Практическая работа №2

РАСЧЕТ НАДЕЖНОСТИ РЕЗЬБОВЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Задание 2

Требуется:

- 1) выполнить вероятностный расчет работоспособности и надежности резьбового соединения;
- 2) определить среднее значение силы затяжки;
- 3) определить среднее значение действующего напряжения в резьбовом соединении.

Методические указания по выполнению задания

Вероятностный расчет работоспособности и надежности резьбового соединения сводится к оценке вероятности P безотказной работы соединения, в простейшем предположении равной произведению вероятностей безотказной работы по основным критериям: нераскрытию стыка P_1 , статической прочности болтов P_2 и сопротивления усталости P_3 :

$$P = P_1 \cdot P_2 \cdot P_3.$$

Вероятность безотказной работы по критерию нераскрытия стыка P_I определяется по табл. П1 приложения в зависимости от величины U_{pI} , равной:

$$U_{p1} = -\frac{\bar{n}_1 - 1}{\sqrt{\bar{n}_1^2 \cdot V_{\text{3aT}}^2 + V_F^2}},$$

где $V_{\text{зат}} = 0.09$ — коэффициент вариации силы затяжки; $V_F = 0.1$ —коэффициент вариации силы, раскрывающей стык; \bar{n}_1 — коэффициент запаса нераскрытия стыка по средним нагрузкам:

$$\bar{n}_1 = \frac{\bar{F}_{\text{3aT}}}{\beta_c \bar{F}(1-\chi)},$$

где $\bar{F}_{\rm 3aT}$ и \bar{F} – среднее значение силы затяжки и максимальной силы нагрузки цикла, H; $\beta_c = 1,1$ – коэффициент, учитывающий возможное ослабление затяжки вследствие стыков; $\chi = 0,2$ – коэффициент основной нагрузки.

Среднее значение силы затяжки определяется по формуле

$$ar{F}_{
m 3aT} = rac{0.5ar{\sigma}_t\pi d_p^2}{4}$$
 ,

где $\bar{\sigma}_t$ — среднее значение предела текучести материала болта, МПа; d_p — диаметр болта, мм.

					Практическая работа №2			
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата	,			
Разр	αδ.	Γαлицкий И.П.			Расчет надежности	Лит.	Лист	Листов
Прове	₽ <i>p.</i>	Шишков С.В.			l ' '		1	3
Реценз.					резьбовых соединений	ГГТУ им. П.О. Сухого,		
Н. Ко	нтр.					' ' ' -		
Утверд.						Гр. ТТ–31		-31

Вероятность безотказной работы по критерию статической прочности стыка P_2 определяется по табл. П1 приложения в зависимости от величины U_{p2} , равной:

$$U_{p2} = -\frac{\bar{n}_2 - 1}{\sqrt{\bar{n}_2^2 {V_{\sigma t}}^2 + {V_{\rm sar}}^2}},$$

где $V_{\sigma t}=0.06$ – коэффициент вариации предела текучести материала болта; \bar{n}_2 – коэффициент запаса прочности по средним напряжениям:

$$\bar{n}_2 = \frac{\bar{\sigma}_t}{\bar{\sigma}_{\mathrm{pac}}}$$
,

где $\bar{\sigma}_{\mathrm{pac}}$ — среднее значение расчетного напряжения:

$$\bar{\sigma}_{\rm pac} = \frac{4}{\pi d_p^2} (1.3 \bar{F}_{\rm 3ar} + \chi \bar{F}).$$

Вероятность безотказной работы по критерию сопротивления усталости P_3 определяется по табл. П1 приложения в зависимости от величины U_{p3} , равной:

$$U_{p3} = -\frac{\bar{n}_3 - 1}{\sqrt{\bar{n}_3^2 \cdot V_{-1\sigma}^2 + V_F^2}},$$

где $V_F = 0,1$ – коэффициент вариации силы; $V_{-1\partial}$ – коэффициент вариации предела выносливости:

$$V_{-1\,\partial} = \sqrt{V_{\partial}^2 + V_{\Pi\Pi}^2 + V_{\alpha}^2},$$

где $V_{\partial} = 0.06-0.08$ – коэффициент вариации предела выносливости деталей одной плавки; $V_{\text{пл}} = 0.08$ – коэффициент среднего предела выносливости по плавкам; $V_{\alpha} = 0.023$ – коэффициент концентрации напряжений.

