

Игнатюк В.И., Игнатов А.Ю.

## ОБ УЧЕТЕ УПРУГОЙ ПОДАТЛИВОСТИ УЗЛОВЫХ СОЕДИНЕНИЙ В РАСЧЕТАХ МЕТОДОМ КОНЕЧНЫХ ЭЛЕМЕНТОВ ПРОСТРАНСТВЕННЫХ СТЕРЖНЕВЫХ СИСТЕМ

В реальных сооружениях соединение стержней в узлах чаще всего не является идеально жестким либо шарнирным, а имеет определенную упругую податливость, которая обычно не учитывается в расчетах, но может существенно влиять на распределение усилий в системе. Для учета этого фактора необходимо в методике расчета учитывать возможность упругой податливости узловых соединений, что и предлагается в полученных авторами зависимостях для метода конечных элементов (МКЭ).

Разрешающие уравнения МКЭ имеют вид [1, 3]

$$[K] \cdot \{\Delta\} = \{P\}, \quad (1)$$

где  $[K]$  – матрица жесткости системы;  $\{\Delta\}$  – вектор перемещений узлов системы;  $\{P\}$  – вектор внешних нагрузок.

При учете упругой податливости присоединения стержней (конечных элементов) к узлам должны быть внесены соответствующие изменения в матрицу жесткости системы  $[K]$  и в вектор внешних нагрузок  $\{P\}$ . Матрица жесткости системы формируется [1, 3] из матриц жесткости отдельных конечных элементов (стержней), поэтому учет упругой податливости их присоединения к узлам может быть выполнен на уровне определения матриц жесткости конечных элементов.

Пространственный стержневой конечный элемент имеет 12 степеней свободы (рис. 1), и матрица жесткости его будет иметь размер  $12 \times 12$ , в которой каждый из ее коэффициентов  $r_{ik}$  ( $i = 1 \dots 12$ ,  $k = 1 \dots 12$ ) представляет собой реакции на концах КЭ в направлении  $i$ -ой связи от единичного перемещения  $k$ -ой (рис. 2, 3). Выражения для коэффициентов  $r_{ik}$  в местной системе координат можно получить из анализа внутренних усилий в таком элементе от действия единичных перемещений соответствующих связей. Заметим при этом, что внутренние усилия  $M_x = M_{кр}$ ,  $M_y$ ,  $M_z$ ,  $N$  в пространственном стержневом конечном элементе являются независимыми друг от друга, и поэтому соответствующие каждому из них перемещения не будут вызывать деформаций и усилий других представленных видов. Например, перемещение одного из концов стержня вдоль оси  $x'$  (что соответствует продольной деформации стержня и появлению продольной силы в нем) не будет вызывать усилий  $M_x = M_{кр}$ ,  $M_y$ ,  $M_z$ . Поэтому соответствующие коэффициенты в матрице жесткости элемента будут нулевыми. Рассмотрим пространственный стержневой конечный элемент, присоединяющийся к узлам дискретной модели МКЭ с помощью упругих связей (рис. 1, 2), жесткости которых равны:  $c_1, c_2, c_3$  и  $c_7, c_8, c_9$  – жесткости линейных упругих связей по направлениям осей  $x', y'$  и  $z'$  соответственно в начале и конце стержня;  $c_4, c_5, c_6$  и  $c_{10}, c_{11}, c_{12}$  – жесткости угловых упругих связей, работающих относительно осей  $x', y', z'$ , соответственно в начале и конце стержня. На рис. 4, 5, 6 показаны внутренние усилия и

реакции связей для такого стержневого КЭ от перемещений  $\delta'_2 = 1, \delta'_4 = 1, \delta'_6 = 1$ , полученные при его расчете методом сил аналогично тому, как это сделано для плоского стержня в работе [2]. Аналогично получают усилия и реакции связей для рассматриваемого КЭ и от перемещений  $\delta'_1 = 1, \delta'_3 = 1, \delta'_5 = 1$ . Матрица жесткости КЭ в местной системе координат в результате будет иметь вид (1), где обозначено:

