П. Я. АРТЕМОВ

ПРИМЕНЕНИЕ ПРИНЦИПА НЕЗАВИСИМОСТИ ДЕИСТВИЯ СИЛ К ОТЫСКАНИЮ НАЧАЛЬНЫХ ПАРАМЕТРОВ ПРИ РАСЧЕТЕ КРУГЛЫХ ПЛИТ НА ОСЕСИММЕТРИЧНУЮ НАГРУЗКУ

Определение начальных параметров при расчете круглых плит на осесимметричную нагрузку представляет довольно трудоемкую задачу, особенно при сложных случаях загружения.

В данной работе предлагается способ вычисления начальных параметров, устраняющий необходимость составления и совместного решения уравнений. Приводятся таблицы начальных параметров для различных схем закрепления плиты и при различных, наиболее характерных нагрузках.

Таблица формул начальных параметров дает возможность определить начальные параметры при любом случае загружения путем суммирования соответствующих табличных данных. Поэтому можно сразу написать уравнение упругой поверхности, уравнение угла наклона касательной к поверхности в радиальном направлении и изгибающих моментов *M*, и *M*₀.

Дифференциальное уравнение симметрично нагруженной плиты в цилиндрических координатах

$$\frac{d^4w}{d\rho^4} + \frac{2}{\rho} \frac{d^3w}{d\rho^3} - \frac{1}{\rho^2} \frac{d^2w}{d\rho^2} + \frac{1}{\rho^3} \frac{dw}{d\rho} = \frac{q(\rho)}{D}, \qquad (1)$$

где

 трогиб плиты, зависящий только от полярной координаты р;

q(с) — интенсивность нагрузки, перпендикулярной к срединной плоскости плиты;

$$D = \frac{2\pi}{12(1-u^2)}$$
 — цилиндрическая жесткость плиты;

h — толщина плиты;

E и μ — модуль упругости и коэффициент Пуассона материала плиты.

Решая однородное дифференциальное уравнение (1) в начальных параметрах, получаем

$$Dw = Dw_0 + D\Theta_0 \frac{2^3}{r} - \frac{\lambda_1(1-x^3) - 2\lambda_2 x^2 \ln x}{4}$$

+
$$M_{r_0} \rho^2 \frac{2a^2 \ln a + (1 - a^2)}{4} + Q_{r_0} \rho^3 \frac{a \left[(1 + a^2) \ln a + (1 - a^2) \right]}{4} + \phi(\rho),$$
 (2)

где wo — прогиб плиты в начале отсчета;

Θ₀ — угол наклона касательной к поверхности в радиальном направлении в начале отсчета;

- M_{r.} погонный изгибающий момент в начале отсчета;
- Q, погонная поперечная сила в начале отсчета;

$$\alpha = \frac{r}{\rho};$$

 $\lambda_1 = 1 - \mu; \ \lambda_2 = 1 + \mu;$

- r внутренний радиус контура окружности плиты;
- р текущий радиус;
- ф(?) влияние приложенной нагрузки на прогиб плиты. Введя обозначения

$$\omega_{M} = \frac{\lambda_{1}(1 - \alpha^{2}) - 2\lambda_{2}\alpha^{2} \ln \alpha}{4};$$

$$\omega_{M} = \frac{1}{4} \left[2\alpha^{2} \ln \alpha + (1 - \alpha^{2}) \right];$$

$$\omega_{Q} = \frac{1}{4} \left[(1 + \alpha^{2}) \ln \alpha + (1 - \alpha^{2}) \right]$$

получим

$$Dw = Dw_0 + D\Theta_0 \frac{\rho^2}{r} \omega_{\Theta_0} + M_{r_0} \rho^2 \omega_{M_{r_0}} + Q_{r_0} \rho^3 \omega_{Q_0} + \phi(\rho); \qquad (3)$$

$$Dw' = D\Theta = D\Theta_0 \frac{\rho}{r} \omega_{\Theta_0} + M_{r_0} \rho \omega_{M_r} + Q_r \rho^2 \omega'_{Q_0} + \phi'(\rho).$$
(4)

Уравнения изгибающих моментов *M*, и *M*₀, выраженные через начальные параметры:

$$M_r = D\Theta_0 \frac{\lambda_1 \lambda_2}{r} \Omega_{\Theta_0 M_r} + M_{r_0} \Omega_{M_{r_0} M_r} + Q_{r_0} \Omega_{Q_0 M_r} + \Phi_{M_r}(\rho);$$
(5)

$$M_{\theta} = D\Theta_{\theta} \frac{\lambda_{1}\lambda_{2}}{r} \Omega_{\theta_{0}M_{\theta_{0}}} + M_{r_{0}} \Omega_{M_{r_{0}}M_{\theta}} + Q_{r_{0}} \rho \Omega_{Q_{0}M_{\theta}} + \Phi_{M_{\theta}}(\rho).$$
(6)

Первый индекс показывает, от какого силового и геометрического фактора зависит коэффициент Ω , и второй — в какое уравнение он входит.