Коэффициент запаса прочности по средним напряжениям определяется по формуле

$$\bar{n}_3 = \frac{\bar{\sigma}_{-1\,\theta}}{\bar{\sigma}_{\alpha}},$$

где $\sigma_{-1\partial}$ – среднее значение предела выносливости болта, МПа:

$$\bar{\sigma}_{-1\,\partial} = \bar{\sigma}_{-1} rac{arepsilon_{\sigma}}{k_{\sigma}} eta eta_{
m ym}$$

где $\bar{\sigma}_{-1}$ — среднее значение предела выносливости гладкого образца, МПа; $\varepsilon_{\sigma}=1,0$ — коэффициент влияния абсолютных размеров; $k_{\sigma}=3,0$ — среднее значение коэффициента концентрации напряжений; $\beta=1,5-1,6$ -коэффициент соединения; $\beta_{\rm vn}=1,2-1,3$ — коэффициент технологического упрочнения.

Среднее значения действующего напряжения определяется по формуле

$$\bar{\sigma}_{\alpha} = \frac{4}{\pi d_{n}^{2}} \left[0.5 \chi \bar{F} + \frac{\Psi}{k_{\sigma}} (\bar{F}_{\text{3aT}} + 0.5 \chi \bar{F}) \right],$$

Изм.	Лист	№ доким.	Подпись	Лата

где $\psi = 0,1$ – коэффициент чувствительности материала к асимметрии цикла.

При выполнении задания необходимо принимать исходные данные, которые приведены в табл. П9 приложения.

Практическая часть

$$\begin{split} \bar{F}_{\rm 3aT} &= \frac{0.5\bar{\sigma}_t\pi d_p^2}{4} = \frac{0.5\cdot 310\cdot \pi \cdot 9.35^2}{4} = 10642.53 \text{ H.} \\ \bar{\sigma}_\alpha &= \frac{4}{\pi d_p^2} \Big[0.5\chi \bar{F} + \frac{\psi}{k_\sigma} (\bar{F}_{\rm 3aT} + 0.5\chi \bar{F}) \Big] = \\ &= \frac{4}{\pi \cdot 9.35^2} \Big[0.5 \cdot 0.2 \cdot 6000 + \frac{0.1}{3} (10642.53 + 0.5 \cdot 0.2 \cdot 6000) \Big] = \\ &= 63.32 \text{ M}\Pi \text{a.} \\ \bar{\sigma}_{-1\,\bar{\theta}} &= \bar{\sigma}_{-1} \frac{\varepsilon_\sigma}{k_\sigma} \beta \beta_{\rm yn} = 200 \cdot \frac{1}{3} \cdot 1.5 \cdot 1.2 = 120 \text{ M}\Pi \text{a.} \\ \bar{\pi}_3 &= \frac{\bar{\sigma}_{-1\,\bar{\theta}}}{\bar{\sigma}_\alpha} = \frac{120}{63.32} = 1.9. \\ V_{-1\,\bar{\theta}} &= \sqrt{V_{\bar{\theta}}^2 + V_{\rm nn}^2 + V_{\alpha}^2} = \sqrt{0.07^2 + 0.08^2 + 0.023^2} = 0.109. \\ U_{p3} &= -\frac{\bar{n}_3 - 1}{\sqrt{\bar{n}_3^2 \cdot V_{-1\sigma}^2 + V_F^2}} = -\frac{1.9 - 1}{\sqrt{1.9^2 \cdot 0.109^2 + 0.1^2}} = -3.9; \ P_3 = 0.9999. \\ \bar{\sigma}_{\rm pac} &= \frac{4}{\pi d_p^2} (1.3\bar{F}_{\rm 3aT} + \chi \bar{F}) = \frac{4}{\pi \cdot 9.35^2} (1.3 \cdot 10642.53 + 0.2 \cdot 6000) = 218.98 \text{ M}\Pi \text{a.} \\ \bar{n}_2 &= \frac{\bar{\sigma}_t}{\bar{\sigma}_{\rm pac}} = \frac{310}{218.98} = 1.42. \\ U_{p2} &= -\frac{\bar{n}_2 - 1}{\sqrt{\bar{n}_2^2 \cdot V_{\sigma t}^2 + V_{\rm sar}^2}} = -\frac{1.42 - 1}{\sqrt{1.42^2 \cdot 0.06^2 + 0.09^2}} = -3.39; \ P_2 = 0.99996. \\ \bar{n}_1 &= \frac{\bar{F}_{\rm 3aT}}{\beta_c \bar{F} (1 - \chi)} = \frac{10642.53}{1.1 \cdot 6000(1 - 0.2)} = 2.0156 \\ U_{p1} &= -\frac{\bar{n}_1 - 1}{\sqrt{\bar{n}_1^2 \cdot V_{\rm 3aT}^2 + V_F^2}} = -\frac{2.0156 - 1}{\sqrt{2.0156^2 \cdot 0.09^2 + 0.1^2}} = -4.903; \ P_1 = 0.9999. \\ P_2 &= P_1 \cdot P_2 \cdot P_2 = 0.9999 \cdot 0.9996 \cdot 0.9999 = 0.9994. \\ \end{pmatrix}$$

Вывод: в ходе расчётов выяснили, что соединение довольно надёжное.

			·	
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата