

Б. С. ЦФАС

ЗАМКНУТЫЕ РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ Н. Е. ЖУКОВСКОГО О РАСПРЕДЕЛЕНИИ НАГРУЗКИ ПО ВИТКАМ НАРЕЗОК ВИНТА И ГАЙКИ

Задача о распределении нагрузки по виткам нарезок винта и гайки впервые была решена Н. Е. Жуковским [1]. Решение Н. Е. Жуковского основано на допущении о бесконечно большом числе сопряженных витков нарезок. Благодаря такому допущению указанное решение оказалось очень несложным. Оно имеет форму бесконечной непрерывной убывающей геометрической прогрессии

$$N_1, N_2 = q \cdot N_1, \dots, N_i = q^{i-1} \cdot N_1, \quad (1)$$

знаменатель которой

$$q = 1 + \frac{a}{2} - \sqrt{\left(1 + \frac{a}{2}\right)^2 - 1}, \quad (2)$$

а первый член

$$N_1 = (1 - q) \cdot P. \quad (3)$$

В равенствах (1), (2) и (3) содержатся обозначения: N_1, N_2, \dots, N_i — усилия от внешней осевой нагрузки P , приходящиеся соответственно на 1-й, 2-й от рабочего основания гайки и последующие сопряженные витки нарезок винта и гайки, a — отношение суммарной податливости тел винта и гайки, взятой для их длины в один шаг нарезок, к суммарной податливости нарезок винта и гайки на той же длине.

Решение Н. Е. Жуковского не является замкнутым, осуществлено в приближенном виде и, как это показано в [2], дает

более или менее достоверные результаты подсчета величин усилий N_i только для тех винтовых пар, относительная podatливость которых сравнительно велика. При этом расчетная сумма $\sum_1^n N_i$ из действительного числа n членов прогрессии

(1), равного фактическому числу сопряженных витков нарезок винта и гайки, близка к величине полной нагрузки P . В остальных случаях эта сумма существенно отличается от P , и указанное решение неприемлемо.

Выясним, можно ли в таких случаях повысить точность этого решения, пользуясь приемом повторных приближений, предложенным в [2] для разработанного там другого приближенного решения рассматриваемой задачи?

Суть названного приема состоит в том, что разность $P_* = P - \sum_1^n N_i$, в которой N_i — расчетные значения усилий,

определенные из незамкнутого решения Н. Е. Жуковского, принимается за фиктивную дополнительную осевую нагрузку, действующую вместе с действительной нагрузкой P . Причем, нагрузка P_* считается распределенной по виткам по тому же закону, по которому, согласно незамкнутому решению, по ним распределена нагрузка P . Этот прием, естественно, может быть повторен столько раз, сколько нужно, чтобы полученная с его помощью новая расчетная сумма $\sum_1^n N_i$ мало отличалась от P . Результаты использования такого приема проиллюстрируем на численном примере.

Пусть известно, что $n=6$, $q=0,9$. Из уравнений (1), (2) и (3) находим первые приближения значений N_i . Такие величины приведены во 2-м столбце табл. 1. Вторые приближения N_{i*} , согласно предыдущему, определим как части от суммы действительной и фиктивной нагрузок $P_* = P - \sum_1^n N_i = P \cdot (1 - 0,4686)$, $N_{1*} = N_1 + 0,1 \cdot P_*$, $N_{2*} = 0,9 \cdot N_{1*}$ и

т. д. Числовые значения вторых приближений показаны в 3-м столбце той же таблицы. Отыскивая третьи приближения, сначала найдем соответствующую фиктивную нагрузку $P_{**} = P - \sum_1^n N_{i*} = P \cdot (1 - 0,7174)$, а затем — значения таких прибли-

жений: $N_{1**} = N_{1*} + 0,1 \cdot P_{**}$, $N_{2**} = 0,9 \cdot N_{1**}$ и т. д. Аналогичным образом определяем четвертые и последующие приближенные значения усилий, действующих на витки нарезок.