Уравнение поперечной силы

$$Q_r = Q_{r_e} \frac{r}{\rho} + \Phi_{Q_r}(\rho). \tag{7}$$

Значения функций, входящих в уравнения (4), (5), (6) и (7), приводятся в табл. 1, а кривые на графиках (рис. 1, 2, 3, 4) дают возможность найти величину этих функций для различных значений α. Табл. 1 и данные для построения кривых (рис. 1, 2, 3 и 4) заимствованы из [1].

Положительные направления М, М, н Q, показаны на рис. 5.

Определим начальные параметры для частных случаев закрепления и общего случая симметричного загружения.

 Кольцеобразная плита жестко заделана по внешнему радиусу. В этом случае при ρ = r, M_r = 0 и Q_r = 0 получим уравнение упругой поверхности плиты

$$Dw = Dw_0 + D\Theta_0 \frac{\rho^2}{r} \omega_{\Theta_0} + \mathcal{P}(\rho)$$
(8)

и угол наклона касательной к поверхности в радиальном направлении

$$D\Theta = D\Theta_0 \frac{p}{r} + \phi'(p). \quad (9)$$

Начальные параметры определятся из условия закрепления плиты по внешнему контуру, т. е. при $\rho = R$.

Для выбранного случая закрепления при $\rho = R$ получаем w = 0 и $\Theta = 0$. Поэтому, подставив R вместо ρ в уравнения (8) и (9) и приравняв их нулю, получим два уравнения для опреде0 00

Рис. 1. График функций при нагружении плиты равномерно распределенной нагрузкой q = 1 (индексы указывают, в какое уравнение входит функция, а скобки при индексе показывают, какому значению μ соответствует кривая)





ления начальных параметров; решая последние относительно D Θ_0 и D w_0 , находим

$$D\Theta_0 = -\frac{\phi'(R)}{\frac{R}{r}}; \qquad (10)$$

$$Dw_0 = \phi'(R) \frac{R\omega_{\Theta_0}}{\omega_{\Theta_0}} - \phi(R).$$
(11)

Начальные параметры для частных случаев закрепления и общего случая симметричного загружения, полученные этим методом, сгруплированы в табл. 2. Так как изгибающий момент М, не входит в уравнения для определения начальных параметров, то в табл. 2 и 3 оставлены только индексы, показывающие, от какого фактора зависит коэф-



Рис. 3. Графики функций при нагружении плиты моментами M = 1. Значение индексов то же, что и на рис. 1





В табл. З собраны формулы начальных параметров для частных случаев закрепления и загружения. Формулы табл. З получены путем замены $\phi(\rho)$, $\phi'(\rho)$, $\phi_M(\rho)$ и $\phi_{M_0}(\rho)$ в табл. 2 на частные случаи загружения по табл. 1.

Применение описанного метода покажем на примерах.

Пример 1. Круглая плита толщиной $h = 3 \ cm$ и радиусом $R = 90 \ cm$ оперта по контуру, находится под действием равномерно распределенной нагрузки $q = 0,8 \ \kappa c/cm^2$, расположенной по радиусам $a = 20 \ cm$

и b = 70 см. Материал — сталь, $E = 2,1 \cdot 10^6 \kappa r/cm^2$ и коэффициент Пуассона $\mu = 0,3$.

фициент, т. е. вместо $\Omega_{M_{r_0}M_r}$ принимаем Ω_{M_r} и т. д.

2. Сплошная плита. При сплошной плите начальное сечение принято при $\rho = 0$. Отсюда уравнения для w, Θ , M, и M_{\odot}

$$Dw = Dw_0 + M_{r_0} \frac{r^2}{2(1+\mu)} + \phi(\rho);$$
(12)

$$Dw' = D\Theta = M_{r_e 1 + \mu} + \phi'(p);$$
(13)

$$M_r = M_{r_0} + \Phi_{M_r}(\rho); \quad (14)$$

$$M_{ig} = M_{r_0} + \Phi_{M_{ig}}(p),$$
 (15)

$$P_1 = \frac{\Sigma w}{2\pi R_1} , \qquad (16)$$

где Σw — сумма проекций всех сил на ось w.



	Формулы функций, 1	входящих в расчетные	уравнения для частных случаев наг	таблица 1
	Влияние сосредоточен- ных можентов, равномер- но распределенных по окружности р = а, кон- центричной с контуром тынты р = R	Влияние сосредоточен- ных сил, равномерио распределенных по ок- ружностя р = а, концен- тричной с контуром плиты р = R	Влияние равномерно распредеден- ной нагрузки, расположенной на площали, заключенной между двумя окружностями ралиусами р — а и р = b, концентричими с контуром	Влияние геометрического фактора, изменение угла поворота на окружности p = a, концемтричной с контуром плиты
-	2	3		5
ø(e)	$\frac{\rho^2}{4} \left[2a^2 \ln a + (1 - a^2) \right] = \rho^2 \omega_M$	$\frac{ap^{2}}{4}[1-a^{2}+$ $+(1+a^{2})\ln a]=p^{2}w_{p}$	$\begin{aligned} \frac{p^4}{64} \left[1 - 5x^4 + 4x^2 + 4(x^4 + 2x^2) \ln x \right] = \\ &= p^{4\omega_0} \\ &= p^{4\omega_0} \\ &p > b \\ &p^4(\omega_{\alpha q} - \omega_{bq}) \end{aligned}$	$\frac{\beta^3}{4a} [\lambda_1(1-a^2) - 2x^2 \lambda_2 \ln a] = \frac{\beta^3}{a} \omega_{\Theta}$
(b),¢	$\frac{2}{2} (1 - a^{\mathbf{s}}) = p w_M^{\mathbf{s}}$	$\frac{p^2}{4} \alpha \left(1 - a^2 + 2\ln \alpha\right) = -p^3 w_p^2$	$\frac{p^{a}}{16} \left(1 - \alpha^{a} + 4\alpha^{a} \ln \alpha \right) = p^{a} \alpha^{c}$ $p > b$ $p^{a} \left(\alpha^{c}_{aq} - \alpha^{b} q \right)$	$\frac{1}{2^{\alpha}} \left(\lambda_1 + \lambda_2 \lambda^2 \right) = \frac{\beta}{\alpha} \omega_{\Theta}^{\prime}$
$\phi_{M_{f}}(p)$	$\frac{1}{2} \left(\lambda_2 + \lambda_1 a^3 \right) = \Omega_{MM_f}$	$\frac{a}{4} \left[\lambda_1 \left(1 - a^2 \right) - 2\lambda_2 \ln a \right] = \rho 2 \rho_{PM_F}$	$p \in b$ $\frac{\rho^2}{16} \left(4\alpha^2 - \lambda_{12}^4 - \lambda_3 - 4 \lambda_2 a^2 \ln a \right) =$ $= \rho^{3\Omega} q_{M},$ $p \geq b$ $\rho^2 \left(\Omega_{\alpha q} - \Omega_{bq} \right)_{M_f}$	$\frac{\lambda_1 \lambda_2}{2a} \left((1 - a^2) = -\frac{\lambda_1 \lambda_2}{a} \ \Omega_{\oplus M_r} \right)$
3Hai	ки функций, входящих в	таблицу, зависят от знак	ов силовых и деформационных фактор	008.

5	$\frac{\lambda_1 \lambda_2}{2a} (1 + a^2) =$ $= \frac{\lambda_1 \lambda_2}{a} \Omega_{\Theta M_{\Theta}}$	0
4	$p \leq b$ $\frac{\rho^2}{16} \left(4(\mu \alpha^2 + \lambda_1 \alpha^4 - \lambda_4 - 4\lambda_2 \alpha^2 \ln \alpha) \right) =$ $= \rho \Omega_{qM\Theta}$ $\rho > b$ $\rho^2 \left(\Omega_{\alpha q} = \Omega_{bq} \right)_{M\Theta}$	^p /2 (a ² −− 1)
3	$\frac{a}{4} \left[\lambda_1 \left(a^2 - 1 \right) - 2\lambda_2 \ln a \right] = \rho \Omega_{PM}$	8 0.
2	$\frac{1}{2}(\lambda_2 - \lambda_1 \alpha^2) = \Omega_{MM_{\Theta}}$	0
1	(d) ⁹ W	Φ _Q (e)

таолица и выых параметров для частных случаев закрепления бщего случая симметричного загружения	Начальные параметры	2	$Dw_{0} = \frac{R^{2}}{2h_{2}} \phi_{M_{r}}(R) - \phi(R); M_{r_{0}} = -\phi_{M_{r}}(R); D\Theta_{0} = 0; Q_{r_{0}} = 0$	$Dw_{0} = \frac{R_{1}^{*}}{2\lambda_{2}} M_{r_{0}} - \phi(R_{1}); M_{r_{0}} = \phi_{M_{r}}(R) - \phi_{P_{1}M_{r}}(R); D\Theta_{0} = 0; Q_{r_{0}} = 0$	$Dw_0 = \frac{1}{2} R\phi'(R) - \phi(R); \ M_{F_0} = -\frac{\lambda_2}{R} \phi'(R); \ D\Theta_0 = 0; \ Q_{F_0} = 0$	$P_{1} = -\frac{\left(1 - \frac{R^{3}}{R^{3}}\right) R\phi'(R) + 2\phi(R_{1}) - 2\phi(R)}{R^{3}}}{R^{3}\left[\left(1 - \frac{R^{3}}{R^{3}}\right) w_{P_{1}}^{\prime} - 2w_{P_{1}}\right]}$ $M_{r_{0}} = \frac{\lambda_{2}}{R}\left[\phi_{P_{1}}^{\prime}(R) - \phi'(R)\right]; Dw_{0} = -\frac{R^{3}}{2R}\left[\phi_{P_{1}}^{\prime}(R) - \phi'(R)\right] - \phi(R)$
формулы нача и с	Схема закрепления плиты	I	А. Круглая сплошная плита Свободно опертая по контуру $p = R$	Свободно опертая по окружности, концентричной к ее контуру $\rho = R_1$. Защемленная по контуру с $\rho = R$	Свободно опертая по окружности, концентричной с контуром р = R ₁ , и защемленная по контуру