$$\begin{aligned} k_N &= \frac{1}{t_1}; & k_G &= \frac{1}{t_5}; & k_1 &= \frac{t_4}{t_2 t_4 - 3t_3^2}; \\ k_2 &= \frac{t_3 + t_4}{t_2 t_4 - 3t_3^2}; & k_3 &= \frac{1}{3t_4} + \frac{t_3}{t_4} k_2; \\ k_4 &= \frac{t_4 - t_3}{t_2 t_4 - 3t_3^2}; & k_5 &= \frac{1}{3t_4} - \frac{t_3}{t_4} k_4; \\ k_6 &= \frac{t_8}{t_6 t_8 - 3t_7^2}; & k_7 &= \frac{t_7 + t_8}{t_6 t_8 - 3t_7^2}; \end{aligned} \quad (2)$$

$$k_8 = \frac{1}{3t_8} + \frac{t_7}{t_8} k_7; \quad k_9 = \frac{t_8 - t_7}{t_6 t_8 - 3t_7^2}; \quad k_{10} = \frac{1}{3t_8} - \frac{t_7}{t_8} k_9,$$

с учетом того, что:

$$\begin{aligned} t_1 &= 1 + \left( \frac{1}{c_1} + \frac{1}{c_7} \right) \frac{EA}{l}; \\ t_2 &= 1 + \left( \frac{1}{c_2} + \frac{1}{c_8} \right) \frac{12EJ_z}{l^3} + \left( \frac{1}{c_6} + \frac{1}{c_{12}} \right) \frac{3EJ_z}{l}; \\ t_3 &= \left( \frac{1}{c_{12}} - \frac{1}{c_6} \right) \frac{EJ_z}{l}; \\ t_4 &= 1 + \left( \frac{1}{c_6} + \frac{1}{c_{12}} \right) \frac{EJ_z}{l}; \quad t_5 = 1 + \left( \frac{1}{c_4} + \frac{1}{c_{10}} \right) \frac{GJ_{кр}}{l}; \\ t_6 &= 1 + \left( \frac{1}{c_3} + \frac{1}{c_9} \right) \frac{12EJ_y}{l^3} + \left( \frac{1}{c_5} + \frac{1}{c_{11}} \right) \frac{3EJ_y}{l}; \\ t_7 &= \left( \frac{1}{c_{11}} - \frac{1}{c_5} \right) \frac{EJ_y}{l}; \quad t_8 = 1 + \left( \frac{1}{c_5} + \frac{1}{c_{11}} \right) \frac{EJ_y}{l}. \end{aligned} \quad (3)$$

Задав величины жесткостей всех связей  $c_1 \dots c_{12}$  равными бесконечности, получим матрицу жесткости пространственного КЭ с жестким присоединением его концов к узлам. Если же жесткости  $c_4, c_5, c_6$  либо  $c_{10}, c_{11}, c_{12}$  принять равными нулю, то получим матрицу жесткости для пространственного КЭ с шарнирным соединением соответственно на левом либо правом его концах.

*Игнатюк Валерий Иванович, к.т.н., доцент, зав. каф. строительной механики Брестского государственного технического университета.*

*Игнатов Алексей Юрьевич, студент строительного факультета Брестского государственного технического университета. Беларусь, БГТУ, 224017, г. Брест, ул. Московская, 267.*

