

М.Б. Айтуганов¹, И.М. Полякова²

¹магистрант факультета общего строительства,

²научн. рук. – к.т.н., ассоц. проф.²

^{1,2}Международная образовательная корпорация (КазГАСА),

г. Алматы, Казахстан

СТАТИЧЕСКИЕ УРАВНЕНИЯ НЕОДНОРОДНЫХ ОБОЛОЧЕК

Аннотация. Рассматривается оболочка вращения с неравномерным армированием, выводится система статических уравнений с учетом неоднородности, вызванной неравномерным армированием на основе физических и геометрических соотношений между деформациями и напряжениями.

Ключевые слова: равновесие, оболочка вращения, внутренние усилия, напряжения, перемещения.

Рассмотрим уравнения равновесия. Одно из уравнений равновесия может быть составлено в интегральной форме – это сумма проекций на ось симметрии сил, приложенных к конечному участку оболочки (рис. 1 а, б):

$$(N_1 \sin \theta - Q \cos \theta) 2\pi r = F(s), \quad (1)$$

где $F(s)$ – суммарная осевая нагрузка на выделенную часть оболочки. Величина $F(s)$ складывается из осевой нагрузки P_0 на верхний край оболочки и проекций на ось распределенных по поверхности участка нагрузок q_1 и q_n , т.е.

$$F_s = Q \cdot 2\pi r = p_0 \pi r_0^2 + \int_{s_0}^s (q_n \cos \theta - q_1 \sin \theta) 2\pi r ds \quad (2)$$

$$\frac{d}{ds} (Q_z \cdot 2\pi r) = (q_n \cos \theta - q_1 \sin \theta) 2\pi r$$

$$\frac{d}{ds} (Q_z \cdot r) = (q_n \cos \theta - q_1 \sin \theta) r$$

Если осевая нагрузка P_0 на торец оболочки известна, то $F(s)$ – известная функция дуги s . Если P_0 представляет собой статически неопределимую реакцию опоры, то она вводится в расчет как «лишнее неизвестное» и в дальнейшем определяется из условия равенства нулю осевого перемещения на опоре.

При расчете оболочек вращения удобно наряду с проекциями N_1 и Q усилия в сечении, нормальном к меридиану, рассматривать проекции этого усилия на направление оси симметрии оболочки и нормали к оси (рис.1, в).

Осевая составляющая усилия равна в сечении $\frac{F(s)}{2\pi r}$, а нормальная к оси симметрии $Q_r = N_1 \cos\theta + Q \sin\theta$; составляющая Q_r называется распорной силой.

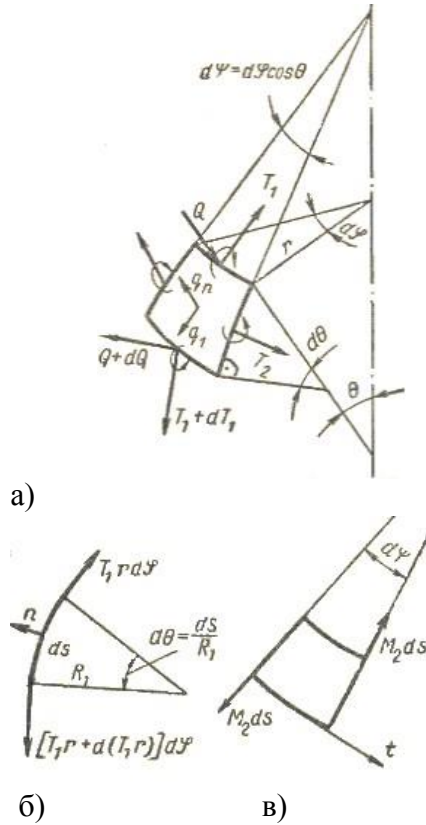


Рис. 1

сил N_1 и N_2 . Как видно из рис. 1, б, проекция на нормаль n сил N_1 с точностью до малых высшего порядка составляет

$$-N_1 r d\varphi \frac{ds}{R_1}.$$

Аналогично, рассматривая нормальное к меридиану сечение элемента,

найдем, что проекция на нормаль сил N_2 равна $-N_2 ds \frac{rd\varphi}{R_2}$.