110000.200enue mu	$p = R \qquad Dw_{\theta} = \frac{R^{2\omega} \theta_{\theta_{0}}}{\lambda_{1} \lambda_{2} \Omega_{\theta_{0}}} \phi_{M_{r}}(\mathbf{R}) - \phi(\mathbf{R}); D\theta_{0} = -\frac{r}{\lambda_{1} \lambda_{2} \Omega_{\theta_{0}}} \phi_{M_{r}}(\mathbf{R}); \frac{M_{r_{\theta}} - 0}{Q_{r_{0}}} = 0$	$\begin{split} Dw_{\theta} &= \frac{R_{i}^{\prime} \omega_{\theta_{\theta}}}{h_{i} h_{i} \Omega_{\theta_{\theta}}} \left[\left. \Phi_{M_{r}}(R) - \Phi_{P_{i}M_{r}}(R) \right]; \\ &= R_{i} \\ D\theta_{\theta} &= \frac{r}{h_{i} h_{i} \Omega_{\theta_{\theta}}} \left[\left. \Phi_{M_{r}}(R) - \Phi_{P_{i}M_{r}}(R) \right]; \\ &Q_{r_{\theta}} = 0; \end{split}$	BUTYPY $Dw_{\phi} = R \frac{w_{\phi_0}}{\omega_{\phi}} \phi'(R) - \phi(R); D\Theta_{\phi} = \frac{r\phi'(R)}{R^{\omega_{\phi}}}; M_{r_{\phi}} = 0; Q_{r_{\phi}} = 0$	$ \begin{array}{c} g \; \text{ woil-} \\ g \; \text{ woil-} \\ Q_{r_0} = \frac{R^{2w} M_{r_0}}{R^3} \frac{\Phi_{M_{r_0}}}{w_{0}} \frac{\Delta_{M_{r_0}}}{M_{r_0}} - \frac{\Omega_{M_{r_0}}}{Q_0} \frac{\phi(R)}{M_{r_0}} - \frac{R^{2}w_{0}}{Q_0} \frac{\phi_{M_{r}}}{M_{r_0}} - \frac{R^{2}}{Q_0} \frac{\psi_{M_{r_0}}}{w_{r_0}} - \frac{\Omega_{M_{r_0}}}{Q_0} \frac{Q_{M_{r_0}}}{M_{r_0}} - \frac{Q_{M_{r_0}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}}{Q_0} - \frac{Q_{M_{r_0}}}$	$M_{r_{0}} = -\frac{1}{2} \left[Q_{r_{0}} RQ_{Q_{0}} + \Phi_{M_{r}}(R) \right]; Dw_{0} = 0; D\Theta_{0} = 0$
-	Б. Плита в виде кругового ко Свободно опертая по контуру	Свободно опертая по окруз компентричной к се контурам р	Защемленная по внешнему к	Свободно опертая по внешнем туру р.= R и защемленная по пи нему контуру р.= r	Защемленная по внутреннему к $p = r$ и своболязя от закреплевиениему $p = R$

HUNDOWSKINE MANY -	2	$Q_{r_{0}} = \frac{R^{w}_{M_{r_{0}}} \hat{\varphi}'(R) - w'_{r_{0}}}{R^{y}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} - \frac{w'_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w'_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} - \frac{w'_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w'_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w'_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} \frac{\phi(R)}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w_{r_{0}}}{\omega_{r_{0}}} + \frac{w_{r_{0}$	$Q_{r_0} = \frac{R^{2\omega}_{\Theta_0} \Phi_{M_r}(R) - \lambda_1 \lambda_2 \Omega_{\Theta_0} \Phi(R)}{R^3 \left(\lambda_1 \lambda_2 \omega_{Q_0} \Phi_{\Theta_0} - \omega_{\Theta_0} - \omega_{\Theta_0} \Omega_{Q_0} \right)}; D \Theta_0 = \frac{r \left[\begin{array}{c} \Omega_{Q} \phi(R) - R^{2\omega}_{Q_0} \Phi_{M_r}(R) \right]}{R^2 \left(\lambda_1 \lambda_2 \omega_{Q_0} - \omega_{\Theta_0} - \omega_{\Theta_0} \Omega_{Q_0} \right)}; M_{r_0} = 0$	$Q_{r_0} = \frac{R_{\omega_0} \phi'(R) - \omega'_0 \phi(R)}{R^3 \left(\begin{array}{c} \omega'_0 & \phi(R) \\ \omega_0 & \phi_0 & \phi_0 \end{array} \right)}; D\Theta_0 = \frac{r \left[\begin{array}{c} \omega'_0 \phi(R) - R_{\omega_0} \phi'(R) \right]}{R^3 \left(\begin{array}{c} \omega'_0 & \phi_0 & \phi_0 \end{array} \right)}; Dw_0 = 0; \\ R^3 \left(\begin{array}{c} \omega'_0 & \phi_0 & - \end{array} \right), M_r = 0 \end{array}$
	1	Защемленная по вяутрениему и иа- ружному контурам	Свободно опертая по внутреннему и наружному контурам	Свободно опертая по внутреннему контуру и защемленная по внешнему контуру

Требуется написать уравнение срединной поверхности плиты, изгибающих моментов M_r и M_{Θ} . Для случая сплошного загружения плиты найти w_{\max} и ($M_{D\max}$)

Решение. Для решения задачи воспользуемся формулами (12), (14) и (15).

