## РАСЧЕТ РАСПРЕДЕЛЕНИЯ НАГРУЗКИ МЕЖДУ ВИТКАМИ РЕЗЬБЫ КОМБИНИРОВАНОГО СОЕДИНЕНИЯ БОЛТ-ГАЙКА И СТЯЖКА

Жигилий Д.А., ст. преподаватель, Гончарова А.Н., студентка, СумГУ, г. Сумы

Соединение деталей резьбы являются одним из старейших и наиболее распространенным видом разъемного соединения. К ним относятся соединения с помощью болтов, винтов и винтовых стяжек.

В работе произведен расчет комбинированной стяжки, часть которой работает в режиме болт-гайка, а часть – стяжка. Схема соединения приведена на рисунке.

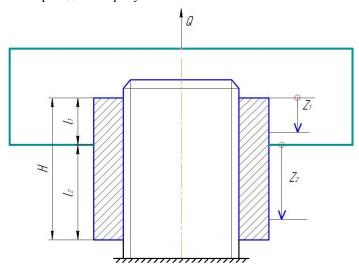


Рисунок - Схема соединения комбинированной стяжки, часть которой работает в режиме болт-гайка, а часть – стяжка

Инженерный расчет распределения нагрузки между витками резьбы согласно [1] выполняют, используя простейшую модель формы детали (болта, гайки) в виде стержня. Упрощенная схематизация реальной детали осуществляется путем разделения ее деформаций на общие (растяжение и сжатие тел болта и гайки) и местные (изгиб и сдвиг витков резьбы). При этом осевое смещение точки витка в некотором сечении представляется в виде алгебраической суммы перемещений сопряженных точек витков болта и гайки в результате растяжения и сжатия их тел, а также перемещений в результате изгиба и сдвига витков относительно тел болта и гайки.

Показано, что распределения нагрузки между витками резьбы подчинено дифференциальному уравнению:

$$q''(z) - m^2 q(z) = 0,$$
 (1)

где 
$$m=\sqrt{\beta/\gamma}$$
 , а  $\beta=\frac{1}{E_1A_1}+\frac{1}{E_2A_2}$  ;  $\gamma=\frac{P^2}{f}\bigg(\frac{\Lambda_1}{E_1}+\frac{\Lambda_2}{E_2}\bigg)$  ;

P — ширина основания витка,  $E_1$ ,  $A_1$ ,  $E_2$ ,  $A_2$  — продольный модуль упругости материала и площадь поперечного сечения болта и гайки,  $\Lambda_1$ ,  $\Lambda_2$  — безразмерные коэффициенты, зависящие от геометрических параметров резьбы и всего соединения, f - проекция боковой поверхности витка на плоскость, перпендикулярную оси z.

Пусть  $l_1/l_2 = \mu$  ,  $F_1/F_2 = \lambda$  , где  $F_1$ ,  $F_2$  – осевые силы, приходящиеся на 1-й и 2-й участки соответственно (  $F_1 + F_2 = Q$  ).

Тогда законы распределения нагрузки по виткам:

соединения типа болт—гайка 
$$q_1\!\left(z_1\right) \!=\! \frac{F_1 \cdot m}{sh\!\left(m \cdot l_1\right)} \cdot ch\!\left(m \cdot z_1\right), \ 0 \!\leq\! z_1 \!\leq\! l_1$$
 ;

соединения типа стяжка

$$q_2\!\left(z_2\right)\!=\!\frac{F_2\cdot m}{\beta\cdot sh\!\left(m\cdot l_2\right)}\cdot\!\left(\!\frac{ch\!\left(m\cdot z_2\right)}{E_1A_1}\!+\!\frac{ch\!\left(m\cdot\!\left(l_2-z_2\right)\!\right)}{E_2A_2}\!\right)\!,\ 0\!\leq\! z_1\!\leq\! l_2\,.$$

Из условия совместной работы  $q_1(l_1) = q_2(0)$  получено зависимость распределения полной нагрузки по участкам резьбы, работающей в разных режимах,  $F_1/F_2 = \lambda(\mu)$ .

Расстояние до сечения  $z_{2min}$ , в котором  $q_2(z_2)$  принимает минимальное значение, определяется из уравнения  $th(m\cdot z_{2min}) = \frac{sh(m\cdot l_2)}{ch(m\cdot l_2) + \frac{E_2A_2}{E_1A_1}}$  по обычным правилам нахождения минимума.

Методом наименьших квадратов оптимизировано  $\mu$  – соотношение длин  $l_1$  и  $l_2$  из условия минимума функции:

$$\begin{split} &\Delta(\mu)\!=\!(q_1(z_1)\!-\!q_1(l_1)\!)^2+\!(q_1(z_1)\!-\!q_2(l_2)\!)^2+\!(q_1(z_1)\!-\!q_2(z_{2min})\!)^2+\\ &+(q_1(l_1)\!-\!q_2(l_2)\!)^2+\!(q_1(l_1)\!-\!q_2(z_{2min})\!)^2+\!(q_2(l_2)\!-\!q_2(z_{2min})\!)^2 \end{split}$$

## Список литературы

1. Биргер И.А. Резьбовые и фланцевые соединения. / Биргер И.А., Иосилевич Г.Б. - М.: Машиностроение, 1990. - 368 с.