Brud paa:

$$\left. \begin{aligned} f_s &= 5\mu \cdot \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S} \cdot e_s + 4\mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S} \cdot f_s \\ &= e_s \cdot \frac{5\mu \cdot \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}}{1 - 4\mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}} \end{aligned} \right\} \quad (6b)$$

eller

$$\left. \begin{aligned} e_s + f_s &= e_s \frac{1 + \mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}}{1 - 4\mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}} \end{aligned} \right\} \quad (6c)$$

der bliver uendelig for

$$r_{\text{Euler}} = \frac{r_c}{4\mu} \cdot \frac{E_S}{E_P} \quad (2b)$$

men da:

$$\frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} + \frac{N(e_s + f_s)}{F \cdot k} = r_b = \frac{r_b}{r_E} \cdot \frac{N}{F} \quad (4e)$$

har man ogsaa:

$$e_s + f_s = k \left(\frac{r_b}{r_E} - \frac{r_b}{r_c} \right). \quad (6d)$$

Excentrisk Søjlepaavirkning.

Belastes ovennævnte Søjle med en mindre Normalkraft, bliver:

$$e'_s = e_s = k \left(\frac{r_b}{r_E} - \frac{r_b}{r_c} \right) - e_s \left. \begin{array}{l} \frac{5\mu \cdot \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}}{1 - 4\mu \cdot \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}} \end{array} \right\} \quad (6e)$$

og

$$\left. \begin{aligned} e'_s + f'_s &= k \left(\frac{r_b}{r_E} - \frac{r_b}{r_c} \right) - e_s \frac{5\mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}}{1 - 4\mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S}} + e_s \frac{5\mu \frac{\sigma_a}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E'_S}}{1 - 4\mu \frac{\sigma_a}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E'_S}} \\ &= k \left(\frac{r_b}{r_E} - \frac{r_b}{r_c} \right) - e_s \cdot \frac{5\mu \frac{E_P}{r_c} \left(\frac{r_E}{E_S} - \frac{\sigma_a}{E'_S} \right)}{\left(1 - 4\mu \frac{r_E}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E_S} \right) \left(1 - 4\mu \frac{\sigma_a}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E'_S} \right)} \end{aligned} \right\} \quad (6f)$$

eller efter (7 a):

$$e'_s + f'_s \lesssim k \left(\frac{r_b}{r_E} - \frac{r_b}{r_c} \right). \quad (6g)$$

Virker Kraften yderligere paa Excentriciteten e giver (6 a), behandlet paa samme Maade som ved (6 b),

$$(e + f) = e \frac{1 - \alpha \cdot 4\mu \cdot \frac{\sigma_a}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E'_S}}{1 - 4\mu \cdot \frac{\sigma_a}{r_c} \cdot \frac{E_P}{E'_S}} = e \cdot \frac{\nu - \alpha}{\nu - 1} \quad (6h)$$

idet

$$\nu = \frac{r_c}{4\mu \sigma_a} \cdot \frac{E'_S}{E_P} > \frac{r_{Euler}}{\sigma_a} \quad (8)$$

saa

$$\frac{r_b}{r_c} \cdot \frac{N}{F} + \frac{N(e'_s + f'_s + e + f)}{Fk} = r_b$$

eller:

$$\frac{r_b}{r_E} \cdot \frac{N}{F} + \frac{\nu - \alpha}{\nu - 1} \frac{M}{W} \leq r_b \quad (4f)$$

bliver den almengyldige Formel¹⁾ for alle excentrisk paavirkede Søjler og for Bjælker, der er paavirkede som Søjler.

Resumé.

Spændingsbestemmelse i Konstruktioner, der er paavirkede til Bøjning og Normaltryk samtidig, foretages lettest paa følgende Maade:

Eftersom Stivhedsfaktoren

$$\mu = \frac{\alpha \zeta l^2}{F} = \alpha \left(\frac{l}{i} \right)^2$$

er mindre eller større end $\frac{1}{4\eta}$, bestemmes r_E af (2 a) som

$$r_{\text{Engesser}} \quad \text{eller} \quad r_{\text{Euler}},$$

og Normalspændingen

$$\sigma_a = \frac{N}{F}$$

omsættes til en tænkt Bøjningsspænding

$$\frac{r_b}{r_E} \cdot \frac{N}{F}.$$

I begge Tilfælde bestemmes Udnyttelsesfaktoren

$$\nu = \frac{r_{\text{Euler}}}{\sigma_a},$$

og Bøjningsspændingen

$$\sigma_b = \frac{M}{W}$$

omsættes til en tænkt Bøjningsspænding²⁾

¹⁾ Anført i K. F. W. Askøe: Planelastiske Tabeller, Aarhus 1936 og gennemprøvet paa Prof. Ostenfelds Søjleforsøg, hvilket skal vises i en senere Artikel.

²⁾ Konstanten α , der som ovenfor nævnt, varierer med Momentfladens Form, er ved excentrisk paavirkede Søjler praktisk talt lig Nul.

$$\frac{\nu - \alpha}{\nu - 1} \frac{M}{W},$$

hvorefter begge tænkte Bøjningsspændinger adderes:

$$\frac{r_b}{r_E} \cdot \frac{N}{F} + \frac{\nu - \alpha}{\nu - 1} \cdot \frac{M}{W} \leq r_b. \quad 1)$$

1) Angaaende Taleksempler se »Ingeniøren« Nr. 9, 1939.