Начальные параметры, входящие в эти уравнения, определим по табл. 3 (первая строка)

$$Dw_0 = qR^4 \left[\left(w_{aq} - w_{bq} \right) - \frac{1}{2\lambda_2} \left(\Omega_{aq} - \Omega_{bq} \right) \right]; \tag{I}$$

$$M_{r_s} = qR^a \left(\Omega_{rq} - \Omega_{bq} \right). \tag{II}$$

По графикам (рис. 2) для $\alpha_1 = \frac{20}{90} = 0,222, \ \alpha_2 = \frac{70}{90} = 0,778$ и $\mu = 0,3$ находим

 $m_{ay} = 0,00909; \quad m_{by} = 0,00009; \quad \Omega_{ay} = 0,17044; \quad \Omega_{by} = 0,02122.$

Подставив найденные значения в (1) и (11), получаем

$$Dw_0 = -0.04839 \ qR^1;$$

$$M_{r_0} = 0.14922 \ qR^2 \ \kappa c \cdot c m/c m.$$

Подставив в уравнения (12), (14) и (15) найденные значения Dw_0 и M_r и заменив $\phi(\varphi)$, $\Phi_{M_r}(\varphi)$ и $\Phi_{M_{\rm H}}(\varphi)$ по табл. 1, получим уравнения срединной поверхности и изгибающих моментов M_r и $M_{\rm e}$:

$$Dw = -0,04839 \ qR^4 + \frac{0.14285}{2.6} \ qR^2 \phi^2 - q\phi^1 (\omega_{aq} - \omega_{bq}); \tag{III}$$

$$M_{r} = \mathbf{0}, 14922 \quad qR^{2} - q\rho^{2} \left(\Omega_{aqr} - \Omega_{bqr} \right); \tag{IV}$$

$$M_{\pm} = 0,14922 \ qR^2 - q\varrho^2 \left(\Omega_{aq\pm} - \Omega_{bq\pm} \right). \tag{V}$$

Для частного случая, когда a = 0 и b = R, получим

$$M_{r_0} = 0,20625 \ qR^2;$$

 $Dw_0 = 0,06370 \ qR^1.$

Подставив эти значения в уравнения (12) и (14), найдем

 $L w = -0.06370 \ qR^4 + 0.07932 \ qR^2 \rho^2 - 0.015625 \ q\rho^4;$ (VI)

$$M_r = 0.20625 \ qR^2 - 0.20625 \ q\rho^2 = 0.20625 \ qR^2 \left(1 - \frac{1}{R^2}\right). \tag{VII}$$

Из уравнений (VI) и (VII) видно, что наибольшие значения и ω_{\max} и $(M_r)_{\max}$ получат при $\rho = 0$:

$$(M_r)_{\text{max}} = M_{r_o} = 0,20625 \ qR^2;$$

 $w_{\text{max}} = -0,06370 \ \frac{qR^4}{D} = -0,12 \ cm.$

Пример 2. Круглая плита (рис. 6) толщиной h = 3 см и радиусом R = 10 м свободно оперта по наружному контуру. Внутренний контур жестко заделан по радиусу r = 2 м. Плита находится под действием равномерно распределенной нагрузки $q = 0.8 \, t/m^2$ на участке $a = 2 \, m, \, b = 6 \, m$ и под дейст-

вием изгибающих моментов $M = 2 \, \tau M/M$. приложенных на радиусе 6 м, и сосредоточенных сил P = 1,2 τ/M на радиусе 8 м. Коэффициент Пуассона $\mu = 0.15$.

Требуется написать уравнение срединной поверхности плиты изгибающих моментов М, и М.

Решение. Уравнения срединной поверхности ш, изгибающих моментов М, и М, для данного случая закрепления принимают вид (см. уравнения (3), (5), (6))

$$Dw = M_r \phi^2 \omega_{M_r} + Q_r \phi^3 \omega_Q + \phi(\phi); \tag{I}$$

$$M_{r} = M_{r_{0}} \Omega_{M_{r_{0}}M_{r}} + Q_{r_{0}} \phi \Omega_{Q_{0}M_{r}} + \Phi_{M_{r}}(\phi);$$
(II)

$$M_{\mu} = M_{r_{\mu}} \Omega_{M_{r_{\mu}}M_{\Theta}} + Q_{r_{\mu}} \rho \Omega_{Q_{0}M_{\Theta}} + \Phi_{M_{\Theta}}(\rho), \tag{III}$$

так как в начале отсчета при $r = 2 \ m \ w_0 = 0$ и $\Theta_0 = 0$. Начальные параметры M_{r_0} и Q_{r_2} определим по формулам табл. З (строки 8а, 8б и 8в), пользуясь принципом независимости действия сил, т. е.

$$M_{r_{o}} = (M_{r_{o}})_{q} + (M_{r_{o}})_{M} + (M_{r_{o}})_{P};$$
(IV)

$$Q_{r_{o}} = (Q_{r_{o}})_{q} + (Q_{r_{o}})_{M} + (Q_{r_{o}})_{P}.$$
(V)

По графикам (рис. 1-4) находим значения коэффициентов о и Ω . Значения коэффициентов $\Omega_{Q} = 0,2258;$ $\Omega_{M} = 0,5920;$