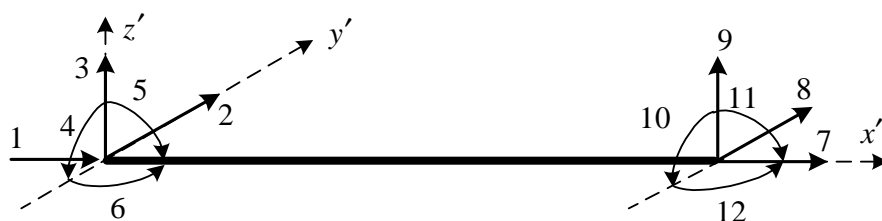
$$[K'_3] = \begin{bmatrix} \frac{EA}{l}k_N & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{EA}{l}k_N & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{12EJ_z}{l^3}k_1 & 0 & 0 & 0 & \frac{6EJ_z}{l^2}k_2 & 0 & -\frac{12EJ_z}{l^3}k_1 & 0 & 0 & 0 & \frac{6EJ_z}{l^2}k_4 \\ 0 & 0 & \frac{12EJ_y}{l^3}k_6 & 0 & -\frac{6EJ_y}{l^2}k_7 & 0 & 0 & 0 & \frac{12EJ_y}{l^3}k_6 & 0 & -\frac{6EJ_y}{l^2}k_9 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 0 & \frac{GJ_{sp}}{l}k_G & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{GJ_{sp}}{l}k_G & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -\frac{6EJ_y}{l^2}k_7 & 0 & \frac{3EJ_y}{l}(k_7+k_8) & 0 & 0 & 0 & \frac{6EJ_y}{l^2}k_7 & 0 & \frac{3EJ_y}{l}(k_7-k_8) & 0 \\ 0 & \frac{6EJ_z}{l^2}k_2 & 0 & 0 & 0 & \frac{3EJ_z}{l}(k_2+k_3) & 0 & -\frac{6EJ_z}{l^2}k_2 & 0 & 0 & 0 & \frac{3EJ_z}{l}(k_2-k_3) \\ \hline -\frac{EA}{l}k_N & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{EA}{l}k_N & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{12EJ_z}{l^3}k_1 & 0 & 0 & 0 & -\frac{6EJ_z}{l^2}k_2 & 0 & \frac{12EJ_z}{l^3}k_1 & 0 & 0 & 0 & -\frac{6EJ_z}{l^2}k_4 \\ 0 & 0 & -\frac{12EJ_y}{l^3}k_6 & 0 & \frac{6EJ_y}{l^2}k_7 & 0 & 0 & 0 & \frac{12EJ_y}{l^3}k_6 & 0 & \frac{6EJ_y}{l^2}k_9 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 0 & -\frac{GJ_{sp}}{l}k_G & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{GJ_{sp}}{l}k_G & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -\frac{6EJ_y}{l^2}k_9 & 0 & \frac{3EJ_y}{l}(k_7-k_8) & 0 & 0 & 0 & \frac{6EJ_y}{l^2}k_9 & 0 & \frac{3EJ_y}{l}(k_9+k_{10}) & 0 \\ 0 & \frac{6EJ_z}{l^2}k_4 & 0 & 0 & 0 & \frac{3EJ_z}{l}(k_2-k_3) & 0 & -\frac{6EJ_z}{l^2}k_4 & 0 & 0 & 0 & \frac{3EJ_z}{l}(k_4+k_5) \end{bmatrix}$$


Рис.1. Направление перемещений и усилий пространственного КЭ

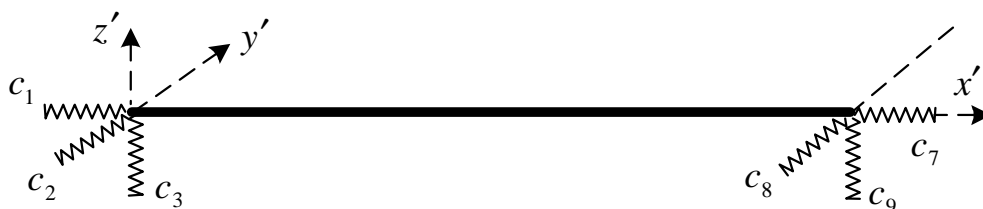
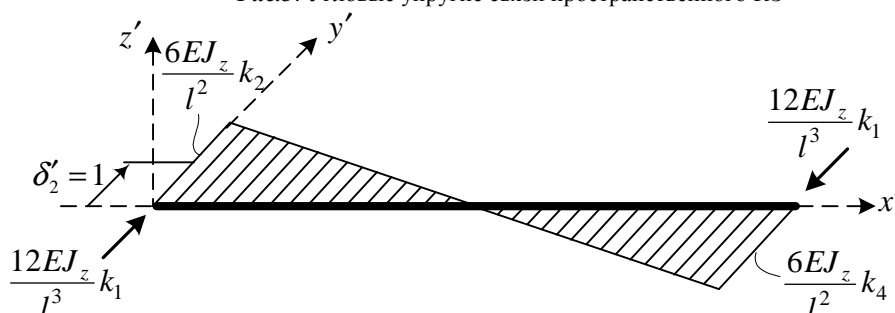


