

МИНИСТЕРСТВО СЕЛЬСКОГО ХОЗЯЙСТВА РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ

ФГБОУ ВО «Кубанский государственный аграрный  
университет имени И.Т. Трубилина»

Факультет гидромелиорации

Кафедра сопротивления материалов

## **РАСЧЕТ БАЛКИ-СТЕНКИ МЕТОДОМ КОНЕЧНЫХ РАЗНОСТЕЙ**

Методические указания

Краснодар

КубГАУ

2020

Составители: В. А. Дробот, П. Г. Пасниченко

**Расчет балки-стенки методом конечных разностей** : метод. указания к выполнению расчетно-графических работ / сост. В. А. Дробот, П. Г. Пасниченко – Краснодар : КубГАУ, 2020. – 15 с.

В методическом указании изложены теоретические основы, а также практические указания по выполнению расчетно-проектировочной работы. Приводится методика преобразования реальной конструкции к рамной аналогии, связь изгибающих моментов с напряжениями, определение нормальных и касательных напряжений в балке-стенке.

Издание предназначено для обучающихся по специальности 08.05.01 Строительство уникальных зданий и сооружений.

Рассмотрено и одобрено кафедрой сопротивления материалов, протокол № 6 от 03.02.2020.

© Дробот В. А., Пасниченко П. Г.,  
составление, 2020  
© ФГБОУ ВО «Кубанский  
государственный аграрный  
университет имени И. Т. Трубилина»,  
2020

## ОБЩИЕ ПОЛОЖЕНИЯ

Элемент конструкции, установленный на опоры, выполняющий одновременно функции и балки и стенки, называется балкой-стенкой.

Обычно балка-стенка имеет форму прямоугольника, отношение сторон которого меньше четырех, а толщина меньше одной десятой высоты. Действующие на балку-стенку внешние нагрузки и возникающие в опорных закреплениях реактивные напряжения распределены равномерно по толщине её.

Для расчета балки-стенки используют бигармоническое уравнение плоской задачи:

$$\Delta^4 \varphi = \frac{d^4 \varphi}{dx^4} + 2 \frac{d^4 \varphi}{dy^2 dx^2} + \frac{d^4 \varphi}{dy^4}$$

Причем данное уравнение интегрируется приближенно методом конечных разностей. Для этого задания область определения функции заменяется сеточной областью. При расчетах чаще всего используют квадратную сетку  $\lambda_x = \lambda_y$ . Тогда бигармонический оператор заменяется соответствующим конечно-разностным:

$$\Delta^4 \varphi = 20 \varphi_i - 8(\varphi_a + \varphi_b + \varphi_c + \varphi_d) + 2(\varphi_e + \varphi_f + \varphi_g + \varphi_h) + (\varphi_k + \varphi_l + \varphi_m + \varphi_n) = 0$$

Это уравнение содержит значения функции напряжений в 13 точках, расположенных в определенном порядке на сетке вокруг центральной точки. Заменяв значения функции на контуре балки-стенки изгибающим моментом в некоторой системе, стержни которой расположены по контуру заданной стенки и выразив функцию законтурных точек через функцию внутренней точки и продольную силу в стержнях условной стержневой системы (рамы), можно составить приведенное выше линейное алгебраическое уравнение в конечных разностях для каждой внутриконтурной точки. Таким образом, вместо одного дифференциального уравнения в частных производных четвертого порядка получается система линейных алгебраических уравнений. Её решение на ЭВМ дает значение функции напряжения во внутренних узлах сеточной области. Зная их, нетрудно подсчитать напряжения:

$$\sigma_x = \frac{d^2 \varphi}{dy^2} = \frac{\varphi_a - 2\varphi_i + \varphi_c}{\lambda_y^2}; \quad \sigma_y = \frac{d^2 \varphi}{dx^2} = \frac{\varphi_b - 2\varphi_i + \varphi_d}{\lambda_x^2}; \quad \sigma_{xy} = \frac{d^2 \varphi}{dx dy} = \frac{\varphi_l - \varphi_f + \varphi_g - \varphi_h}{4\lambda_x \lambda_y};$$

Проверку правильности определения напряжений выполняют по условию равновесия сечений, для которых построены опоры напряжений.

$$\sum x = 0 \quad \sum y = 0 \quad \sum M_{лев} = 0$$

Для облегчения выполнения расчетно-проектировочного задания ниже приводится пример расчета балки-стенки. Расчет выполняют для балки-стенки единичной толщины.

