

Б. В. Михайлов¹, С. Б. Михайлов²

К ОБОСНОВАНИЮ НЕКОТОРЫХ КОЭФФИЦИЕНТОВ ПРИ РАСЧЕТЕ ЭЛЕМЕНТОВ КОНСТРУКЦИИ МЕТОДОМ СИЛ

¹ Чувашская государственная сельскохозяйственная академия, г. Чебоксары, Россия

² ООО «МЕГА-ОЙЛ», г. Чебоксары, Россия

Аннотация. Рассмотрена причина повышенной погрешности расчета методом сил некоторых элементов конструкции в механике. Предложен метод использования уточняющих коэффициентов при решении задач механики на определение линейных и угловых перемещений методом сил.

Ключевые слова: линейные и угловые перемещения, прогиб в точке, модуль упругости, момент инерции, метод сил, изгибающий момент, уточненный коэффициент.

УДК: 531.8

Актуальность исследуемой проблемы. При определении линейных и угловых перемещений некоторых элементов конструкции методом сил погрешность расчетов превышает 5%. Поэтому выявление причин погрешности некоторых элементов конструкции методом сил является актуальной задачей.

Материал и методика исследований. При решении задач механики на определение перемещений в некоторых случаях нельзя применять метод сил, т. к. при этом необходимо, чтобы касательные, проведенные через вершину параболических эпюр, были параллельны оси балки [1]. Основным способом устранения указанного недостатка метода сил является использование уточненных коэффициентов при определении площади эпюр изгибающего момента.

Результаты исследований и их обсуждение. При решении задач механики, в частности сопротивления материалов на определение линейных и угловых перемещений методом сил возникают некоторые трудности в виде ошибок расчетов, превышающих 5%.

Рассмотрим пример. Определить прогиб в точке K для балки (рис. 1), у которой модуль упругости E и момент инерции относительно оси X I_X заданы.

© Михайлов Б. В., Михайлов С. Б., 2016

Михайлов Борис Васильевич, кандидат технических наук, доцент, Чувашская государственная сельскохозяйственная академия, г. Чебоксары, Россия.

Михайлов Сергей Борисович, инженер, ООО «МЕГА-ОЙЛ», г. Чебоксары, Россия.

Поступила 02.02.2016

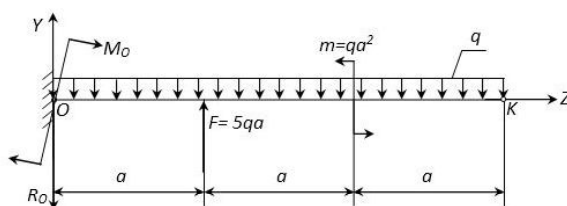


Рис. 1. Расчетная схема балки

Для решения данной задачи в начале применим метод начальных параметров. Определим реакции в точке защемления:

$$\sum Y = 0; \quad -R_O - q \cdot 3a + F = 0,$$

тогда:

$$R_O = 5 \cdot qa - 3 \cdot qa = 2 \cdot qa.$$

$$\sum m_O = 0; \quad F \cdot a + m - q \cdot 3a \cdot \frac{3}{2}a - M_O = 0,$$

тогда:

$$M_O = 5 \cdot qa \cdot a + qa^2 - \frac{9}{2}qa^2 = \frac{3}{2}qa^2.$$

Определим прогиб в точке K методом начальных параметров [1]:

$$\begin{aligned} EI_x \cdot y_k &= EI_x \cdot y_0 + EI_x \cdot \theta_0 \cdot z_k + \frac{M_O(z_k - 0)^2}{2} - \frac{m(z_k - 2a)^2}{2} - \frac{R_O(z_k - 0)^3}{6} + \\ &+ \frac{F(z_k - a)^3}{6} - \frac{q(z_k - 0)^4}{24} = 0 + 0 + \frac{\frac{3}{2}qa^2(3a - 0)^2}{2} - \frac{qa^2(3a - 2a)^2}{2} - \\ &- \frac{2qa(3a - 0)^3}{6} + \frac{5qa(3a - a)^3}{6} - \frac{q(3a - 0)^4}{24} = \frac{13}{24} qa^4, \end{aligned}$$

тогда:

$$y_k = \frac{13 \cdot qa^4}{24 \cdot EI_x} = 0,54 \frac{qa^4}{EI_x}. \quad (1)$$

Знак «+» перед y_k означает, что прогиб направлен вверх.