Рис.2. Линейные упругие связи пространственного КЭ



Рис.3. Угловые упругие связи пространственного КЭ



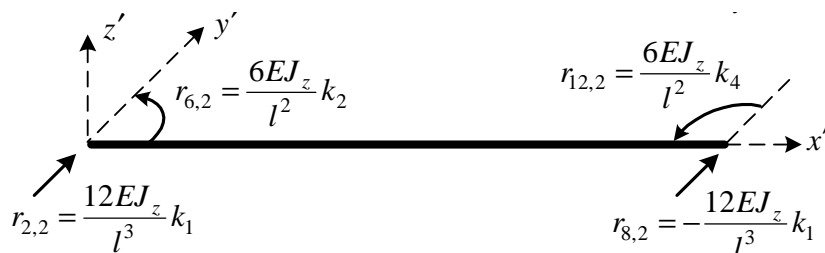


Рис. 4. Эпюра усилий и реакции связей в пространственном КЭ от  $\delta'_2 = 1$

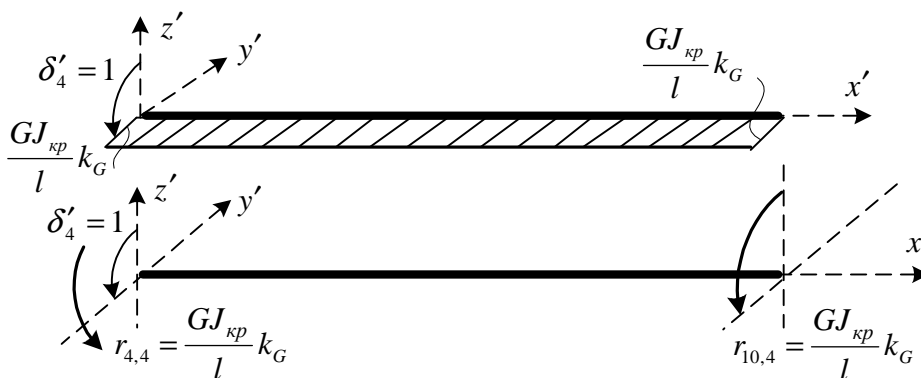


Рис. 5. Эпюра усилий и реакции связей в пространственном КЭ от  $\delta'_4 = 1$

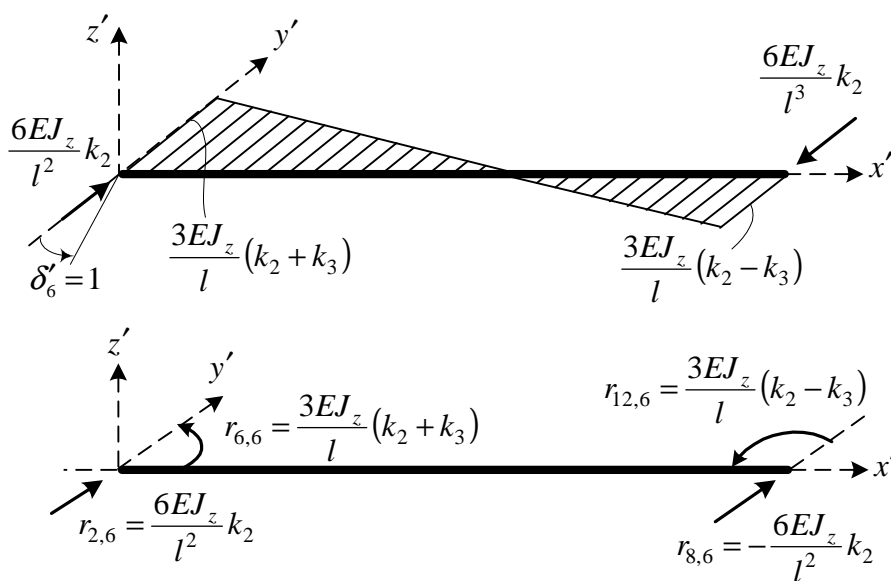


Рис. 6. Эпюра усилий и реакции связей в пространственном КЭ от  $\delta'_6 = 1$

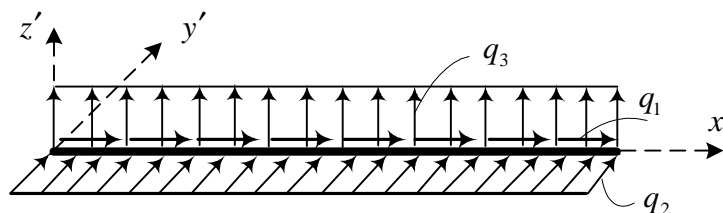


Рис. 7. Равномерно распределенные нагрузки на КЭ

Аналогично могут быть получены и вектора узловых нагрузок для пространственного стержневого КЭ, нагруженного распределенными нагрузками. Например, при действии на рассматриваемый стержень с 12-ю упругими связями рав-

номерно распределенных нагрузок, представленных на рис.7, вектор узловых сил и моментов по направлениям, показанном на рис. 1, будет иметь вид

$$\{P'_q\} = \begin{Bmatrix} P'_{q1} \\ P'_{q2} \\ P'_{q3} \\ P'_{q4} \\ P'_{q5} \\ P'_{q6} \\ P'_{q7} \\ P'_{q8} \\ P'_{q9} \\ P'_{q10} \\ P'_{q11} \\ P'_{q12} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{q_1 l}{2} (2 - f_{q1}) \\ \frac{q_2 l}{2} (1 - f_{q2}) \\ \frac{q_3 l}{2} (1 - f_{q4}) \\ \hline 0 \\ -\frac{q_3 l^2}{12} (1,5 - 3f_{q4} - f_{q5}) \\ \frac{q_2 l^2}{12} (1,5 - 3f_{q2} - f_{q3}) \\ \hline \frac{q_1 l}{2} f_{q1} \\ \frac{q_2 l}{2} (1 + f_{q2}) \\ \frac{q_3 l}{2} (1 + f_{q4}) \\ \hline 0 \\ \frac{q_3 l^2}{12} (1,5 + 3f_{q4} - f_{q5}) \\ -\frac{q_2 l^2}{12} (1,5 + 3f_{q2} - f_{q3}) \end{Bmatrix} \quad (4)$$

где введены обозначения:

$$f_{q1} = \frac{t_{q1}}{t_1}; \quad f_{q2} = \frac{3t_{q2}t_4 - t_{q3}t_3}{6t_3^2 - 2t_2t_4}; \quad f_{q3} = 3f_{q2} \frac{t_3}{t_4} + \frac{t_{q3}}{2t_4};$$

$$f_{q4} = \frac{3t_{q4}t_8 - t_{q5}t_7}{6t_7^2 - 2t_6t_8}; \quad f_{q5} = 3f_{q4} \frac{t_7}{t_8} + \frac{t_{q5}}{2t_8}, \quad (5)$$

в которых учтено, что  $t_{q1} = 1 + \frac{2EA}{c_1 l}$ ;

$$t_{q2} = \frac{EJ_z}{l} \left( \frac{1}{c_{12}} - \frac{1}{c_6} \right) + \frac{8EJ_z}{l^3} \left( \frac{1}{c_8} - \frac{1}{c_2} \right);$$

$$t_{q3} = 1 + \frac{3EJ_z}{l} \left( \frac{1}{c_6} + \frac{1}{c_{12}} \right);$$

$$t_{q4} = \frac{EJ_y}{l} \left( \frac{1}{c_{11}} - \frac{1}{c_5} \right) + \frac{8EJ_y}{l^3} \left( \frac{1}{c_9} - \frac{1}{c_3} \right); \quad (6)$$

$$t_{q5} = 1 + \frac{3EJ_y}{l} \left( \frac{1}{c_5} + \frac{1}{c_{11}} \right);$$

$t_1, t_2, t_3, t_4, t_6, t_7, t_8$  – см. (3).

Вектор узловых сил и моментов при действии на стержень распределенных нагрузок, изменяющихся по треугольным законам (рис. 8), имеет вид

$$\{P'_4\} = \begin{Bmatrix} \frac{q_1 l}{6} (3 - s_{q1}) \\ \frac{q_2 l}{20} (10 - u_{q1}) \\ \frac{q_3 l}{20} (10 - u_{q4}) \\ \hline 0 \\ -\frac{q_3 l^2}{120} (20 + u_{q5} - 6u_{q4}) \\ \frac{q_2 l^2}{120} (20 + u_{q2} - 6u_{q1}) \\ \hline \frac{q_1 l}{6} s_{q1} \\ \frac{q_2 l}{20} u_{q1} \\ \frac{q_3 l}{20} u_{q4} \\ \hline 0 \\ \frac{q_3 l^2}{120} u_{q5} \\ -\frac{q_2 l^2}{120} u_{q2} \end{Bmatrix} \quad (7)$$

где введены обозначения:

$$u_{q1} = \frac{8s_{q2}u_3 - 5s_{q3}u_2}{4u_1u_3 - 3u_2^2}; \quad u_{q2} = \frac{3u_2u_{q1} - 5s_{q3}}{u_3};$$

$$u_{q4} = \frac{8s_{q5}u_6 - 5s_{q6}u_5}{4u_4u_6 - 3u_5^2}; \quad u_{q5} = \frac{3u_5u_{q4} - 5s_{q6}}{u_6} \quad (8)$$

с учетом

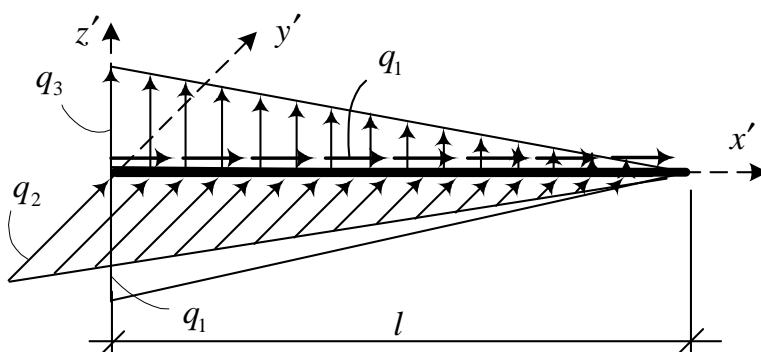


Рис. 8. Нагрузки на КЭ, распределенные по треугольным законам

$$s_{q1} = \frac{t_0}{t_1}; \quad s_{q2} = 1 + \frac{15EJ_z}{c_2 l^3} + \frac{5EJ_z}{c_6 l}; \quad s_{q3} = 1 + \frac{4EJ_z}{c_6 l};$$

$$s_{q5} = 1 + \frac{15EJ_y}{c_3 l^3} + \frac{5EJ_y}{c_5 l}; \quad s_{q6} = 1 + \frac{4EJ_y}{c_5 l};$$

$$u_1 = 1 + \frac{3EJ_z}{l^3} \left( \frac{1}{c_2} + \frac{1}{c_8} \right) + \frac{3EJ_z}{c_6 l}; \quad u_2 = 1 + \frac{2EJ_z}{c_6 l}; \quad (9)$$

$$u_3 = 1 + \left( \frac{1}{c_6} + \frac{1}{c_{12}} \right) \frac{EJ_z}{l}; \quad u_4 = 1 + \frac{3EJ_y}{l^3} \left( \frac{1}{c_3} + \frac{1}{c_9} \right) + \frac{3EJ_y}{c_5 l};$$

$$u_5 = 1 + \frac{2EJ_y}{c_5 l}; \quad u_6 = 1 + \left( \frac{1}{c_5} + \frac{1}{c_{11}} \right) \frac{EJ_y}{l};$$

$$t_0 = 1 + \frac{3EA}{c_1 l}; \quad t_1 \rightarrow \text{см.} \quad (3).$$

УДК 539.319

Кофанов В.А., Никитин В.И.

## ПОЛЯ ВЛАГОСОДЕРЖАНИЯ И НАПРЯЖЕНИЙ В УВЛАЖНЕННОЙ ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ СТЕНКЕ ПРИ ИЗОТЕРМИЧЕСКОЙ СУШКЕ

### ВВЕДЕНИЕ

При воздействии внешней среды капиллярно-пористые материалы ограждающих конструкций зданий и сооружений непрерывно претерпевают изменения температуры и влажности, вызывающие появление в них температурных и влажностных деформаций. Вследствие неравномерного распределения этих деформаций по объему в материалах конструкции возникают внутренние напряжения, которые приводят к появлению микро- и макротрещин.

