

Die Statik im Stahlbetonbau

Beyer, Kurt

Berlin [u.a.], 1956

Zahlenbeispiel

urn:nbn:de:hbz:466:1-74292

Visual Library

81. Biegungssteife rotationssymmetrische Schalen.

Die Rechenvorschrift besteht neben diesen (n-1) linearen Gleichungen aus vier Randbedingungen für w, w', M oder Q am Rande y = 0 und y = l. Sie enthält ebenso viele Wurzeln $w_k(k = -1 \dots n + 1)$, die daher eindeutig bestimmt sind. Die Randbedingungen sind Vorschriften über den Verschiebungs- oder Spannungszustand. Dieser läßt sich nach (1229) ebenfalls durch Differenzen ausdrücken.

$$w_{k}^{\prime} \approx \frac{w_{k+1} - w_{k-1}}{2 s}, -N_{\beta k} = \frac{E h_{k}}{a} w_{k}, \quad M_{y k} = -\frac{E h_{k}^{3}}{12 (1 - \mu^{2})} \frac{(w_{k-1} - 2 w_{k} + w_{k+1})}{s^{2}}, \\ Q_{k} = -\frac{E}{12 (1 - \mu^{2})} \left(\frac{h_{k+1}^{3} \Delta^{2} w_{k+1} - h_{k-1}^{3} \Delta^{2} w_{k-1}}{2 s^{3}}\right).$$
(1261)

Sind keine Randbedingungen vorgeschrieben, sondern nur durch die Verbindung des Breitenschnittes mit anderen elastischen Bauteilen bestimmt, so müssen hier ebenso wie auf S. 781 zunächst die Anschlußkräfte berechnet werden. Die Komponenten δ_{10} , δ_{20} des Verschiebungszustandes ergeben sich in der Regel aus der partikulären Lösung von (1259), die Vorzahlen δ_{11} , δ_{12} , δ_{22} des Ansatzes lassen sich genügend genau aus den Differenzengleichungen eines unendlich langen Zylinders mit vorgeschriebenen Randkräften nach S. 789 für $X_1 = Q_y = 1$, My = 0 oder $X_2 = My = 1$, $Q_y = 0$ berechnen. Da die Funktionen w(y) in diesem Falle schnell abklingen, werden die Verschiebungen $w_{k,1}$, $w_{k,2}$ außerhalb einer geschätzten Randzone Null gesetzt, ohne die Bedingungen am entgegengesetzten Rande zu berücksichtigen.

Berechnung des Wasserbehälters Abb. 819 für linear veränderliche Wandstärke a_{20} (h'' = 0).



2. Belastung. Wasserdruck, $p_{z,k} = -1,0 (l - y_k)$.

3. Randbedingungen. Der untere Rand y = 0 ist starr eingespannt, w = 0, w' = 0, also $w_{-1} = w_1$. Der obere Rand ist kräftefrei, $Q_{10} = 0$, $M_{y10} = 0$, daher mit (1261)

$$w_{11} = 2 w_{10} - w_9$$
, $w_{12} = \frac{\zeta_9^3}{\zeta_{11}^3} (w_8 - 2 w_9 + w_{10}) + 3 w_{10} - 2 w_9$.

4. Vorzahlen der Differenzengleichungen (1260)

k	y _k	Ç*	52	$\zeta_k^3 + \zeta_{k+1}^3$	$\zeta_k \frac{s^4}{L_0^4}$	[] Gl.(1260)	$\zeta_{k=1}^{3} + 4 \begin{bmatrix} 1 \\ -4 \end{bmatrix} + \zeta_{k+1}^{3} = 1$	9,0 $-y_k$	$10^3 \frac{s^4}{B_0} p_{z,k}$
- I	- 0,9	1,05	1,158	2,158	0,1550	1,3130	-	-	
0	0	I	I	1,857	0,1475	1,1475	6,595	9	- 0,513
I	0,9	0,95	0,857	1,586	0,1401	0,9971	5,719	8,I	- 0,461
2	1,8	0,9	0,729	I,343	0,1328	0,8618	4,921	7,2	-0,411
12									
						1	1		