Решим эту же задачу методом сил [2]. Построим эпюры изгибающих моментов от действия внешних сил и от действия единичной силы, приложенной в точке K .

Составим функциональную зависимость изгибающего момента от координаты z на всех участках, построим грузовую и единичную эпюры (рис. 2).

Определим прогиб в точке K методом сил. Для этого перемножим площади грузовой эпюры на ординаты единичной эпюры [1].

$$EI_x \cdot y_k = \left[-\frac{1}{3} \frac{qa^2}{2} a \frac{3}{4} a + \frac{2}{3} \frac{qa^2}{2} 0,41a \left(a + \frac{3}{8} 0,41a \right) - \frac{1}{3} qa^2 \cdot 0,59a \left(2a - \frac{1}{4} 0,59a \right) - \right.$$

$$-\frac{1}{3}qa^2 \cdot 0,35a \left(2a + \frac{1}{4}0,35a\right) + \frac{2}{3} \cdot \frac{3qa^2}{2} \cdot 0,65a \left(3a - \frac{3}{8}0,65a\right) \Big] = \frac{29,16}{24}qa^4,$$

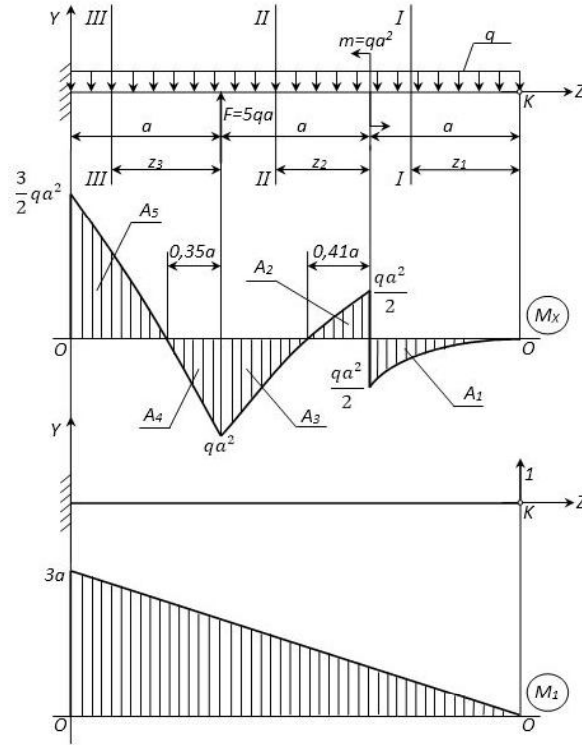


Рис. 2. Расчетная схема, грузовая и единичная эпюры

тогда:

$$y_k = \frac{29,16 \cdot qa^4}{24 \cdot EI_x} = 1,22 \frac{qa^4}{EI_x}. \quad (2)$$

Положение усугубляется тем, что на вид данное решение методом сил вполне правдоподобно. Но погрешность расчета методом сил выражения (2) по сравнению с выражением (1) превышает 5%, в нашем случае 126%, что недопустимо.

Одной из причин данной ошибки на наш взгляд является то, что площади эпюр A_1, A_2, A_3, A_4 , и A_5 (рис. 2) определены неточно. Независимо от формы параболы, ширины и высоты эпюры используются одни и те же коэффициенты. Если парабола выпуклостью вниз, то коэффициент $K = \frac{1}{3}$. Если парабола выпуклостью вверх, то коэффициент $K = \frac{2}{3}$.