при $\alpha = \frac{r}{R} = 0,2;$ коэффициенты $\omega_{aq} = 0,00979$ и $\Omega_{aq} = 0,16845$ при $\alpha = -\frac{\alpha}{D} = 0,2; \omega_{bq} = 0,00088, \Omega_{bq} = 0.06089, \Omega_M = 0,07280$ и $\omega_M = 0,06800$ при $\alpha = \frac{b}{D} = 0.6; \ \Omega_p = 0.16390$ и $\omega_p = 0.00120$ при $\alpha = 0.8$. Подставив эти значения и данные задачи в вышеуказанные формулы, получим

$$(M_{r_o})_q = -5,6744 \text{ mm/m}; (M_{r_o})_M = 0,8248 \text{ mm/m};$$

 $(M_{r_o})_p = -2,59534 \text{ mm/m};$

 $(Q_{r_a})_q = 5,302 \ m/\mathfrak{M}; \ (Q_{r_a})_{\mathfrak{M}} = -0,8605 \ m/\mathfrak{M}; \ (Q_{r_a})_p = 1,550 \ m/\mathfrak{M}.$

Рис. 6

P=127

D=12m/m M=2 TH g=0.8 TH

Таблица З

Формулы начальных нараметров для частных случаев закрепления и частных случаев симметричного загружения

№ пп.	Схемы закрепления и загружения	Начальные параметры
1	2	3
1a		$DW_{0} = qR^{4} \left[(\omega_{aq} - \omega_{bq}) - \frac{1}{2\lambda_{2}} (\Omega_{aq} - \Omega_{bq}) \right];$ $M_{r_{0}} = qR^{2}(\Omega_{aq} - \Omega_{bq})$
16		$DW_0 = PR^3 \left(\omega_P - \frac{1}{2\lambda_2} \Omega_P \right); M_{r_0} = PR\Omega_P$
18		$DW_0 = -MR^2 \left(\frac{1}{2\lambda_2} \Omega_M - \omega_M\right); M_{r_0} = M\Omega_M$
2a	9 20 1 1 28, 41 1 1 28 1 28	$DW_{0} = qR^{4} \left\{ (\omega_{aq} - \omega_{bq}) - \frac{R_{1}^{2}}{2R^{2}\lambda_{2}} \left[-\frac{R}{2R_{1}} \left(\alpha_{2}^{2} - \alpha_{1}^{2} \right) \Omega_{P_{1}} + \left(\Omega_{aq} - \Omega_{bq} \right) \right] \right\};$ $M_{r_{0}} = qR^{2} \left[-\frac{R}{2R_{1}} \left(\alpha_{2}^{2} - \alpha_{1}^{2} \right) \Omega_{P_{1}} + \left(\Omega_{aq} - \Omega_{bq} \right) \right];$ $npH \ a > R_{1} \ \omega_{aq} - \omega_{bq} = 0; npH \ b = R \ \omega_{bq} = 0$
26	$\begin{array}{c c} P & 20 & P \\ \hline \\$	$DW_{0} = PR_{i}^{3} \left[\omega_{p} - \frac{R}{2\lambda_{2}} \left(\Omega_{p} - \frac{a}{R_{1}} \Omega_{P_{1}} \right) \right];$ $M_{r_{0}} = PR \left(\Omega_{p} - \frac{a}{R_{1}} \Omega_{P_{1}} \right);$ $npH \ a \ge R_{1} \ \omega_{p} = 0$
28	20 M 20 M 20 M 20 M 20 M	$DW_{0} = -MR_{1}^{2} \left(\frac{1}{2\lambda_{2}} \Omega_{M} - \omega_{M}\right); M_{r_{0}} = M\Omega_{M};$ при $a \ge R_{1} \omega_{M} = 0$

$$\frac{1}{3a} \xrightarrow{\frac{2}{2}} \frac{2}{2} \xrightarrow{\frac{2}{2}} DW_{0} = qR^{4} \left[\left(\omega_{a} - \omega_{b} \right) - \frac{1}{2} \left(\omega_{a}' - \omega_{b}' \right) \right]; \\M_{r_{g}} = qR^{2}\lambda_{2} \left(\omega_{a}' - \omega_{b}' \right) \\M_{r_{g}} = qR^{2}\lambda_{2} \left(\omega_{a}' - \omega_{b}' \right) \\DW_{0} = PR^{3} \left(\omega_{p} - \frac{1}{2} \omega_{p} \right); \\M_{r_{g}} = PR\lambda_{2}\omega_{p}' \\DW_{0} = -MR^{2} \left(\frac{1}{2} \omega_{M}' - \omega_{M} \right); \\M_{r_{g}} = M\lambda_{2}\omega_{M}' \\M_{r_{g}} = M\lambda_{2}\omega_{M}' \\M_{r_{g}} = M\lambda_{2}\omega_{M}' \\\frac{4a}{\frac{1}{2}} \frac{1}{\frac{1}{2}} \frac{1}{\frac{1}{$$