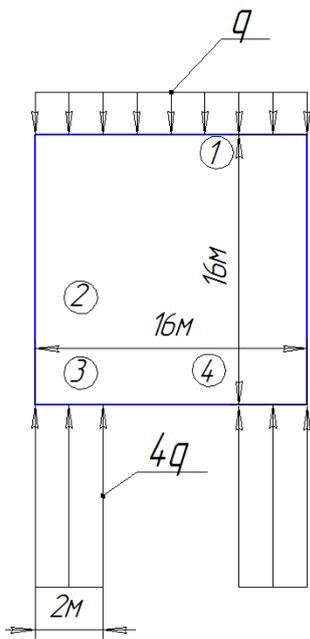


Рис.1

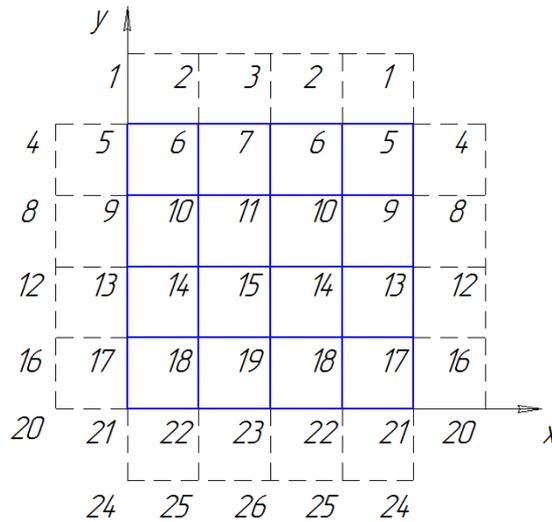


Рис.2

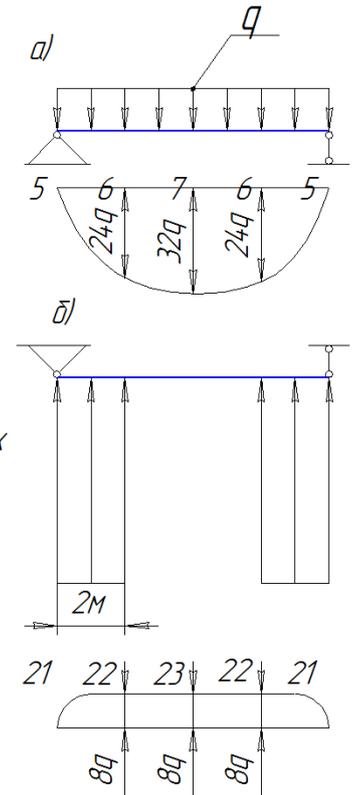


Рис.3

### ПРИМЕР РЕШЕНИЯ ПРИ ПОМОЩИ КОНЕЧНЫХ РАЗНОСТЕЙ

Требуется рассчитать железобетонную балку-стенку (рис. 1). Длина и высота по 16 м, опорами служат пилоны шириной 2 м, сверху приложена равномерно распределенная нагрузка  $q$ . Примем во внимание только эту нагрузку, собственного веса балки-стенки учитывать не будем.

Толщина балки-стенки в расчеты не входит; напряжения будем определять на единицу длины или высоты. Реакции пилонов будем считать равномерно распределенными интенсивностью  $4q$ .

Для того, чтобы только продемонстрировать приемы расчета, ограничимся редкой сеткой, принимая  $\lambda x = \lambda y = 4\text{м}$  (рис. 2).

Углы сетки контурные и неконтурные, занумеруем с учетом симметрии. Начало координат примем в левом нижнем углу.

#### а) Значения функции $\varphi$ на контуре

Начнем с верхнего края (участок 1; участки на рис. 1 указаны в кружках), затем перейдем к боковой стороне (участок 2), наконец к нижнему краю (участки 3 и 4).

#### Участок 1

Заменяя верхний край балки-стенки свободно лежащей балкой пролетом 16 м, найдем изгибающие моменты в ней.

$$\varphi = M = \frac{qx(l-x)}{2} = q(8x - \frac{x^2}{2})$$

Эпюра моментов приведена на рис. 3а

Приравнивая  $\varphi$  моментам, получим:

$$\varphi_5 = 0;$$

$$\varphi_6 = 24q;$$

$$\varphi_7 = 32q.$$

Найдем производную

$$\frac{d\varphi}{dx} = q(8-x)$$

На левой опоре (точка 5) при  $x=0$

$$\frac{d\varphi}{dx} = 8q$$

Другую производную  $\frac{d\varphi}{dy}$  получим, применяя формулу:

$$\tau_{xy} = - \frac{d^2\varphi}{dxdy}$$

По контуру  $\tau_{xy}=0$ , поэтому

$$\frac{d^2\varphi}{dxdy} = 0$$

Интегрируем

$$\frac{d\varphi}{dy} = f(y) = C_1$$

поскольку для верхнего края  $f(y)$  не зависит от  $y$ ,

Величину  $C_1$  найдем позже из условия равенства производных в углу (в точке 5).

### Участок 2

Здесь нагрузки нет. Значит функция  $\varphi$  должна изменяться по закону прямой. Но поскольку  $\varphi_5=0$  и даже  $\varphi_{21}=0$ , следует принять

$$\varphi_5 = \varphi_9 = \varphi_{13} = \varphi_{17} = \varphi_{21} = 0$$

Производная

$$\frac{d\varphi}{dy} = 0$$

Из равенства производных в месте сопряжения участков 1 и 2 в верхнем углу имеем  $C_1=0$

Таким образом, и на верхнем краю

$$\frac{d\varphi}{dy} = 0$$

Из условия

$$\tau_{xy} = -\frac{d^2\varphi}{dxdy} = 0$$

найдем

$$\frac{d\varphi}{dx} = f(x) = C_2$$

Но в точке 5

$$\frac{d\varphi}{dx} = 8q$$

### Участок 3

Здесь изгибающий момент для балки (рис. 3б)

$$M = -\frac{ql}{2}x + 4q\frac{x^2}{2} = -q(8x - 2x^2)$$

В точке 21 ( $x=0$ )

$$\varphi_{21} = -M = 0$$

Если бы потребовалось находить функцию  $\varphi$  в пределах участка 3, то мы приняли бы:

$$\varphi = -M = +q(8x - 2x^2)$$

Но в данном случае это не нужно, так как длина участка меньше  $\Delta l x$ .

Производная

$$\frac{d\varphi}{dx} = q(8 - 4x)$$

в точке 21, где  $x=0$

$$\frac{d\varphi}{dx} = 8q$$

Следовательно, в точке 21 производная  $\frac{d\varphi}{dx}$  та же, что и в точке 5 участка 1. Так и должно быть, ибо они равны опорным реакциям условных балок вверху и внизу.

Из условия

$$\tau_{xy} = -\frac{d^2\varphi}{dxdy} = 0$$

получим

$$\frac{d\varphi}{dx} = f(y) = C_3$$

Но так как на участке 2 в точке 21 производная  $\frac{d\varphi}{dy} = 0$ , то и в пределах участка 3

$$\frac{d\varphi}{dy} = C_3 = 0$$

#### Участок 4

Изгибающий момент на всем протяжении одинаковый

$$M = -8q$$

Следовательно,

$$\varphi_{22} = \varphi_{23} = +8q$$

Производная

$$\frac{d\varphi}{dx} = 0$$

Из условия

$$\tau_{xy} = -\frac{d^2\varphi}{dx dy} = 0$$

Получим

$$\frac{d\varphi}{dy} = f(y) = C_4$$

в месте сопряжения участков 3 и 4 производные одинаковы, а потому

$$\frac{d\varphi}{dy} = C_4 = 0$$

б) Значение функции  $\varphi$  вне контура

#### Участок 1

$$\varphi_1 = -2\lambda y \frac{d\varphi}{dy} + \varphi_9 = -2\lambda y \times 0 + \varphi_9 = \varphi_9 = 0$$

$$\varphi_2 = -2\lambda y \frac{d\varphi}{dy} + \varphi_{10} = \varphi_{10}$$

$$\varphi_3 = -2\lambda y \frac{d\varphi}{dy} + \varphi_{11} = \varphi_{11}$$

#### Участок 2

$$\varphi_4 = -2\lambda x \frac{d\varphi}{dx} + \varphi_6 = -2 \times 4 \times 8q + \varphi_6 = -64q + 24q = -40q$$

$$\varphi_8 = -2\lambda x \frac{d\varphi}{dx} + \varphi_{10} = \varphi_{10} - 64q$$

$$\varphi_{20} = -2 \lambda x \frac{d\varphi}{dx} + \varphi_{22} = -64q + \varphi_{22} = -64q + 8q = -56q$$