Таблица 1

Усилия на витках	1-е приближе- ния	2-е приближе- ния	3-й приближе- ния	4-е приближе- ния	5-е приближе- ния	6-е приближе- ния	7-е прибли- жения	8-е прибли- жения
$N_1 =$	0,1000 · P	0,1531 · P	0,1814 · P	0,1965 · P	0,2044 · P	0,2086 · P	0,2109 · P	0,2120 · P
$N_2 =$	0,0900 · P	0,1378 · P	0,1633 · P	0,1769 · P	0,1841 · P	0,1877 · P	0,1898 · P	0,1908 · P
$N_3 =$	0,0810 · P	0,1240 · P	0,1469 · P	0,1592 · P	0,1657 · P	0,1690 · P	0,1708 · P	0,1717 · P
$N_4 =$	0,0729 · P	0,1116 · P	0,1322 · P	0,1433 · P	0,1491 · P	0,1521 · P	0,1538 · P	0,1547 · P
$N_5 =$	0,0656 · P	0,1005 · P	0,1190 · P	0,1289 · P	0,1342 · P	0,1369 · P	0,1388 · P	0,1392 · P
$N_6 =$	0,0591 · P	0,0904 · P	0,1071 · P	0,1160 · P	0,1208 · P	0,1232 · P	0,1245 · P	0,1253 · P
$\sum_{i=1}^n N_i =$	0,4686 · P	0,7174 · P	0,8489 · P	0,9208 · P	0,9583 · P	0,9575 · P	0,9886 · P	0,9936 · P

Из табл. 1 видно, что рассмотренный прием повторных приближений не обеспечивает быстрой сходимости получаемых с его помощью результатов. Их сходимость можно заметно ускорить, поступая так:

Первые и вторые приближенные значения усилий N_i получаем предыдущим способом. Новые третьи приближения находим из равенств: $P_{**} = P - \sum_1^n N_{i*} = 0,2826 \cdot P$, $N_{1**} = N_{1*} + 0,1531 \cdot P_{**} = 0,1964 \cdot P$, $N_{2**} = 0,9 \times N_{1**}$ и т. д. Значения новых третьих приближений показаны в табл. 2. Отыскание последующих новых приближений проводим аналогично определению новых третьих приближений. Из сравнения результатов, имеющих в табл. 1 и 2 видно, что второй способ применения рассмотренного приема повторных приближений существенно ускоряет сходимость найденных с его помощью приближенных значений усилий N_i .

Прежде чем сопоставить такие значения усилий N_i с точными значениями этих усилий, сравним указанные приближенные значения с результатами другого, предложенного в [2] приближенного решения вышеуказанной задачи.

Сообщенное в [2] приближенное решение имеет замкнутую форму, то есть оперирует действительным, а не условным, бесконечно большим числом сопряженных витков нарезок. Согласно этому решению усилия N_i образуют непрерывную убывающую геометрическую прогрессию с конечным числом членов n , причем, знаменатель такой прогрессии выражается ранее записанным уравнением (2), а ее первый член — уравнением (4), —

$$N_1 = \frac{1-q}{1-q^n} \cdot P. \quad (4)$$

Пользуясь уравнениями (4) и (1), подсчитаем значения усилий N_i , соответствующие вышеуказанному числовому примеру ($n=6$, $q=0,9$). Такие значения показаны в 6-м столбце табл. 2.

Сравнивая вышеприведенное незамкнутое решение Н. Е. Жуковского, уточнение такого решения, достигнутое указанным приемом повторных приближений и замкнутое решение из [2] (см. табл. 1 и 2), заключаем, что уточнение незамкнутого решения Н. Е. Жуковского достигнутое приемом повторных приближений, приводит к результатам, тождественным тем, которые дает замкнутое приближенное решение из [2]. Однако последнее из таких решений имеет то важное преимущество, что позволяет просто и быстро получить окон-

Таблица 2

Усилия на витках	1-е прибли- жения	2-е прибли- жения	3-и ускоренные прибли- жения	4-е ускоренные прибли- жения	По решению, предложен- ному в 2	По точному решению	$\Delta\%$
$N_1 =$	0,1000·P	0,1531·P	0,1964·P	0,2119·P	0,2134·P	0,1835·P	14
$N_2 =$	0,0900·P	0,1378·P	0,1764·P	0,1907·P	0,1921·P	0,1739·P	11
$N_3 =$	0,0810·P	0,1240·P	0,1591·P	0,1717·P	0,1729·P	0,1668·P	4
$N_4 =$	0,0729·P	0,1116·P	0,1432·P	0,1545·P	0,1556·P	0,1615·P	4
$N_5 =$	0,0656·P	0,1005·P	0,1289·P	0,1390·P	0,1400·P	0,1580·P	9
$N_6 =$	0,0591·P	0,0904·P	0,1160·P	0,1251·P	0,1260·P	0,1563·P	20
$\sum_{i=1}^n N_i =$	0,4686·P	0,7174·P	0,9200·P	0,9928·P	1,0000·P	1,0000·P	0

