

В.О.ЛИХАЧОВ

ДВІ ЗАДАЧІ КРУЧЕННЯ

Кручення консольного
стержня

Розглянемо консольний стержень довжини h з круглим поперечним перерізом. Початок координат помістимо в закріпленому кінці стержня, вісь OZ направимо по його осі.

Нехай бічна поверхня стержня вільна від напружень, а до торця прикладені дотичні зусилля

$$\tau_{z\theta}(r, h) = f(r), \quad 0 \leq r \leq 1.$$

Розв'язування задачі чистого кручення, як відомо [1, 2], зводиться до знаходження компонент напружень $\tau_{z\theta}(r, z)$, $\tau_{r\theta}(r, z)$ і переміщення $U_\theta(r, z)$, які можуть бути виражені через функцію переміщень $\psi(r, z)$, що визначається з

$$\frac{\partial^4 \psi}{\partial r^4} + \frac{3}{r} \frac{\partial \psi}{\partial r} + \frac{\partial^2 \psi}{\partial z^2} = 0. \quad (1)$$

Граничні умови даної задачі

$$\begin{aligned} U_\theta(r, 0) &= 0, \quad \tau_{z\theta}(r, h) = f(r) \quad 0 \leq r \leq 1, \\ \tau_{r\theta}(1, z) &= 0, \quad 0 \leq z \leq h, \end{aligned} \quad (2)$$

і диференціальне рівняння (1) визначають вибір функції переміщень

$$\psi(r, z) = \alpha z + \frac{1}{r} \sum_{k=1}^{\infty} A_{\rho_k} J_1(\rho_k r) \frac{\operatorname{sh} \rho_k z}{\rho_k \operatorname{ch} \rho_k h}, \quad (3)$$

де ρ_k — корені рівняння $J_2(\rho_k) = 0$, $J_1(x)$, $J_2(x)$ — функції Бесселя першого роду дійсного аргумента.

З (3) випливає:

$$u_\theta(r, z) = r\psi(r, z) = \alpha rz + \sum_{k=1}^{\infty} A_{\rho_k} J_1(\rho_k r) \frac{\text{sh } \rho_k z}{\rho_k \text{ch } \rho_k h}, \quad (4)$$

$$\tau_{z\theta}(r, z) = \mu r \frac{\partial \psi}{\partial z} = \mu \alpha r + \mu \sum_{k=1}^{\infty} A_{\rho_k} J_1(\rho_k r) \frac{\text{ch } \rho_k z}{\text{ch } \rho_k h},$$

$$\tau_{r\theta}(r, z) = \mu r \frac{\partial \psi}{\partial r} = -\mu \sum_{k=1}^{\infty} A_{\rho_k} J_2(\rho_k r) \frac{\text{sh } \rho_k z}{\text{ch } \rho_k h}.$$

Щоб задовольнити умови (2), коефіцієнти A_{ρ_k} повинні справджувати рівність

$$\mu \alpha r + \mu \sum_{k=1}^{\infty} A_{\rho_k} J_1(\rho_k r) = f(r). \quad (5)$$

Для визначення коефіцієнтів A_{ρ_k} розкладемо $f(r)$ в ряд Фур'є-Бесселя

$$f(r) = b_0 r + \sum_{k=1}^{\infty} b_k J_1(\rho_k r), \quad 0 < r < 1, \quad (6)$$

де

$$b_k = \frac{2\rho_k^2}{(\rho_k^2 - 1)J_1^2(\rho_k) + \rho_k^2 J_1'^2(\rho_k)} \int_0^1 t f(t) J_1(\rho_k t) dt,$$

$$b_0 = 4 \int_0^1 t^2 f(t) dt.$$

З (5) і (6) одержимо

$$\alpha \mu = b_0, \quad \mu A_{\rho_k} = \frac{2\rho_k^2}{(\rho_k^2 - 1)J_1^2(\rho_k) + \rho_k^2 J_1'^2(\rho_k)} \int_0^1 t f(t) J_1(\rho_k t) dt.$$

Тоді

$$\tau_{r\theta}(r, z) = -2 \sum_{k=1}^{\infty} \frac{J_2(\rho_k r)}{J_1^2(\rho_k)} \cdot \frac{\text{sh } \rho_k z}{\text{ch } \rho_k h} \int_0^1 t f(t) J_1(\rho_k t) dt, \quad (7)$$

$$\tau_{z\theta}(r, z) = 4r \int_0^1 t^2 f(t) dt + \\ + 2 \sum_{k=1}^{\infty} \frac{J_1(\rho_k r)}{J_1^2(\rho_k)} \cdot \frac{ch \rho_k z}{ch \rho_k h} \int_0^1 t f(t) J_1(\rho_k t) dt.$$