Таким образом, сумма проекций всех сил на направление нормали составляет:

$$d(Q_1 r) d\varphi - N_1 r d\varphi \frac{ds}{R_1} - N_2 r d\varphi \frac{ds}{R_2} + q_n r d\varphi ds = 0$$

или, после сокращения на $rd\varphi ds$,

Рассмотрим теперь равновесие элемента оболочки, выделенного двумя меридиональными сечениями и двумя сечениями, нормальными к меридиану (рис. 1, а) для элемента симметрично нагруженной оболочки можно составить три нетождественных уравнения равновесия: два уравнения проекций на какие-либо направления, лежащие в меридиональной плоскости, и одно уравнение моментов относительно оси, нормальной к этой плоскости.

Составим сумму проекций сил на направление нормали к элементу. В уравнение равновесия входят: проекция внешней нагрузки $q_n r d\varphi ds$ ($rd\varphi ds$ – площадь элемента), разница в величинах поперечных сил, приложенных к нижней и верхней граням элемента, $d(Q_1 r) d\varphi$, а также проекции на нормаль приложенных к элементу

$$\frac{1}{r} \frac{d}{ds} (Q_1 r) - \frac{N_1}{R_1} - \frac{N_2}{R_2} + q_n = 0 \quad (3)$$

Составим теперь уравнение моментов сил относительно касательной t к параллели, проходящей через нижнюю грань элемента. В это уравнение войдут разности между моментами M_1 , приложенными к нижней и верхней граням элемента,

$$(M_1 + dM_1)(r + dr)d\varphi - M_1 r d\varphi = d(M_1 r)d\varphi,$$

момент приложенной к верхней грани поперечной силы $-Q_1 r d\varphi ds$, а также проекции моментов $M_2 ds$, приложенных к боковым граням. Для того чтобы вычислить эти три проекции, изобразим моменты в виде векторов (рис. 1, в) и

установим, что угол между этими векторами $d\psi = \frac{rd\varphi}{r/\cos\theta} = d\varphi \cos\theta$. Поэтому проекция векторов на направление t составляет

$$-M_2 ds d\psi = -M_2 ds d\varphi \cos\theta.$$

Момент относительно t распределенных нагрузок представляет собой малую высшего порядка. Итак, уравнение моментов имеет вид

$$d(M_1 r)d\varphi - M_2 ds d\varphi \cos\theta - Q_1 r d\varphi ds = 0$$

или, после сокращения на $rd\varphi ds$,

$$\frac{1}{r} \frac{d}{ds} (M_1 r) - M_2 \frac{\cos\theta}{r} - Q_1 = 0 \quad (4)$$

Кроме уравнений равновесия (1)-(4), можно также составить условие равновесия нулю суммы проекций на направление меридиана всех приложенных к элементу сил (рис. 1). Это уравнение имеет вид

$$d(N_1 r)d\varphi - N_2 ds d\psi + Q r d\varphi d\theta + q_1 r d\varphi ds = 0,$$

где опущены малые высших порядков. После сокращения на $rd\varphi ds$ и подстановки

$$\frac{d\psi}{d\varphi} = \cos\theta, \quad \frac{d\theta}{ds} = \frac{1}{R_1}$$

получим

$$\frac{1}{r} \frac{d}{ds} (N_1 r) - \frac{\cos\theta}{r} N_2 + \frac{Q}{R_1} + q_1 = 0 \quad (5)$$

$$\frac{du_r}{ds} = \varepsilon_1 \quad (6)$$

$$\frac{\cos\theta - \vartheta \sin\theta}{\sin\theta + \vartheta \cos\theta} \frac{du_z}{ds} = \varepsilon_1 \quad (7)$$

Выразим удлинение кольцевого волокна интенсивности N_2 : $\varepsilon_2 = \frac{u_r}{r}$ через силу

$$N_2 = \frac{E_2 h}{1 - \nu_1 \nu_2} \left(\varepsilon_2 + \frac{E_1}{E_2} \nu_2 \varepsilon_1 \right) = c_2 \left(\varepsilon_2 + \frac{E_1}{E_2} \nu_2 \varepsilon_1 \right) \rightarrow$$

$$\rightarrow \varepsilon_2 = \frac{N_2}{c_2} - \frac{E_1}{E_2} \nu_2 \varepsilon_1.$$