5a

$$D\Theta_{0} = \frac{qR^{4}r}{1 - \mu^{2}} \frac{Q_{aq} - Q_{bq}}{Q_{\Theta_{0}}};$$
$$DW_{0} = qR^{4} \left[(\omega_{aq} - \omega_{bq}) - \frac{\omega_{bq}}{Q_{\Theta_{0}}} \right]$$

$$\frac{\Theta_0}{(1-\mu^2)\Omega_{\Theta_0}} \left(\Omega_{aq} - \Omega_{bq}\right) \right]$$

$$D\Theta_{0} = \frac{PRr}{1 - \mu^{2}} \frac{\Omega_{P}}{\Omega_{\Theta_{0}}};$$
$$DW_{0} = PR^{3} \left[\omega_{P} - \frac{\omega_{\Theta_{0}} \Omega_{P}}{(1 - \mu^{2}) \Omega_{\Theta_{0}}} \right]$$

$$D\Theta_{0} = \frac{Mr}{a} \frac{Mr}{1 - \mu^{2}} \frac{\Omega_{M}}{\Omega_{\Theta_{0}}};$$
$$DW_{0} = -MR^{2} \left[\frac{\omega_{\Theta_{0}} \Omega_{M}}{(1 - \mu^{2})\Omega_{\Theta_{0}}} - \omega_{M} \right]$$

58

56

Продолжение табл. 3

 1
 2
 3

 D
$$\Theta_0 = \frac{qR^3r}{(1-\mu^2)} \frac{1}{\omega_0 \theta_0} \left[(\Omega_{aq} - \Omega_{bq}) - - -\frac{R}{2R_1} (z_s^* - z_s^*) \Omega_{P_1} \right];$$
 D $W_a = -qR^4 \left[\frac{a \Theta_0}{(1-\mu^2) \Omega_{\Phi_0}} \right] (\Omega_{aq} - \Omega_{bq}) - - -\frac{R}{2R_1} (z_s^* - z_s^*) \Omega_{P_1} \right] - (\omega_{aq} - \Omega_{bq}) - - -\frac{R}{2R_1} (z_s^* - z_s^*) \Omega_{P_1} \right] - (\omega_{aq} - \Omega_{bq}) \right]$

 6a
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[(\Omega_{aq} - \Omega_{bq}) - - -\frac{R}{2R_1} (z_s^* - z_s^*) \Omega_{P_1} \right] - (\omega_{aq} - \Omega_{bq}) \right]$

 6a
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[(\Omega_{aq} - \Omega_{bq}) - - -\frac{R}{2R_1} (z_s^* - z_s^*) \Omega_{P_1} \right] - (\omega_{aq} - \Omega_{bq}) \right]$

 6a
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[(\Omega_{aq} - \Omega_{bq}) - - -\frac{R}{2R_1} (z_s^* - z_s^*) \Omega_{P_1} \right] - (\omega_{aq} - \omega_{bq}) \right]$

 6b
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{P_1} - \frac{d}{R_1} \Omega_{P_1} \right] - \omega_{P_1} \right];$

 6c
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{P_1} - \frac{d}{R_1} \Omega_{P_1} \right] - \omega_{P_1} \right];$

 6c
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{P_1} - \frac{d}{R_1} \Omega_{P_1} \right] - \omega_{P_1} \right];$

 6c
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{P_1} - \frac{d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{P_1} - \frac{d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \right];$

 6c
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{P_1} - \frac{d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} - \frac{d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \right];$

 6c
 $\frac{d^2 - d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \left[\Omega_{\Phi_0} - \frac{d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} - \frac{d^2 - d^2}{(1-\frac{1}{2})^2 \Omega_{\Phi_0}} \right];$

2 Заказ 292

$$\frac{1}{2} \qquad \frac{3}{2}$$

$$D\Theta_{0} = PRr \frac{\omega_{p}^{r}}{\omega_{0}^{0}};$$

$$DW_{0} = PR^{3} \left[\omega_{p} - \omega_{0} \frac{\omega_{p}^{r}}{\omega_{0}};$$

$$DW_{0} = PR^{3} \left[\omega_{p} - \omega_{0} \frac{\omega_{p}^{r}}{\omega_{0}};$$

$$DW_{0} = -MR^{2} \left(\omega_{0} \frac{\omega_{M}}{\omega_{0}} - \omega_{M} \right)$$

$$\frac{1}{2} \frac{2\pi}{2\pi} \frac{1}{2\pi} \frac{1}{2\pi}$$

$$\frac{1}{2} \frac{2}{2} \frac{3}{2} \frac{1}{2} \frac{2}{2} \frac{1}{2} \frac{1$$

$$Q_{r_0} = P \quad \frac{(1-\mu^2) \, \Omega_{\Theta_0} \, \omega_P - \omega_{\Theta_0} \, \Omega_P}{(1-\mu^2) \, \Omega_{\Theta_0} \, \omega_{Q_0} - \omega_{\Theta_0} \, \Omega_{Q_0}}$$

III

28 2R

20 2R

$$D\Theta_0 = Mr \frac{-\omega_M \,\Omega_{Q_0} + \omega_{Q_0} \,\Omega_M}{(1 - \mu^2) \,\omega_{Q_0} \,\Omega_{\Theta_0} - \omega_{\Theta_0} \,\Omega_{Q_0}};$$

$$Q_{r_0} = \frac{M}{R} \frac{-\omega_{\theta_0} \, \mathcal{Q}_M + (1-\mu^2) \, \omega_M \, \mathcal{Q}_{\theta_0}}{(1-\mu^2) \, \omega_{Q_0} \, \mathcal{Q}_{\theta_0} - \omega_{\theta_0} \, \mathcal{Q}_{Q_0}}$$

$$D\Theta_{0} = qR^{2}r \frac{\omega_{Q_{0}}(\omega'_{aq} - \omega'_{bq}) - \omega'_{Q_{0}}(\omega_{aq} - \omega_{bq})}{\omega'_{\Theta_{0}}\omega_{Q_{0}} - \omega_{\Theta_{0}}\omega'_{Q_{0}}};$$

$$Q_{I_0} = qR \frac{\omega_{\Theta_0}'(\omega_{aq} - \omega_{bq}) - \omega_{\Theta_0}(\omega_{aq}' - \omega_{bq})}{\omega_{\Theta_0}'(\omega_{Q_0} - \omega_{\Theta_0}')}$$