Як свідчать числові підрахунки, що проводились за формулами (7), напружений стан в стержні радіуса R і будь-якої довжини h ($h \geq R$) розподіляється так :

а) для $0 < z < h - R$ $\tau_{z\theta}(r, z) = 4r \int_0^R t^2 f(t) dt$, а напруженням $\tau_{r\theta}(r, z)$ можна нехтувати;

б) для $h > z > h - R$ напружений стан в стержні не залежить від його довжини h . Для цього випадку наводяться таблиці розподілу $\tau_{z\theta}(r, z)$ і $\tau_{r\theta}(r, z)$ при $f(r) = \rho_0$ ($\rho_0 = \text{const}$).

Т а б л и ц я I

Значення $\frac{\tau_{z\theta}(r, z)}{\rho_0}$							
: Фіксовані значення радіуса, r							
$\frac{h-z}{R}$	$\frac{1}{4}$	$\frac{3}{8}$	$\frac{1}{2}$	$\frac{5}{8}$	$\frac{3}{4}$	$\frac{7}{8}$	1
0,875	0,341	0,508	0,673	0,837	1,00	1,164	1,330
0,750	0,345	0,512	0,676	0,838	1,00	1,162	1,326
0,625	0,356	0,522	0,684	0,842	1,00	1,158	1,321
0,500	0,374	0,541	0,699	0,850	1,00	1,151	1,311
0,375	0,412	0,579	0,727	0,864	1,00	1,138	1,291
0,250	0,489	0,650	0,777	0,888	1,00	1,112	1,254
0,125	0,654	0,781	0,863	0,930	1,00	1,063	1,178

Т а б л и ц я 2

Значення $\frac{\tau_{r\theta}(r, z)}{\rho_0}$									
$\frac{h-z}{R}$	:	Фіксовані значення радіуса, r							
		$\frac{1}{4}$	$\frac{3}{8}$	$\frac{1}{2}$	$\frac{5}{8}$	$\frac{3}{4}$	$\frac{7}{8}$	1	
0,750	:	0,0010	0,0037	0,0067	0,0088	0,0092	0,0075	0,0041	
0,625	:	0,0020	0,0071	0,0127	0,0156	0,0171	0,0138	0,0076	
0,500	:	0,0042	0,0144	0,0254	0,0324	0,0329	0,0264	0,0144	
0,375	:	0,0141	0,0304	0,0508	0,0625	0,0620	0,0494	0,0269	
0,250	:	0,0235	0,0586	0,104	0,120	0,115	0,0915	0,0506	
0,125	:	0,0798	0,0971	0,218	0,228	0,210	0,157	0,0972	

К р у ч е н н я ц и л і н д р и ч н о г о ш а р у

Нехай в круглий отвір циліндричного шару впаяно порожнистий циліндр. Введемо циліндричну систему координат з початком в центрі циліндра і з віссю OZ , яка направлена по його осі.

Граничні умови приймаються такими :

$$\tau_{z\theta}^{(1)}(r, z) = 0 \quad \text{при} \quad z = \pm h, \quad r \geq t,$$

$$\tau_{z\theta}^{(2)}(r, z) = 0 \quad \text{при} \quad z = \pm h, \quad \rho \leq r \leq t,$$

$$\tau_{r\theta}^{(2)}(r, z) = f(z) \quad \text{при} \quad r = \rho, \quad -h \leq z \leq h,$$

$$\epsilon_{r\theta}^{(1)} = \epsilon_{r\theta}^{(2)}(r, z), \quad u_{\theta}^{(1)}(r, z) = u_{\theta}^{(2)}(r, z) \quad \text{при} \quad r = t, \quad -h \leq z \leq h,$$

де t, ρ - радіуси циліндра; $2h$ - товщина шару та висота циліндра; індекси (1) або (2) належать величинам, що відносяться відповідно до шару або до циліндра.