Свыше сорока лет назад Александровский С.В. в своей монографии [1] указал на необходимость учета температурно-влажностных воздействий при расчете бетонных и железобетонных конструкций. В настоящее время за рубежом проявляют все большее внимание к этой проблеме. В подтверждение сказанному можно привести, например, работы [2, 3]. Однако в нашей республике работы в данном направлении практически отсутствуют.

В представленной работе расчетным путем определены поля влагосодержания и напряжений в цилиндрической стенке, внутренняя поверхность которой гидроизолирована, а наружная поверхность контактирует с воздушной средой, имеющей постоянную температуру и относительную влажность.

### МАТЕМАТИЧЕСКАЯ МОДЕЛЬ

Для определения полей влагосодержания в цилиндрической стенке из капиллярно-пористого материала использована разработанная нами математическая модель [4]. В рамках этой модели рассматривается осесимметричная задача для стенки единичной высоты, которая разбивается на ряд слоев одинаковой толщины.

При определении напряжений, возникающих в каждом элементарном слое толщиной  $\Delta r$ , значение температуры  $T$ , влажности  $W$  и модуля упругости  $E$  принимаются для средин-

При задании для выражений векторов (4) и (7) величин жесткостей упругих связей равных бесконечности получим жесткие присоединения КЭ к узлам, а при задании величин  $c_4, c_5, c_6$  и  $c_{10}, c_{11}, c_{12}$ , равными нулю получим шарнирное соединение стержня слева и справа и соответственно вектора узловых нагрузок для этих соединений.

Полученные выражения позволяют выполнять расчеты пространственных стержневых систем методом конечных элементов с учетом упругой податливости соединений элементов в узлах и оценивать влияние такого соединения на величины и распределение усилий в сооружениях.

### СПИСОК ИСПОЛЬЗОВАННЫХ ИСТОЧНИКОВ

1. Галлагер Р. Метод конечных элементов. Основы. – М.: Мир, 1984. – 423с.
2. Игнатюк В.И., Богомолов Д.В. О формировании разрешающих уравнений МКЭ в расчетах плоских стержневых систем с учетом упругой податливости узловых соединений // Вестник БГТУ. – 2003. – № 1(19): Строительство и архитектура. – С. 71 – 75.
3. Масленников А.М. Расчет строительных конструкций численными методами. – Л.: ЛГУ, 1987. – 224 с.

ной изотермической поверхности. С учетом аддитивности температурных и влажностных деформаций радиальные  $\sigma_r$  и тангенциальные  $\sigma_\theta$  напряжения определяются из соотношений [5]:

$$\sigma_r = -E \frac{1}{b^2} \int_a^b (\alpha T + \beta W) r dr + \frac{E}{1-\nu^2} \left[ C_1 (1+\nu) - C_2 (1-\nu) \frac{1}{b^2} \right], \quad (1)$$

$$\sigma_\theta = E \frac{1}{b^2} \int_a^b (\alpha T + \beta W) r dr - E (\alpha T + \beta W) + \frac{E}{1-\nu^2} \left[ C_1 (1+\nu) + C_2 (1-\nu) \frac{1}{b^2} \right],$$

где  $E$  – модуль упругости материала, МПа;

$T$  – приращение температуры стенки во времени, °С;

$W$  – приращение относительной влажности стенки во времени, %;

$\nu$  – коэффициент Пуассона;

$a$  – внутренний радиус элементарного слоя, м;

$b$  – наружный радиус элементарного слоя, м;

$r$  – радиус срединной изотермической поверхности слоя, м;

$\alpha$  – коэффициент линейного расширения, 1/град;

$\beta$  – коэффициент влажностной усадки, 1/%;

$C_1, C_2$  – постоянные интегрирования, определяемые из граничных условий.

Кофанов Валерий Анатольевич, аспирант каф. строительной механики Брестского государственного технического университета.

Никитин Вадим Иванович, д.т.н., профессор Политехники Белостоцкой (Польша) и Брестского государственного технического университета.

Беларусь, БГТУ, 224017, г. Брест, ул. Московская, 267.