Подставим это значение в выражение для N_1 :

$$N_1 = \frac{E_1 h}{1 - \nu_1 \nu_2} \left(\varepsilon_1 + \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \varepsilon_2 \right) = c_1 \left(\varepsilon_1 + \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \varepsilon_2 \right)$$

$$= c_1 \left(\varepsilon_1 + \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \left(\frac{N_2}{c_2} - \frac{E_1}{E_2} \nu_2 \varepsilon_1 \right) \right) = c_1 \left(\varepsilon_1 + \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \frac{N_2}{c_2} - \nu_1 \nu_2 \varepsilon_1 \right)$$

$$= c_1 \varepsilon_1 + \frac{c_1}{c_2} \frac{E_2}{E_1} \nu_1 N_2 - c_1 \nu_1 \nu_2 \varepsilon_1.$$

Подставляя в это выражение N_2 , получим:

$$N_1 = c_1 \varepsilon_1 + \frac{c_1}{c_2} \frac{E_2}{E_1} \nu_1 c_2 \left(\varepsilon_2 + \frac{E_1}{E_2} \nu_2 \varepsilon_1 \right) - c_1 \nu_1 \nu_2 \varepsilon_1$$

$$= c_1 \varepsilon_1 + c_1 \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \varepsilon_2 + c_1 \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \frac{E_1}{E_2} \nu_2 \varepsilon_1 - c_1 \nu_1 \nu_2 \varepsilon_1$$

$$= c_1 \varepsilon_1 + c_1 \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \varepsilon_2 + c_1 \nu_1 \nu_2 \varepsilon_1 - c_1 \nu_1 \nu_2 \varepsilon_1 = c_1 \varepsilon_1 + c_1 \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \varepsilon_2;$$

Выразим из последнего выражения ε_1 :

$$\varepsilon_1 = \frac{N_1}{c_1} - \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \varepsilon_2 = \varepsilon_2 \frac{u_r}{r} \left| \frac{N_1}{c_1} \frac{E_2}{E_1} \frac{u_r}{r} \right.$$

Учитывая, что $N_1 = Q_z \sin\theta + Q_r \cos\theta$, получим

$$\varepsilon_1 = \frac{N_1}{c_1} - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \frac{u_r}{r} = \frac{1 - \nu_1 \nu_2}{E_1 h} (Q_z \sin\theta + Q_r \cos\theta) - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \frac{u_r}{r}$$

или, что тоже:

$$\varepsilon_1 = \frac{1-\nu_1\nu_2}{E_1 h} Q_z \sin\theta + \frac{1-\nu_1\nu_2}{E_1 h} Q_r \cos\theta - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \frac{u_r}{r}$$

Подставляя это выражение в (6) и (7), получим:

$$\frac{du_r}{ds} = \frac{1-\nu_1\nu_2}{E_1 h} Q_z \sin\theta \cos\theta + \frac{1-\nu_1\nu_2}{E_1 h} Q_r \cos^2\theta - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \cos\theta \frac{u_r}{r} - \vartheta \sin\theta$$

$$\frac{du_z}{ds} = \frac{1-\nu_1\nu_2}{E_1 h} Q_z \sin^2\theta + \frac{1-\nu_1\nu_2}{E_1 h} Q_r \sin\theta \cos\theta - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \sin\theta \frac{u_r}{r} + \vartheta \cos\theta$$

Как известно, $\kappa_1 = \frac{d\vartheta}{ds}$, $\kappa_2 = \frac{\cos\theta}{r} \vartheta$. Подставим эти значения в $M_1 = D_1(\kappa_1 + \frac{E_2 \nu_1 \kappa_2}{E_1})$, получим $M_1 = D_1(\frac{d\vartheta}{ds} + \frac{E_2 \nu_1 \cos\theta}{E_1} \vartheta)$. После преобразования

имеем

$$\frac{d\vartheta}{ds} = \frac{M_1}{D_1} - \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \frac{\cos\theta}{r} \vartheta$$

, или, окончательно:

$$\frac{d\vartheta}{ds} = \frac{12(1-\nu_1\nu_2)}{E_1 h^3} M_1 - \frac{E_2}{E_1} \nu_1 \frac{\cos\theta}{r} \vartheta$$

Из уравнения проекций всех сил на направление нормали с учетом $N_1 = Q_z \sin\theta + Q_r \cos\theta$, $Q_1 = -Q_z \cos\theta + Q_r \sin\theta$,

$$\frac{1}{r} \frac{d}{ds} [(-Q_z \cos\theta + Q_r \sin\theta)r] - \frac{Q_z \sin\theta}{R} - \frac{Q_r \cos\theta}{R} - \frac{1}{R} \frac{d}{ds} (Q_z \sin\theta + Q_r \cos\theta) - \frac{E_2 h}{R} \frac{u_r}{r} + q_n = 0$$

получим:

Так как $\frac{1}{R_2} = \frac{\sin\theta}{r}$ и $\frac{d\theta}{ds} = \frac{1}{R_1}$, $N_2 = \nu_2 N_1 + E_2 h \varepsilon_2$,

то преобразуем:

$$\frac{N_2}{R_2} = \frac{\nu_2 N_1 + E_2 h \frac{u_r}{r}}{R_2} = \frac{\nu_2}{R_2} (Q_z \sin\theta + Q_r \cos\theta) + \frac{E_2 h}{R_2} \frac{u_r}{r}$$

Вспомним, что

$$\frac{d}{ds} (r Q_z) = (q_n \cos\theta - q_1 \sin\theta) r$$

$$\frac{dr}{ds} = \cos\theta, \quad -(q_n \cos\theta - q_1 \sin\theta)\cos\theta + q_n = q_r \sin\theta,$$

тогда:

$$\begin{aligned} & - \frac{1}{d\theta} \frac{d(Q_z r)}{r} \cos\theta + \frac{1}{r} \sin\theta \frac{d(Q_r r)}{ds} + Q_r \sin\theta \frac{d\theta}{ds} + \\ & + Q_r \cos\theta \frac{d\theta}{ds} - Q_z \sin\theta \frac{d\theta}{ds} - Q_r \cos\theta \frac{d\theta}{ds} - \\ & - \frac{v_2 \sin^2 \theta}{r} Q_z - \frac{v_2 \cos\theta \sin\theta}{r} Q_r - \frac{E_2 h \sin\theta}{r^2} u_r + q_n = \\ & = -(q_n \cos\theta - q_1 \sin\theta)\cos\theta + q_n + \frac{dQ_r}{ds} \sin\theta + \frac{Q_r}{r} \frac{dr}{ds} \sin\theta - \\ & - \frac{v_2 \sin^2 \theta}{r} Q_z - \frac{v_2 \cos\theta \sin\theta}{r} Q_r - \frac{E_2 h \sin\theta}{r^2} u_r = \\ & = q_r \sin\theta + \frac{dQ_r}{ds} \sin\theta + \frac{Q_r}{r} \cos\theta \sin\theta - \frac{v_2 \sin^2 \theta}{r} Q_z - \\ & - \frac{v_2 \cos\theta \sin\theta}{r} Q_r - \frac{E_2 h \sin\theta}{r^2} u_r = q_r + \frac{dQ_r}{ds} + \frac{Q_r}{r} \cos\theta - \frac{v_2 \sin\theta}{r} Q_z \\ & - \frac{v_2 \cos\theta}{r} Q_r = \frac{E_2 h}{r^2} u_r = 0 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{dQ_r}{ds} &= \frac{E_2 h}{r^2} u_r + \frac{v_2 \cos\theta}{r} Q_r + \frac{v_2 \sin\theta}{r} Q_z - \frac{Q_r}{r} \cos\theta - q_r \\ \frac{dQ_r}{ds} &= \frac{E_2 h}{r^2} u_r - \frac{(1-v_2)\cos\theta}{r} Q_r + \frac{v_2 \sin\theta}{r} Q_z - q_r \end{aligned}$$

Из условия

$$\frac{d}{ds}(rQ_z) = (q_n \cos\theta - q_1 \sin\theta)r, \quad \text{с учетом } q_z = -q_n \cos\theta + q_1 \sin\theta;$$

$$r \frac{dQ_z}{ds} + Q_z \frac{dr}{ds} = r \frac{dQ_z}{ds} + Q_z \cos\theta = -q_z \cdot r$$

$$\frac{dQ_z}{ds} = -\frac{\cos\theta}{r} Q_z - q_z.$$

Из уравнения моментов, учитывая, что $M = v_2 M_2 + \frac{E_2 h^3}{12} \vartheta$, получим:

$$\frac{1}{r} \frac{d}{ds}(M_1 r) - M_2 \frac{\cos\theta}{r} - Q_1 = 0$$

$$\frac{1}{r} \frac{dM_1}{ds} + \frac{1}{r} M_1 \frac{dr}{ds} - M_2 \frac{\cos\theta}{r} - Q_1 = 0$$