20

12a



Поэтому

 $M_{r_0} = -5,6744 + 0,8248 - 2,59534 = -7,4449 \text{ mm/m};$ $Q_{r_0} = 5,302 - 0,861 + 1,550 = 5,991 \text{ m/m}.$

Уравнения (I), (II) и (III) после раскрытия значений $\phi(\rho)$, $\Phi_{M_r}(\rho)$ и $\Phi_{M_{\Theta}}(\rho)$ по табл. 1 для последнего участка:

$$\begin{split} D \, \varpi &= -7,4449 \, \wp_{M_{r_{0}}} + 5,991 \, \rho^{3} \omega_{Q_{0}} - q \rho^{4} (\omega_{aq} - \omega_{bq}) + \\ &+ M \rho^{2} \omega_{M} - P \rho^{3} \omega_{\rho}; \quad \text{(VI)} \\ M_{r} &= -7,4449 \, \Omega_{M_{r_{0}}M_{r}} + 5,991 \, \rho \Omega_{Q_{0}M_{r}} - q \rho^{2} (\Omega_{aqr} - \Omega_{bqr}) + \\ &+ M \Omega_{MM_{r}} - P \rho \Omega_{PM_{r}}; \quad \text{(VII)} \\ M_{\theta} &= -7,4449 \, \Omega_{M_{r_{0}}M_{\theta}} + 5,991 \, \rho \Omega_{Q_{0}M_{\theta}} - q \rho^{2} (\Omega_{aq\theta} - \Omega_{bq\theta}) + \end{split}$$

$$M_{\theta} = -7,4449 \ \Omega_{M_{r_0}M_{\theta}} + 5,991 \ \rho \Omega_{Q_{\theta}M_{\theta}} - q\rho^2 (\Omega_{aq\theta} - \Omega_{bq\theta}) + M\Omega_{MM_{\theta}} - P\rho \Omega_{PM_{\theta}}.$$
(VIII)

Для всех остальных участков уравнения получаются из уравнений (VI), (VII) и (VIII) путем отбрасывания соответствующих силовых факторов, не попадающих в сечение с соответствующим значением р.

Из приведенных примеров видим, что расчет круглых пластин с симметричной нагрузкой ничем не отличается от расчета балок,

балок на упругом основании, тонкостенных стержней. Метод остается один и тот же, а это значительно облегчает усвоение расчета.

Если сосредоточенная сила приложена в центре плиты, рекомендуем использовать случай распределенной нагрузки с интенсивностью q на площади с некоторым раднусом 9.

Второй пример заимствован из книги К. А. Китовера [1], с тем чтобы желающие могли провести сравнение двух решений.

Литература

І. К. А. Китовер. Круглые тонкие плиты. Государственное издательство

литературы по строительству и архитектуре, 1953. 2. К. А. Китовер. Определение расчетных условий и деформаций в сим-метрично нагруженных круглых и кольцевых пластинках. Труды Одесского института гражданского и коммунального строительства, вып. І. Одесса, 1939. 3. С. Д. Пономарев, В. Л. Бидерман, К. К. Лихарев,

В. М. Макушин, В. И. Федосьев. Расчеты на прочность в машиностроении, т. II. М., Машгиз, 1958.

4. П. Я. Артемов. Таблицы для расчета на прочность и жесткость балок и стержней. Минск, Белгосиздат, 1959.

Н. П. ВОРОБЬЕВ

НОВЫИ МЕТОД ОБРАБОТКИ СИГНАЛОВ РАДИОЗОНДОВ по изобарическим поверхностям

При оперативном исследовании свободной атмосферы для прогнозирования погоды широкое применение в гидрометеорологической службе находит гребенчатый радиозонд системы проф. П. А. Молчанова [1].

Радиозонд любой конструкции состоит, как известно, из трех частей: приемников метеоэлементов, радиоблока и кодирующего устройства [1]. В гребенчатом радиозонде, названном так потому, что контактирующие приспособления в нем напоминают собой гребенки (зубцы и пропуски), применяется число-импульсный метод кодирования. При таком кодировании изменению метеоэлементов соответствует изменение числа, продолжительности и комбинации радиосигналов.

Сущность нового метода обработки сигналов радиозондов, предложенного нами и принятого к использованию Главным управлением гидрометеорологической службы при Совете Министров СССР, состоит в том, что для изобарических поверхностей температура, влажность и высота определяются в начале обработки сигналов радиозонда.

Для заданных значений давления (изобарических поверхностей) устанавливается время момента контакта указателя давления с гребенкой и строятся графики изменения температуры и влажности на высотах. По времени контакта указателя давле-