790

82. Membrantheorie von Rohr und Tonne.

5. Die Bedingungsgleichungen unter Berücksichtigung der Randbedingungen.

w1	w2	w3	w4	w5	w_6	w7	w ₈	w ₉	w10	103 54 pr,
6,719	- 3,172	0,729								$\begin{bmatrix} B_0 \\ -0,461 \end{bmatrix}$
- 3,172	4,921	- 2,686	0,614							-0,411
, 0,729	- 2,686	4,199	- 2,252	0,512						- 0,359
	0,614	- 2,252	3,536	- 1,868	0,422					-0,308
		0,512	- 1,868	2,988	- 1,530	0,343				- 0,256
		TRACE	0,422	- 1,530	2,485	- 1,236	0,275			- 0,205
				0,343	- 1,236	2,044	- 0,982	0,216		- 0,154
					0,275	-0,982	1,661	- 0,764	0,166	- 0,103
						0,216	- 0,764	1,204	-0,332	- 0,051
		Provide a					0,166	-0,332	0,313	0

6. Auflösung. Die Iteration einer Näherungslösung liefert

R =	I	2	3	4	5	6	7	8	9	IO
$10^3 w_k =$	-0,2396	-0,5144	-0,6616	-0,6777	-0,6131	-0,5146	-0,4047	-0,2860	-0,1547	-0,0124 mm

7. Schnittkräfte nach (1261). Die Ausbiegung w_k und das Biegungsmoment M_{yk} sind in Abb. 820 S. 783 durch die Linie 4 dargestellt.

Pöschl, T., u. K. v. Terzaghi: Berechnung von Behältern nach neueren analytischen und graphischen Methoden. Berlin 1913 und 1926. — Meißner, E.: Beanspruchung und Formanderung zylindrischer Gefäße mit linear veränderlicher Wandstärke. Vjschr. Naturforsch. Ges. Zürich 1917 S. 153. — Pasternak, P.: Formeln zur raschen Berechnung der Biegebeanspruchurg in kreisrunden Behältern. Schweiz. Bauztg. Bd. 86 (1925) S. 129. — Derselbe: Vereinfachte Berechnung der Biegebeanspruchung in dünnwandigen kreisrunden Behältern. Verh. 2. Int. Kongr. f. techn. Mechanik. Zürich 1927. — Derselbe: Die praktische Berechnung der Biegebeanspruchung in kreisrunden Behältern mit gewölbten Böden und Decken und linear veränderlichen Wandstärken. Schweiz. Bauztg. Bd. 90 (1927). — Susok, K.: Formeln zur praktischen Berechnung der Biegungsbeanspruchung in kreisrunden Behältern mit linear veränderlichen Wandstärken. Schweiz. Bauztg. Bd. 90 (1927). — Susok, K.: Formeln zur praktischen Berechnung der Biegungsbeanspruchung in kreisrunden Behältern mit linear veränderlichen Wandstärken. Beton u. Eisen 1927 S. 450. — Steuermann, E.: Beitrag zur Berechnung des zylindrischen Behälters mit veränderlicher Wandstärke. Beton u. Eisen 1928 S. 286. — Miesel, K.: Über die Festigkeit von Kreiszylinderschalen mit nichtachsensymmetrischer Belastung. Ing.-Arch. 1930 S. 22. — Flügge, W.: Die Stabilität der Kreiszylinderschale. Ing.-Arch. 1931 S. 47. — Abdank, R.: Berechnung ganz oder teilweise gefüllter, freitragender, dünnwandiger Rohrleitungen mit beliebig geneigter Achse. Bautechn. 1931 S. 419. — v. Sanden, K., u. F. Tölke: Über Stabilitätsprobleme dünner kreiszylindrischer Schalen. Ing.-Arch. 1931 S. 24.

82. Membrantheorie von Rohr und Tonne.

Tonne und Rohr werden bei zahlreichen Anwendungen im Bauwesen längs der Ränder oder längs ausgezeichneter Mantellinien $\alpha = \text{const}$ stetig unterstützt und bei der statischen Untersuchung unendlich lang angenommen (Abb. 833). Eine von x unabhängige Belastung $p = p(\alpha)$ erzeugt dann mit $\mu = 0$ einen ebenen Spannungszustand, dessen Komponenten ebenso wie beim biegungssteifen gekrümmten Stabe berechnet werden (S. 131 und 136). Durch die Abstützung einzelner Querschnitte des Flächentragwerks mit biegungssteifen Rahmen, Bindern oder Querwänden

791