чательные результаты. Остается проверить, являются ли эти результаты достоверными. Такая проверка без изложения подробностей была выполнена в [2]. Приведем здесь эту проверку в подробном виде с целью полноты освещения основных вопросов настоящей статьи. Для этого рассмотрим строгое прямое решение задачи Н. Е. Жуковского, впервые указанное и использованное в [2] для названной проверки. Суть такого решения — в следующем:

Записывается уравнение совместности деформаций тел винта и гайки и их нарезок, полученное Н. Е. Жуковским в [1]. Это уравнение имеет вид:

$$N_i - N_{i+1} = (P - N_1 - \dots - N_i) \cdot a. \quad (5)$$

В случае винта и гайки с числом сопряженных витков n уравнение (5) может быть повторено $(n-1)$ раз. Так, при $n=6$ будет:

$$N_1 - N_2 = (P - N_1) \cdot a, \quad (5_1)$$

$$N_2 - N_3 = (P - N_1 - N_2) \cdot a. \quad (5_2)$$

.....

$$N_5 - N_6 = (P - N_1 - \dots - N_5) \cdot a. \quad (5_5)$$

Чтобы получить систему уравнений, разрешимую относительно всех n неизвестных N_i , уравнения (5) дополняются уравнением равновесия —

$$P - \sum_1^n N_i = 0. \quad (6)$$

Рассматривая уравнения (5) и (6) совместно, для $n=6$ найдем:

$$N_5 = (1 + a) \cdot N_6, \quad (7_1)$$

$$N_4 = (1 + 3 \cdot a + a^2) \cdot N_6, \quad (7_2)$$

$$N_3 = (1 + 6 \cdot a + 5 \cdot a^2 + a^3) \cdot N_6, \quad (7_3)$$

$$N_2 = (1 + 10 \cdot a + 15 \cdot a^2 + 7 \cdot a^3 + a^4) \cdot N_6, \quad (7_4)$$

$$N_1 = (1 + 15 \cdot a + 35 \cdot a^2 + 28 \cdot a^3 + 9 \cdot a^4 + a^5) \cdot N_6. \quad (7_5)$$

Из уравнений (6) и (7) получим:

$$N_1 = \frac{1 + 15 \cdot a + 35 \cdot a^2 + 28 \cdot a^3 + 9 \cdot a^4 + a^5}{6 + 35 \cdot a + 56 \cdot a^2 + 35 \cdot a^3 + 10 \cdot a^4 + a^5} \cdot P, \quad (8_1)$$

$$N_2 = \frac{1 + 10 \cdot a + 15 \cdot a^2 + 7 \cdot a^3 + a^4}{6 + 35 \cdot a + 56 \cdot a^2 + 35 \cdot a^3 + 10 \cdot a^4 + a^5} \cdot P, \quad (8_2)$$

.....

$$N_6 = \frac{1}{6 + 35 \cdot a + 56 \cdot a^2 + 35 \cdot a^3 + 10 \cdot a^4 + a^5} \cdot P. \quad (8_v)$$

Имея уравнения (8) строгого прямого решения, определим точные числовые значения усилий N_i , соответствующие величинам $n=6$ и $q=0,9$ вышерассмотренного численного примера. Для этого из уравнения (2) предварительно вычислим величину a , нужную для решения уравнений (8). Такая величина равна $\frac{1}{90}$. Точные значения усилий N_i , найденные из уравнений (8), приведены в 7-м столбце табл. 2. В 8-м столбце этой таблицы показаны ошибки величин N_i , полученных с помощью приближенного замкнутого решения, данного в [2].

Анализируя результаты, содержащиеся в табл. 2, и способы их получения, нетрудно сделать следующие выводы, дополняющие заключения, приведенные на стр. 220 и 222.

1. Действительное распределение нагрузки по виткам нарезок более равномерно, чем показываемое замкнутым приближенным решением, данным в [2].

2. Трудоемкость и громоздкость строгого прямого решения задачи о распределении нагрузки по виткам очень значительны, тогда как приближенное решение, указанное в [2], является предельно простым, доступным и универсальным для любых значений числа витков n .

3. Погрешность приближенного решения, изложенного в [2], мало существенна с точки зрения практических расчетов, и она несколько снижается с ростом числа витков n .

4. Изложенное в п. п. 1, 2 и 3 позволяет считать, что для практических расчетов распределения нагрузки по виткам нарезок вполне можно ограничиться использованием приближенного замкнутого решения, сообщенного в [2] и не нуждающегося в использовании приема повторных приближений. Использование этого приема для такого решения указано в [2] ошибочно.

Следует отметить, что приближенное замкнутое решение, данное в [2], было успешно применено Б. А. Морозовым в исследовании крупногабаритных резьбовых соединений мощных металлургических прессов [3].

Говоря о замкнутых решениях задачи Н. Е. Жуковского, нужно сказать, что первым такое решение выполнил К. И. Коленчук [4]. Его решение базируется на вышеприведенном уравнении (5) Н. Е. Жуковского, но не повторяет других замкнутых решений такой задачи. Решение К. И. Коленчука яв-

ляется оригинальным и строгим. Однако оно столь же трудоемко и громоздко, как и сообщенное здесь строгое прямое решение. В работах [2] и [5] решение К. И. Коленчука по недоразумению подверглось несправедливой критике.

Кроме вышеуказанных, известны и другие строгие решения задачи Н. Е. Жуковского. Одно из них осуществлено Л. Мадушкой посредством метода уравнений в конечных разностях [6] и, по свидетельству И. А. Биргера [7], характеризуется большой громоздкостью. Другое строгое ее решение в конечных разностях изложено в [5], где на его основе выяснен метод электрической аналогии распределения нагрузки по виткам нарезок и ряда других сходных элементов деталей машин и строительных конструкций. В работе [5] показано, что предложенное в ней решение в конечных разностях весьма сходно по результатам с точным решением указанной задачи Н. Е. Жуковского, полученным И. А. Биргером [7] в итоге интегрирования дифференциального уравнения 2-го порядка.

В заключение нужно сказать, что строгое прямое решение рассмотренной задачи выполнено и Н. Л. Клячкиным [8]. По своей сущности оно не отличается от вышензложенного строгого прямого решения, впервые указанного и использованного в [2] для проверки предложенного там замкнутого приближенного решения.

В связи с упоминанием работы Н. Л. Клячкина, нельзя не отметить, что имеющаяся в ней ссылка на исследование [13] неудачна. Вопрос о действительном авторе этого исследования освещался в печати [9], а его подробный реферат опубликован в 1947 году [10].

ЛИТЕРАТУРА

1. Н. Е. Жуковский. Распределение давлений на нарезках винта и гайки. Полн. собр. соч., т. VIII, ОНТИ, 1937.
2. Б. С. Цфас. Решение задачи Н. Е. Жуковского о распределении давлений на нарезках винта и гайки, осуществленное в замкнутой форме. — «Известия вузов, Машиностроение», 1961, № 9.
3. Б. А. Морозов, Моделирование и прочность металлургических машин, МАШГИЗ, 1963. (См. также Артюхов В. П. и Морозов Б. А. Исследование тяжело нагруженных крупных резьбовых соединений. — «Вестник машиностроения», 1963, № 2).
4. К. И. Коленчук, Распределение усилий в витках пары болт-гайка. — «Болтовые соединения», сб. ВНИТОМАШ, Киев, 1949.
5. Б. С. Цфас, Электрическое моделирование картины распределения

нагрузки по виткам нарезок винта и гайки. — «Труды Куйбышевского авиационного института», т. XVII, Куйбышев, 1963.

6. Maduschka L. Einfluss der Muttergewindeform auf die Beanspruchung von Schraubenverbindungen. — «CDI — Forschungsheft», 1936, В. 7.

7. И. А. Биргер, Расчет резьбовых соединений, ОБОРОНГИЗ, 1959.

8. И. Л. Клячкин. К решению задачи о распределении давления по виткам резьбы. — «Вестник машиностроения», № 3, 1964.

9. «Вестник высшей школы», № 6, стр. 61, 1961.

10. Как предотвратить ослабление болтового соединения. — «Новое в иностранной технике станкостроения», бюллетень ЦБТИ НКСС СССР, № 1, 1947.