#### Участок 3 и 4

$$\varphi_{24} = -2 \lambda y \frac{d\varphi}{dy} + \varphi_{17} = -2 \lambda y \times 0 + \varphi_{17} = \varphi_{17} = 0$$

$$\varphi_{25} = -2 \lambda y \frac{d\varphi}{dy} + \varphi_{18} = \varphi_{18}$$

$$\varphi_{26} = -2 \lambda y \frac{d\varphi}{dy} + \varphi_{19} = \varphi_{19}$$

#### в) Уравнение совместимости

Для удобства выпишем полученные данные на схеме балки-стенки (рис. 4).

Уравнения необходимо составить только для средних узлов, ввиду симметрии уравнений будем иметь:

$$20\varphi_{10} - 8(24q + \varphi_{11} + \varphi_{14} + 0) + 2(0 + 32q + \varphi_{15} + 0) + (\varphi_{10} + \varphi_{10} + \varphi_{10} + \varphi_{10} - 64q) = 0$$

$$20\varphi_{11} - 8(32q + \varphi_{10} + \varphi_{15} + \varphi_{10}) + 2(24q + 24q + \varphi_{14} + \varphi_{14}) + (\varphi_{11} + 0 + \varphi_{19} + 0) = 0$$

$$20\varphi_{14} - 8(\varphi_{10} + \varphi_{15} + \varphi_{18} + 0) + 2(0 + \varphi_{11} + \varphi_{19} + 0) + (24q + \varphi_{14} + 8q + \varphi_{14} - 64q) = 0$$

$$20\varphi_{15} - 8(\varphi_{11} + \varphi_{14} + \varphi_{19} + \varphi_{14}) + 2(\varphi_{10} + \varphi_{10} + \varphi_{18} + \varphi_{18}) + (32q + 0 + 8q + 0) = 0$$

$$20\varphi_{18} - 8(\varphi_{14} + \varphi_{19} + 8q + 0) + 2(0 + \varphi_{15} + 8q + 0) + (\varphi_{10} + \varphi_{18} + \varphi_{18} + \varphi_{18} - 64q) = 0$$

$$20\varphi_{19} - 8(\varphi_{18} + \varphi_{18} + 8q + \varphi_{18}) + 2(\varphi_{14} + \varphi_{14} + 8q + 8q) + (\varphi_{11} + 0 + \varphi_{19} + 0) = 0$$