Так, например, площадь сечения эпюры, ограниченная параболой выпуклостью вниз и осями X и Y (рис. 3а), определяется в зависимости от ширины (l), высоты (h) по следующей формуле [1]:

$$A_{\text{эп}} = \frac{1}{3}h \cdot l. \quad (3)$$

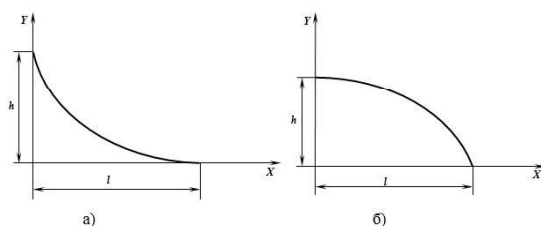


Рис. 3. Формы эпюр

а – эпюра, ограниченная параболой выпуклостью вниз и осями X и Y ;
 б – эпюра, ограниченная параболой выпуклостью вверх и осями X и Y .

Формула для определения площади эпюры, ограниченная параболой выпуклостью вверх и осями X и Y (рис. 3б) имеет следующий вид [1]:

$$A_{\text{эп}} = \frac{2}{3} h \cdot l. \quad (4)$$

Коэффициенты в формулах (3) и (4) независимо от величины действительных чисел и переменных уравнения параболы берутся $\frac{1}{3}$ и $\frac{2}{3}$. На самом деле данные коэффициенты зависят от действительных чисел и переменных уравнения параболы.

Для примера рассмотрим несколько уравнений параболы и уравнение прямой, выраженное формулой $y=x$. В начале построим прямую, выраженную формулой $y=x$ (рис. 4).

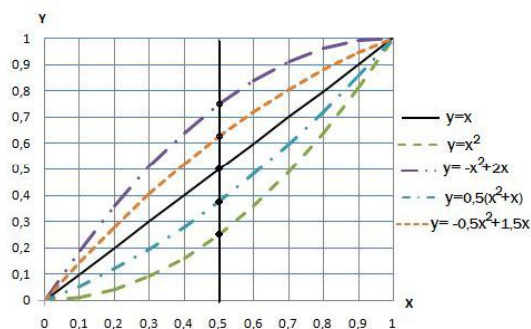


Рис. 4. Прямая и параболы, заданные разными уравнениями

Далее построим параболу, заданную уравнением $y = x^2$ в интервале от 0 до 1. Затем построим вторую параболу, заданную уравнением $y = -x^2 + 2x$ в том же интервале. Площадь сечения, ограниченная линиями $y=0$, $x=1$ и параболой, заданной уравнением $y = x^2$ (рис. 4) определяется формулой:

$$A_I = \frac{1}{3} \cdot 1 \cdot 1. \quad (5)$$

Площадь треугольника, ограниченная линиями $y=0$, $x=1$ и $y=x$ (рис. 4) определяется формулой:

$$A_{II} = \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot 1. \quad (6)$$

Площадь сечения, ограниченная линиями $y=0$, $x=1$ и параболой, заданной уравнением $y = -x^2 + 2x$ (рис. 4), определяется формулой:

$$A_{III} = \frac{2}{3} \cdot 11. \quad (7)$$

Построим еще две параболы с другими действительными числами и переменными. Эти параболы будут находиться между линиями уравнений $y = -x^2 + 2x$, $y=x$ и $y = x^2$ в интервале от 0 до 1.

Построим параболы, заданные уравнениями $y = -0,5x^2 + 1,5x$ и $y = 0,5(x^2 + x)$, в том же интервале.

Тогда площадь сечения, ограниченная линиями $y=0$, $x=1$ и параболой, заданной уравнением $y = 0,5(x^2 + x)$ (рис. 4), определяется формулой:

$$A_{IV} = \frac{1}{3} \cdot 1 \cdot 1. \quad (8)$$

Площадь сечения, ограниченная линиями $y=0$, $x=1$ и параболой, заданной уравнением $y = -0,5x^2 + 1,5x$ (рис. 4), определяется формулой:

$$A_V = \frac{2}{3} \cdot 1 \cdot 1. \quad (9)$$

Анализируя формулы (5), (8) и (7), (9), можно сделать вывод о том, что площади сечений A_I и A_{IV} равны, также равны площади A_{III} и A_V . На самом деле из рисунка видно, что это не так. Значит, коэффициенты $\frac{1}{3}$ и $\frac{2}{3}$ в формулах (8) и (9) должны иметь другие значения.

Для определения этих уточненных коэффициентов мы предлагаем использовать уравнение зависимости коэффициента (K) от ординаты параболы, находящейся на линии при $x=0,5$. Так как коэффициенты $\frac{1}{3}$, $\frac{1}{2}$ и $\frac{2}{3}$ находятся на одной прямой, значит, будущее уравнение – это уравнение прямой. Ордината уравнения $y = x^2$ при $x=0,5$ равна $\frac{1}{4}$, т. е. $y_1 = \frac{1}{4} = 0,25$. А ордината уравнения $y = -x^2 + 2x$ при $x=0,5$ равна $\frac{3}{4}$, т. е. $y_2 = \frac{3}{4} = 0,75$. Для них коэффициенты соответственно равны $K_1 = \frac{1}{3}$ и $K_2 = \frac{2}{3}$.

Используя формулу уравнения прямой [3], проходящей через две точки, получим следующее уравнение для определения уточненных коэффициентов при других значениях ординат:

$$K = \frac{4}{6}y + \frac{1}{6}. \quad (10)$$

Для проверки возьмем уравнение $y=x$ и определим коэффициент данного уравнения исходя из уравнения (10). Ордината уравнения $y=x$ при $x=0,5$ равна $\frac{1}{2}$, т. е. $y = \frac{1}{2}$. Тогда

$$K = \frac{4}{6}y + \frac{1}{6} = \frac{4}{6} \cdot \frac{1}{2} + \frac{1}{6} = \frac{1}{2}.$$

Что соответствует коэффициенту в выражении (6). Значит, наши предположения верны.

Решим задачу методом сил с учетом сказанного выше. Определим уточненные коэффициенты площадей эюр A_1, A_2, A_3, A_4 и A_5 (рис. 2). Для этого воспользуемся формулой (10). У эюры площадью A_1 определим ординату y_1 . Для этого ординату изгибающего момента в середине эюры **1** делим на максимальное значение ординаты эюры **1**. Т. е. $y_1 = \frac{\frac{1}{8}qa^2}{\frac{1}{2}qa^2} = \frac{1}{4}$. Тогда коэффициент площади эюры **1** определим следующим образом:

$$K_1 = \frac{4}{6}y_1 + \frac{1}{6} = \frac{4}{6} \cdot \frac{1}{4} + \frac{1}{6} = \frac{1}{3}.$$

Аналогично определим другие коэффициенты для эюр площадью A_2, A_3, A_4 и A_5 .

Для эюры площадью A_2 $y_2 = \frac{0,27qa^2}{\frac{1}{2}qa^2} = 0,54$. Тогда:

$$K_2 = \frac{4}{6}y_2 + \frac{1}{6} = \frac{4}{6} \cdot 0,54 + \frac{1}{6} = 0,53.$$

Для эюры площадью A_3 $y_3 = \frac{0,45 \cdot qa^2}{qa^2} = 0,45$. Тогда:

$$K_3 = \frac{4}{6}y_3 + \frac{1}{6} = \frac{4}{6} \cdot 0,45 + \frac{1}{6} = 0,47.$$

Для эюры площадью A_4 $y_4 = \frac{0,49 \cdot qa^2}{qa^2} = 0,49$. Тогда:

$$K_4 = \frac{4}{6}y_4 + \frac{1}{6} = \frac{4}{6} \cdot 0,49 + \frac{1}{6} = 0,49.$$

Для эюры площадью A_5 $y_5 = \frac{0,797 \cdot qa^2}{\frac{3}{2}qa^2} = 0,53$. Тогда:

$$K_5 = \frac{4}{6}y_5 + \frac{1}{6} = \frac{4}{6} \cdot 0,53 + \frac{1}{6} = 0,52.$$

Определим прогиб в точке **K** методом сил с учетом уточненных коэффициентов.