Зараз помістимо лише вираз для напруження $\tau_{r\theta}(r, z)$ в зоні контакту шару та циліндра, якщо $2h = \pi$

$$\varepsilon_{r\theta}(1,z) = \frac{a_0}{2} \rho^2 + \sum_{\rho=1}^{\infty} a_{\rho} \frac{\rho K_0(2\rho) + K_1(2\rho)}{\Delta} \cos 2\rho z,$$

де

$$\begin{aligned} \Delta = & 2 \left[\rho K_0(2\rho) + K_1(2\rho) \right] \left\{ K_1(2\rho) \left[\rho I_0(2\rho\rho) - \frac{1}{\rho} I_1(2\rho\rho) \right] + \right. \\ & \left. + I_1(2\rho) \left[\rho K_0(2\rho\rho) + \frac{1}{\rho} K_1(2\rho\rho) \right] \right\} + \\ & + 2l K_1(2\rho) \left\{ \left[\rho I_0(2\rho) - I_1(2\rho) \right] \left[\rho K_0(2\rho\rho) + \frac{1}{\rho} K_1(2\rho\rho) \right] - \right. \\ & \left. - \left[\rho K_0(2\rho) + K_1(2\rho) \right] \left[\rho I_0(2\rho\rho) - \frac{1}{\rho} I_1(2\rho\rho) \right] \right\}, \end{aligned}$$

тут $l = \frac{\mu_{(2)}}{\mu_{(1)}}$, a_{ρ} - коефіцієнти розкладу функції в ряд Фур'є, $I_0(x)$,

$I_1(x)$, $K_0(x)$, $K_1(x)$ - функції Бесселя першого та другого роду уявного аргумента.

Нижче наведена таблиця розподілу $\varepsilon_{r\theta}(1,z)$ при $f(z) = \rho_1 z \left(\frac{\varepsilon_{r\theta}}{\rho_1} \right)$ та $f(z) = \rho_2 z^2 \left(\frac{\varepsilon_{r\theta}}{\rho_2} \right)$ залежно від товщини стінок циліндра $(1-\rho)$, від координати z та величини l . (Якщо $f(z) = \rho_0$, то $\varepsilon_{r\theta}^{(1)}(r,z) = \varepsilon_{r\theta}^{(2)}(r,z) = \rho_0 \frac{\rho^2}{r^2}$).

Т а б л и ц я 3

Розподіл напружень

z	l	$\varepsilon_{\text{го}} : \rho_1$				$\varepsilon_{\text{го}} : \rho_2$		
		$\rho = 0,5$	$\rho = 0,75$	$\rho = 0,9$	$\rho = 0,98$	$\rho = 0,75$	$\rho = 0,9$	$\rho = 0,98$
0	0	0,074	0,116	0,130	0,143	0,0269	0,007	-0,001
	1/3	0,083	0,134	0,145	0,148	0,047	0,023	0,0038
	1	0,097	0,165	0,173	0,156	0,084	0,052	0,0124
	3	0,124	0,229	0,241	0,180	0,165	0,130	0,0371
	9	0,156	0,317	0,361	0,242	0,284	0,282	0,104
$\frac{h}{4}$	0	0,110	0,211	0,278	0,322	0,100	0,104	0,111
	1/3	0,116	0,224	0,289	0,325	0,120	0,121	0,116
	1	0,126	0,246	0,309	0,331	0,155	0,152	0,126
	3	0,145	0,292	0,357	0,348	0,227	0,227	0,152
	9	0,157	0,353	0,442	0,392	0,324	0,361	0,221
$\frac{h}{2}$	0	0,196	0,442	0,636	0,754	0,363	0,478	0,550
	1/3	0,196	0,442	0,636	0,754	0,375	0,491	0,555
	1	0,196	0,442	0,636	0,754	0,392	0,514	0,563
	3	0,196	0,442	0,636	0,754	0,418	0,556	0,585
	9	0,196	0,442	0,636	0,754	0,441	0,606	0,630
$\frac{3h}{4}$	0	0,283	0,672	0,994	1,186	0,825	1,231	1,468
	1/3	0,277	0,660	0,983	1,183	0,805	1,213	1,464
	1	0,267	0,638	0,964	1,177	0,770	1,184	1,454
	3	0,248	0,592	0,916	1,160	0,698	1,105	1,428
	9	0,224	0,530	0,830	1,116	0,602	0,971	1,359
h	0	0,319	0,768	1,143	1,365	1,125	1,826	2,307
	1/3	0,310	0,750	1,127	1,361	1,076	1,763	2,277
	1	0,296	0,718	1,099	1,352	1,000	1,664	2,226
	3	0,269	0,654	1,032	1,328	0,859	1,469	2,108
	9	0,236	0,567	0,911	1,267	0,688	1,191	1,267

Л і т е р а т у р а

1. А р у т ю н я н Н. Х., А б р а м я н Б. Л. «Кручение упругих тел. Физматгиз, М., 1963.

2. С о л я н и к - К р а с с а К. А. Упругое равновесие тел. Инженерный сборник, т. 26, 1958.