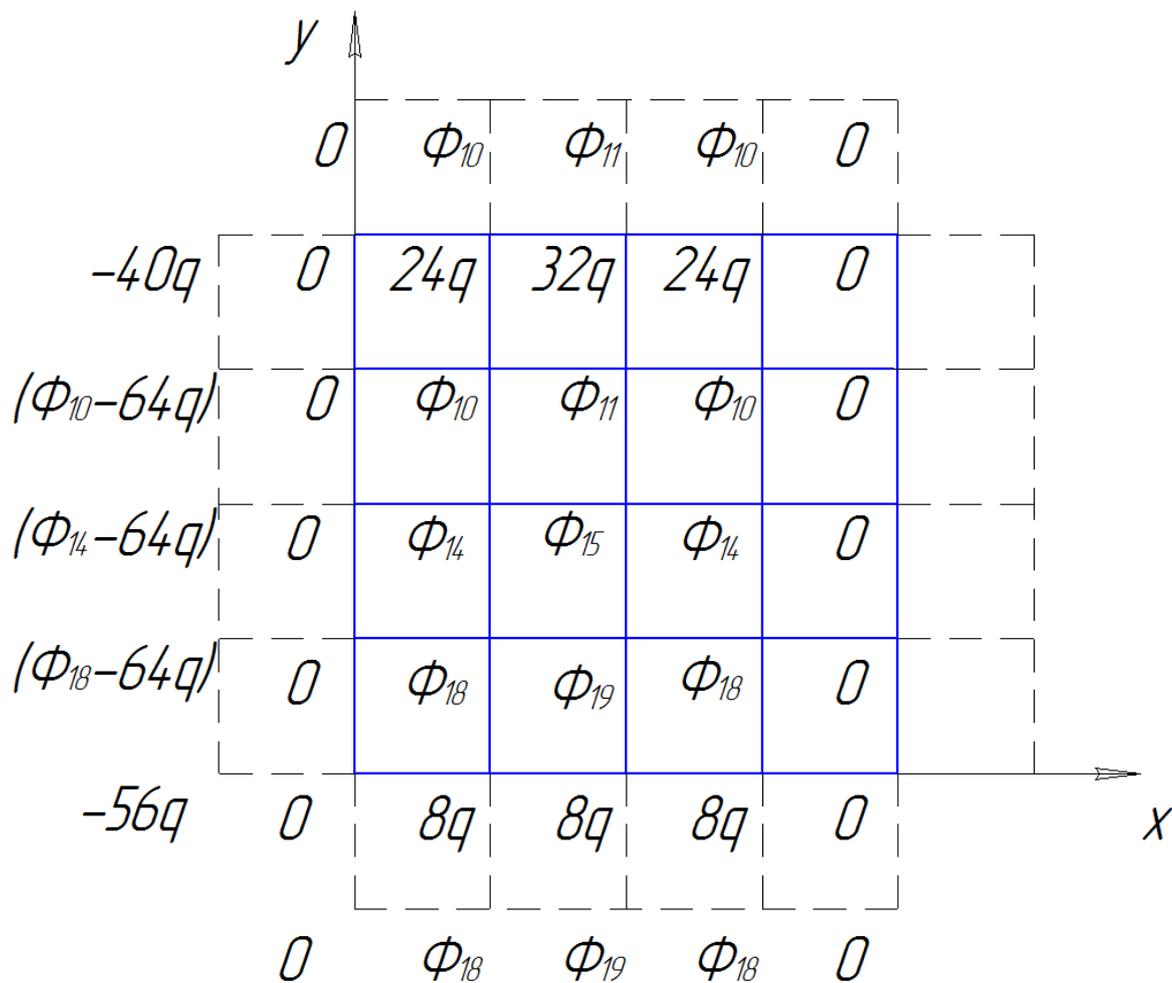


Рис. 4

После раскрытия скобок, приведения подобных членов и умножения на 2 первого, третьего и пятого уравнений для получения системы с симметричными коэффициентами будем иметь:

$$46\varphi_{10} - 16\varphi_{11} - 16\varphi_{14} + 4\varphi_{15} + 2\varphi_{18} - 384q = 0$$

$$-16\varphi_{10} + 21\varphi_{11} + 4\varphi_{14} - 8\varphi_{15} + 4\varphi_{19} - 160q = 0$$

$$-16\varphi_{10} + 4\varphi_{11} + 44\varphi_{14} - 16\varphi_{15} - 16\varphi_{18} + 44\varphi_{19} - 64q = 0$$

$$4\varphi_{10} - 8\varphi_{11} - 16\varphi_{14} + 20\varphi_{15} + 4\varphi_{18} - 8\varphi_{19} + 40q = 0$$

$$2\varphi_{10} - 16\varphi_{14} + 4\varphi_{15} + 46\varphi_{18} - 16\varphi_{19} - 224q = 0$$

$$\varphi_{11} + 4\varphi_{14} - 8\varphi_{15} - 16\varphi_{18} + 21\varphi_{19} - 32q = 0$$

Решение уравнений дает:

$$\varphi_{10} = +22,98 q;$$

$$\varphi_{11} = +30,18q;$$

$$\varphi_{14} = +20,06q;$$

$$\varphi_{16} = +25,44q;$$

$$\varphi_{18} = +14,51q;$$

$$\varphi_{19} = +17,06q.$$

#### г) Напряжения

Теперь можем найти напряжения для некоторых точек:

##### 1) Точка 5

$$\sigma_x = \frac{\varphi_4 - 2\varphi_5 + \varphi_9}{\lambda_y^2} = \frac{0 - 2 \cdot 0 + 0}{4^2} = 0$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_4 - 2\varphi_5 + \varphi_6}{\lambda_x^2} = \frac{-40q - 2 \cdot 0 + 24q}{4^2} = -q$$

Касательное напряжение  $\tau_{xy}$  не может быть определено, так для этого не хватает 1 точки сетки. По заданной нагрузке видно, что  $\tau_{xy}$  равно 0.

##### 2) Точка 6

$$\sigma_x = \frac{\varphi_2 - 2\varphi_6 + \varphi_{10}}{\lambda_y^2} = \frac{22,98q - 2 \cdot 24q + 22,98q}{4^2} = -0,128q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_7 - 2\varphi_6 + \varphi_5}{\lambda_x^2} = \frac{32q - 2 \cdot 24q + 0}{4^2} = -q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_1 - \varphi_3 + \varphi_{11} - \varphi_9}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{0 \times \varphi_{11} + \varphi_{11} \times 0}{4 \cdot 4 \cdot 4} = 0$$

##### 3) Точка 7

$$\sigma_x = \frac{\varphi_3 - 2\varphi_7 + \varphi_{11}}{\lambda_y^2} = \frac{30,18q - 2 \cdot 32q + 30,18q}{4^2} = -0,228q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_6 - 2\varphi_7 + \varphi_6}{\lambda_x^2} = \frac{24q - 2 \cdot 32q + 24q}{4^2} = -q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_2 - \varphi_2 + \varphi_{10} - \varphi_{10}}{4\lambda_x\lambda_y} = 0$$

##### 4) Точка 9

$$\sigma_x = \frac{\varphi_5 - 2\varphi_9 + \varphi_{13}}{\lambda_y^2} = \frac{0 - 2 \cdot 0 + 0}{4^2} = 0$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_8 - 2\varphi_9 + \varphi_{10}}{\lambda_x^2} = \frac{23,48q - 64q - 2 \times 0 + 22,98q}{4^2} = -1,128q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_4 - \varphi_6 + \varphi_{14} - \varphi_{12}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{-40q - 24q + 20,06q - (20,06q - 64q)}{4 \times 4 \times 4} = 0$$

5) Точка 10

$$\sigma_x = \frac{\varphi_6 - 2\varphi_{10} + \varphi_{14}}{\lambda_y^2} = \frac{24q - 2 \times 22,98q + 24q}{4^2} = -0,119q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{11} - 2\varphi_{10} + \varphi_9}{\lambda_x^2} = \frac{30,18 - 2 \times 22,98q + 0}{4^2} = -0,986q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_6 - \varphi_7 + \varphi_{15} - \varphi_{13}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{0 - 32q + 25,44q - 0}{4 \times 4 \times 4} = -0,125q$$

6) Точка 11

$$\sigma_x = \frac{\varphi_1 - 2\varphi_{11} + \varphi_{15}}{\lambda_y^2} = \frac{32q - 2 \times 30,18q + 24,44q}{4^2} = -0,183q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{10} - 2\varphi_{11} + \varphi_{10}}{\lambda_x^2} = \frac{22,98q - 2 \times 30,18q + 22,98q}{4^2} = -0,9q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_6 - \varphi_6 + \varphi_{14} - \varphi_{14}}{4\lambda_x\lambda_y} = 0$$

7) Точка 13

$$\sigma_x = \frac{\varphi_9 - 2\varphi_{13} + \varphi_{17}}{\lambda_y^2} = \frac{0 - 2 \times 0 + 0}{4^2} = 0$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{12} - 2\varphi_{13} + \varphi_{14}}{\lambda_x^2} = \frac{20,06q - 64q - 2 \times 0 + 20,06q}{4^2} = -1,493q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{12} - 14 - \varphi_{18} - \varphi_{16}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{20,06q - 64q - 20,06q + 14,57q - (14,57q - 64q)}{4 \times 4 \times 4} = 0$$

8) Точка 14

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{10} - 2\varphi_{14} + \varphi_{18}}{\lambda_y^2} = \frac{22,98q - 2 \times 20,06q + 14,57q}{4^2} = -0,161q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{13} - 2\varphi_{14} + \varphi_{15}}{\lambda_x^2} = \frac{0 - 2 \times 20,16q + 22,44q}{4^2} = -0,918q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_9 - \varphi_{11} + \varphi_{19} - \varphi_{17}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{0 - 30,18q + 17,06q - 0}{4 \times 4 \times 4} = -0,205q$$

9) Точка 15

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{11} - 2\varphi_{15} + \varphi_{10}}{\lambda_y^2} = \frac{30,18q - 2 \times 25,44q + 17,06q}{4^2} = -0,228q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{14} - 2\varphi_{15} + \varphi_{14}}{\lambda_x^2} = \frac{20,06q - 2 \times 25,44q + 20,06q}{4^2} = -0,673q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{10} - \varphi_{10} + \varphi_{20} - \varphi_{18}}{4\lambda_x\lambda_y} = 0$$

10) Точка 17

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{13} - 2\varphi_{17} + \varphi_{21}}{\lambda_y^2} = \frac{0 - 2 \times 0 + 0}{4^2} = 0$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{16} - 2\varphi_{17} + \varphi_{18}}{\lambda_x^2} = \frac{14,57q - 64q - 2 \times 0 + 14,57q}{4^2} = -2,179q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{12} - \varphi_{14} + \varphi_{22} - \varphi_{20}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{20,06q - 64q - 20,06q + 8q + 56q}{4 \times 4 \times 4} = 0$$

11) Точка 18

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{14} - 2\varphi_{18} + \varphi_{22}}{\lambda_y^2} = \frac{20,06q - 2 \times 14,67q + 8q}{4^2} = -0,068q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{17} - 2\varphi_{18} + \varphi_{19}}{\lambda_x^2} = \frac{0 - 2 \times 14,57q + 17,06q}{4^2} = -0,755q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{13} - \varphi_{15} + \varphi_{23} - \varphi_{21}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{0 - 25,44q + 8q - 0}{4 \times 4 \times 4} = -0,272q$$

12) Точка 19

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{15} - 2\varphi_{19} + \varphi_{23}}{\lambda_y^2} = \frac{25,44q - 2 \times 17,06q + 8q}{4^2} = -0,043q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{18} - 2\varphi_{19} + \varphi_{18}}{\lambda_x^2} = \frac{14,57q - 2 \times 17,06q + 14,57q}{4^2} = -0,311q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{18} - \varphi_{18} + \varphi_{22} - \varphi_{22}}{4\lambda_x\lambda_y} = 0$$

13) Точка 21

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{17} - 2\varphi_{21} + \varphi_{24}}{\lambda_y^2} = \frac{0 - 2 \cdot 0 + 0}{4^2} = 0$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{20} - 2\varphi_{21} + \varphi_{22}}{\lambda_x^2} = \frac{56q - 2 \cdot 0 + 8q}{4^2} = -3q$$

Здесь имеется неточность, так как исходя из внешней нагрузки  $\sigma_y = -4q$ . Расхождение объясняется приближенностью метода. Касательные напряжения  $\tau_{xy}$  в этой точке, судя по внешней нагрузке, равны 0.

14) Точка 22

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{18} - 2\varphi_{22} + \varphi_{25}}{\lambda_y^2} = \frac{14,57q - 2 \cdot 8q + 14,57q}{4^2} = 0,821q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{21} - 2\varphi_{22} + \varphi_{23}}{\lambda_x^2} = \frac{0 - 2 \cdot 8q + 8q}{4^2} = -0,5q$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{17} + \varphi_{23} + \varphi_{19} - \varphi_{24}}{4\lambda_x\lambda_y} = \frac{0 - 17,06q + 17,06q - 0}{4 \cdot 4 \cdot 4} = 0$$

По заданной нагрузке в точке 22 напряжение  $\sigma_x$  должно быть равно 0. Расхождение результата, полученного в расчете, объясняется приближенностью метода.

15) Точка 23

$$\sigma_x = \frac{\varphi_{19} - 2\varphi_{23} + \varphi_{26}}{\lambda_y^2} = \frac{17,06q - 2 \cdot 8q + 17,06q}{4^2} = 1,133q$$

$$\sigma_y = \frac{\varphi_{22} - 2\varphi_{23} + \varphi_{22}}{\lambda_x^2} = \frac{8q - 2 \cdot 8q + 8q}{4^2} = 0$$

$$\tau_{xy} = \frac{\varphi_{18} - \varphi_{18} + \varphi_{25} - \varphi_{25}}{4\lambda_x\lambda_y} = 0$$

Эпюры напряжений даны на рис. 5 а, б.