$$\begin{aligned} EI_x \cdot y_k &= \left[-K_1 \frac{qa^2}{2} a \frac{3}{4} a + K_2 \frac{qa^2}{2} 0,41a \left(a + \frac{3}{8} 0,41a \right) - K_3 \cdot qa^2 \cdot 0,59a \left(2a - \frac{1}{4} 0,59a \right) - \right. \\ &\quad \left. - K_4 \cdot qa^2 \cdot 0,35a \left(2a + \frac{1}{4} 0,35a \right) + K_5 \frac{3qa^2}{2} \cdot 0,65a \left(3a - \frac{3}{8} 0,65a \right) \right] = \\ &= \left[-\frac{1}{3} \frac{qa^2}{2} a \frac{3}{4} a + 0,53 \frac{qa^2}{2} 0,41a \left(a + \frac{3}{8} 0,41a \right) - 0,47 \cdot qa^2 \cdot 0,59a \left(2a - \frac{1}{4} 0,59a \right) - \right. \\ &\quad \left. - 0,49 \cdot qa^2 \cdot 0,35a \left(2a + \frac{1}{4} 0,35a \right) + 0,52 \frac{3qa^2}{2} \cdot 0,65a \left(3a - \frac{3}{8} 0,65a \right) \right] = 0,53 \cdot qa^4. \end{aligned}$$

тогда:

$$y_k = \frac{0,53 \cdot qa^4}{EI_x} = 0,53 \frac{qa^4}{EI_x}. \quad (11)$$

Погрешность расчета, с учетом уточненных коэффициентов выражения (11) по сравнению с выражением (1) не превышает 5 %, в нашем случае 1,85 %, что вполне допустимо.

Резюме. Приведенные выше расчеты позволяют сделать вывод, что при решении задач механики, в частности сопротивления материалов методом сил, необходимо использовать уточненные коэффициенты для разных значений ординат, которые находятся с помощью уравнения (10).

ЛИТЕРАТУРА

- [1] Межецкий Г. Д., Загребин Г. Г., Решетник Н. Н., Слепов А. А. Сопротивление материалов: учебник. М.: Издательско-торговая корпорация «Дашков и К⁰», 2008. 416 с.
- [2] Степин П. А. Сопротивление материалов: учебник. 12-е изд., стер. СПб.: Издательство «Лань», 2012. 320 с.
- [3] Корн Г., Корн Т. Справочник по математике для научных работников и инженеров. 1970. 720 с.

B. V. Mikhailov¹, S. B. Mikhailov²

TO REASONS FOR SOME COEFFICIENTS IN CASE OF CALCULATION OF ELEMENTS OF CONSTRUCTION BY METHOD OF FORCES

¹*Chuvash State Agricultural Academy, Cheboksary, Russia*

²*ООО «MEGA-OIL», Cheboksary, Russia*

Abstract. Considered the reason for high error in the calculations of the method forces some structural mechanics. Pre is a false method of using refinement coefficients in the solution of problems of mechanics on the determination of linear and angular displacements by the method of forces.

Keywords: the linear and angular relocation, a sag in a point, the elastic modulus, an inertia moment, a method of forces bending the moment, the specified coefficient.

REFERENCES

- [1] Mezheckij G. D., Zagrebin G. G., Reshetnik N. N., Slepov A. A. Soprotivlenie materialov: uchebnik. M.: Izdatel'sko-torgovaja korporacija «Dashkov i K⁰», 2008. 416 p. (in Russian)
- [2] Stepin P. A. Soprotivlenie materialov: uchebnik. 12-e izd., ster. SPb.: Izdatel'stvo «Lan'», 2012. 320 p. (in Russian)
- [3] Korn G., Korn T. Spravochnik po matematike dlja nauchnyh rabotnikov i inzhenerov. 1970. 720 p. (in Russian)

Mikhailov Boris Vasilevich, Candidate of Technical Sciences, Associate Professor, Chuvash State Agricultural Academy, Cheboksary, Russia.

Mikhailov Sergey Borisovich, Engineer, ООО «MEGA-OIL», Cheboksary, Russia.