$$\frac{dM_1}{ds} + \frac{M_1}{r} \frac{dr}{ds} - \nu_2 M_1 \frac{\cos\theta}{r} - \frac{E_2 h^3}{12} \frac{\cos\theta}{r} \vartheta \frac{\cos\theta}{r} - Q_1 = 0$$

$$\frac{dM_1}{ds} + \frac{M_1}{r} \cos\theta - \nu_2 M_1 \frac{\cos\theta}{r} - \frac{E_2 h^3}{12} \frac{\cos\theta}{r} \vartheta \frac{\cos\theta}{r} - Q_1 = 0$$

$$\frac{dM_1}{ds} + M_1 \left(\frac{\cos\theta}{r} - \nu_2 \frac{\cos\theta}{r} \right) - \frac{E_2 h^3 \vartheta}{12 r^2} \cos^2 \theta - Q_1 = 0$$

$$\frac{dM_1}{ds} + \frac{(1-\nu_2) \cos\theta}{r} M_1 - \frac{E_2 h^3 \vartheta}{12 r^2} \cos^2 \theta - Q_1 = 0$$

$$\frac{dM_1}{ds} + \frac{(1-\nu_2) \cos\theta}{r} M_1 - \frac{E_2 h^3 \vartheta}{12 r^2} \cos^2 \theta + Q_z \cos\theta - Q_r \sin\theta = 0$$

$$\frac{dM_1}{ds} = \frac{E_2 h^3 \vartheta}{12 r^2} \cos^2 \theta + Q_r \sin\theta - Q_z \cos\theta - \frac{(1-\nu_2) \cos\theta}{r} M_1$$

Таким образом, искомая система дифференциальных уравнений имеет следующий вид:

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{du_r}{ds} = \frac{1-\nu_1 \nu_2}{E_1 h} Q_z \sin\theta \cos\theta + \frac{1-\nu_1 \nu_2}{E_1 h} Q_r \cos^2 \theta - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \cos\theta \frac{u_r}{r} - \vartheta \sin\theta \\ \frac{du_z}{ds} = \frac{1-\nu_1 \nu_2}{E_1 h} Q_z \sin^2 \theta + \frac{1-\nu_1 \nu_2}{E_1 h} Q_r \sin\theta \cos\theta - \nu_1 \frac{E_2}{E_1} \sin\theta \frac{u_r}{r} + \vartheta \cos\theta \\ \frac{d\vartheta}{ds} = \frac{12(1-\nu_1 \nu_2)}{\cos\theta} \frac{M_1}{r} - \frac{E_2}{E_1 h^3} \nu_1 \vartheta \\ \frac{dQ_r}{ds} = \frac{E_2 h}{r^2} u_r - \frac{(1-\nu_2) \cos\theta}{r} Q_r + \frac{\nu_2 \sin\theta}{r} Q_z - q_r \\ \frac{dQ_z}{ds} = -\frac{\cos\theta}{r} Q_z - q_z \cdot r \\ \frac{dM_1}{ds} = \frac{E_2 h^3 \vartheta}{12 r^2} \cos^2 \theta + Q_r \sin\theta - Q_z \cos\theta - \frac{(1-\nu_2) \cos\theta}{r} M_1 \end{array} \right.$$

Литература:

1. Бидерман В.Л. Прикладная теория механических колебаний. – М.: Высшая школа, 2009. – 416 с.
2. Григолюк Э.И., Куликов Г.М. Многослойные армированные оболочки. – М.: Машиностроение, 2010. – 287 с.

Біркелкі емес арматураланған айналу қабығы қарастырылады, деформациялар мен кернеулер арасындағы физикалық және геометриялық арақатынастар негізінде біркелкі емес арматуралаудан туындаған біртектілікті ескере отырып, статикалық теңдеулер жүйесі шығарылады.

Түйін сөздер: тепе-теңдік, қабықша, ішкі күштер, кернеу, орын ауыстыру.

The shell of rotation with uneven reinforcement is considered, a system of static equations is derived taking into account the heterogeneity caused by uneven reinforcement based on physical and geometric relationships between deformations and stresses.

Key words: counterbalance, rotational shell, internal force, tensioning, motion.