а. Эпюры  $\sigma_x$  и  $\sigma_y$  б. Эпюра  $\tau_{xy}$

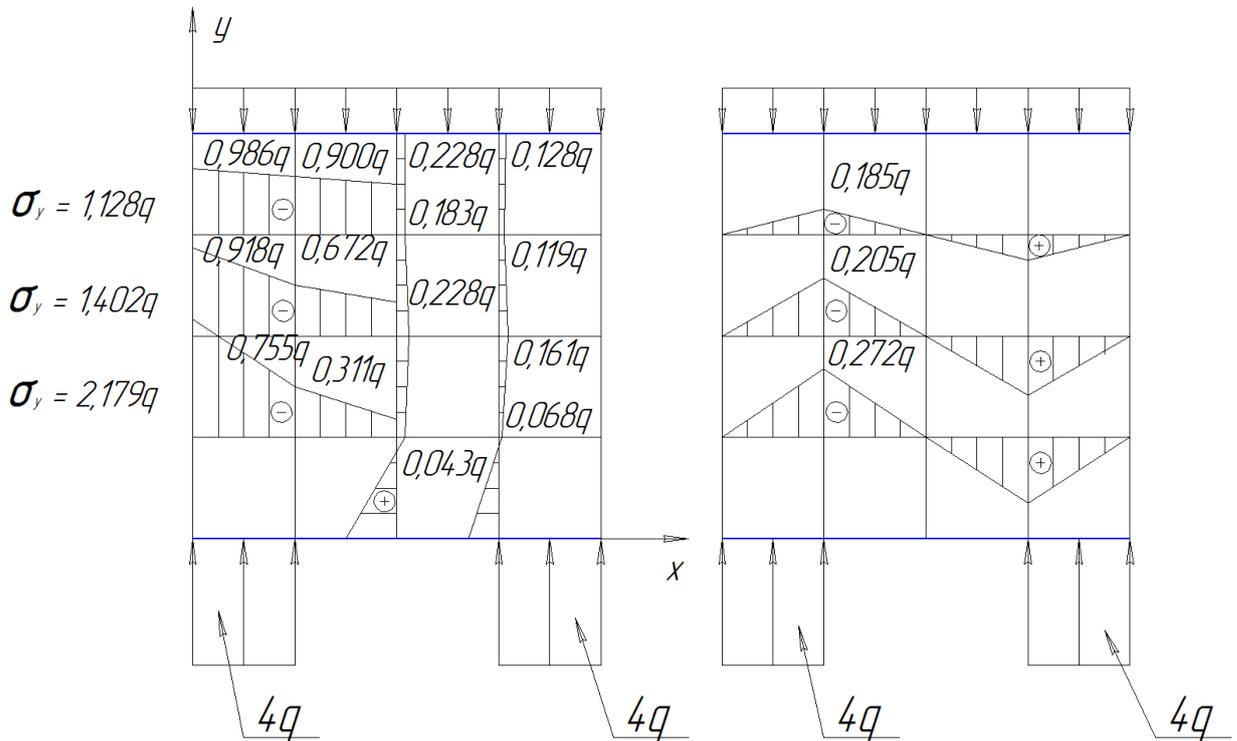


Рис. 5

Проверим условия равновесия по среднему вертикальному сечению в точках 7, 11, 15, 19, 23, принимая приближенно эпюры между точками прямолинейными:

$$\sum x = 4 \left( \frac{0,228q}{2} + 0,183 + 0,228q + 0,043q - \frac{1,333q}{2} \right) = 4 (0,568q - 0,567q) \approx 0$$

$$\sum y = 4q \times 2 - 8q = 0$$

$$\begin{aligned} \sum M_{23}^{\text{лев}} &= 4q \times 2 \times 7 - q \times 8 \times 4 - 0,228q \times 8 \times 12 + \frac{0,045q \times 8}{2} \times 12 - \frac{0,228q \times 4}{2} \left( 4 + \frac{2}{3} \times 4 \right) - \\ &- \frac{0,043q \times 4}{2} \left( 4 + \frac{1}{3} \times 4 \right) - 0,043q \times 4 \times 2 + \frac{1,176q \times 4}{2} \times \frac{1}{3} \times 4 = 56q - 32q - 21,888q + 2,160q - - 3,04q \\ &- 0,458q - 0,344q + 3,136q = 61,296q - 57,73q \approx 3,566q \end{aligned}$$

$$\text{Ошибка составляет } \frac{3,566 \times 100}{57,73} \approx 6\% \approx 0$$

Аналогично выполним проверки по горизонтальному сечению в точках 13, 14, 15, 14, 13.

При симметричной нагрузке  $\sum x = 0$  даже при неправильно найденных касательных напряжениях, вычисление которых следует проверять тщательно.

Составим остальные 2 условия равновесия:

$$\sum y = 4 \left( \frac{1,493q}{2} + 0,918q + \frac{0,673q}{2} \right) 2 - 16q = 16,004q - 16q \approx 0$$

$$\sum M_{13} = -16q \times 8 + 16,004q \times 8 \approx 0$$