Задание ИДЗ по дисц. Исслед. процессов обраб рез и РИ» Влияние вида нагрузки на передней поверхности резца на НДС режущего клина при обработке стали

Для расчёта на прочность **неизношенного** режущего инструмента необходимо в качестве внешней нагрузки на передней поверхности прикладывать не сосредоточенные технологические (P_z , P_y и P_x) или физические (N и F) составляющие силы резания, а

распределённые нормальные о и касательные т контактные напряжения. При этом необходимо знать законы их распределения (диаграммы, графики или эпюры контактных напряжений).

Для изучения распределения контактных напряжений используется разрезного резца [1-8]. метод Первоначально получаются ступенчатые диаграммы (гистограммы) распределения удельных контактных нормальных q_{Ni} и касательных *q_{Fi}* нагрузок (Н/мм², или МПа. принимая во внимание что $1 \text{ H/mm}^2 = 1 \text{ M}\Pi a$), т.е. сил N и F, приходящихся на один квадратный миллиметр плошали передней поверхности контакта стружки с передней поверхностью (рис. 1). При ЭТОМ $q_{Ni} = \Delta N_i / (\Delta x_{ci} \cdot b), \quad q_{Fi} = \Delta F_i / (\Delta x_{ci} \cdot b), \quad rge$ ΔN_i и ΔF_i – изменение нормальных и касательных сил (приращение сил) (Н) длиной на участке Δx_{ci} (MM) на пластине **B**, **b** – ширина контакта стружки с передней поверхностью (мм).

Чем меньше **приращение** длины контакта стружки с поверхностью основной измерительной пластины Bразрезного резца Δx_{ci} (мм) [3], тем выше точность формы графиков (эпюр) нормальные σ и касательные τ контактные напряжения.

Графики этих контактные напряжений получаются проведением линий через **середины** ступеней соответствующей гистограммы (рис. 1).

Анализ гистограмм и полученных графиков σ и τ показывает, что эпюру касательных τ контактных напряжений можно немного упростить, принимая, что на длине $c_1 = 0,5 \cdot c$ от режущей кромки график τ проходит параллельно передней поверхности резца, т.е. $\tau_{max} = \tau_{const}$ (рис. 2).

При дальнейшем отдалении от режущей кромки график τ прямо пропорционально уменьшается до нуля в точке отрыва стружки от передней поверхности, т.е. при x = c.



Рис. 1. Гистограммы удельных касательной q_{Fi} и нормальной q_{Ni} сил (МПа) на *i*-том участке пластины *B*. Абсцисса – расстояние от режущей кромки x_{Ai} (мм). Сталь 40X – T15K6, $\gamma = +7^{\circ}$; $\nu = 120$ м/мин; a = s = 0,368 мм; b = 4 мм; c = 1,844 мм; $c_1 = 0,922$ мм; $P_{y \, \text{эксп}} = 1623$ H; $P_{z \, \text{эксп}} = 3061$ H; $F_{\text{эксп}} = 2014$ H; $N_{\text{эксп}} = 2837$ H.





Такая форма графика τ позволяет использовать формулу $\tau_{const} = \tau_{max} = F/(0,75 \cdot c \cdot b)$ для расчёта величины касательных контактные напряжений на первой половине контакта стружки с передней поверхностью режущего инструмента.

Форма графика нормальных о контактных напряжений более сложная (рис. 1 и 2), и требуется тщательный анализ для его построения.

Для упрощения задачи приложения внешней нагрузки к 3-D модели режущего инструмента при расчёте напряжённодеформированного состояния (НДС) режущего клина принимают следующие виды внешней нагрузки:



1) принимается, что прикладываются силы в виде технологических сил P_z , P_y и P_x , т.е. без учёта величины переднего угла γ , действующие на ограниченной площади шириной **b** и диной 0,2 · c на расстоянии 0,3 · c от режущей кромки (рис. 3). Такой выбор места приложения сил обусловлен их приложением в центре действия сил, определяемый в основном распределением нормальных контактных напряжений и который будет расположен ближе к режущей кромке согласно рис. 1 и 2. Для предотвращения эффекта концентрации нагрузки они обычно распределяются на

небольшой площади, поэтому рассчитываются удельная тангенциальная нагрузка $\boldsymbol{q}_{\boldsymbol{P}\boldsymbol{z}} = \boldsymbol{P}_{\boldsymbol{z}} / (0, 2 \cdot \boldsymbol{c} \cdot \boldsymbol{b}),$ действующая вертикально, удельная И горизонтальная нагрузка $\boldsymbol{q}_{\boldsymbol{P}\boldsymbol{x}\boldsymbol{y}} = \boldsymbol{P}_{\boldsymbol{x}\boldsymbol{y}} / (0, 2 \cdot \boldsymbol{c} \cdot \boldsymbol{b}),$ действующая В горизонтальной плоскости (в основной плоскости) Рассматриваем вариант из рис. 2, когда **Р**_{у эксп}=1623 H; $P_{z \text{ эксп}} = 3061 \text{ H};$

2) принимается, что прикладываются силы В виде физических составляющих силы резания N и F, т.е. с учётом величины переднего угла у, действующих на ограниченной площади шириной **b** и диной $0,2 \cdot c$ на расстоянии $0,3 \cdot c$ от кромки режущей (рис. 4). Для предотвращения эффекта концентрации нагрузки они обычно распределяются небольшой площади, на поэтому рассчитываются удельная нормальная нагрузка $q_{N cocp} = N/(0, 2 \cdot c \cdot b),$ перпендикулярно действующая передней поверхности, и удельная касательная нагрузка $q_{F cocp} = \mathbf{F}/(0, 2 \cdot \mathbf{c} \cdot \mathbf{b}),$ действующая вдоль



Рис. 4. Нагрузка условно сосредоточенными физическими составляющими силы резания N и F (H), действующими на небольшой площадке $0,2 \cdot c \cdot b$ (мм²) **a**) – при переднем угле $\gamma=0^{\circ}$; **б**) – при переднем угле $\gamma>0^{\circ}$;



передней поверхности. Физические составляющие рассчитываются по уравнениям (1) и (2) при **положительном** переднем угле γ согласно рис. 5;

 $N = N_{Pz} - N_{Py} = P_z \cdot \cos \gamma - P_y \cdot \sin \gamma; \quad (1)$

 $\mathbf{F} = F_{Py} + F_{Pz} = P_y \cdot \cos \gamma + P_z \cdot \sin \gamma. \quad (2)$

Рассматриваем вариант из рис. 2, когда $P_{y \text{ эксп}}$ =1623 H; $P_{z \text{ эксп}}$ =3061 H; $F_{\text{эксп}}$ =2014 H; $N_{\text{эксп}}$ =2837 H.

3) принимается, что прикладываются нагрузки в виде равномерно распределённых удельных физических составляющих силы резания N и F (см. рис. 6). Они рассчитываются по формулам:

 $q_N = N_{3\kappa c \pi}/(c b),$

$$\mathbf{T}_{F} = \mathbf{F}_{\mathcal{H}_{C}}/(c b);$$

физических составляющих силы резания

распределённой

Рассматриваем вариант из рис. 2, когда $P_{y \text{ эксп}}$ =1623 H; $P_{z \text{ эксп}}$ = 3061 H; $F_{\text{эксп}}$ =2014 H; $N_{\text{эксп}}$ =2837 H.

4) принимается, что прикладываются нормальные контактные нагрузки σ в виде треугольника, а касательные τ – в виде равномерно распределённых (рис. 7). Последние имеют небольшую величину по сравнению с нормальными и поэтому ошибки будет небольшая, что позволяет упростить расчёт и построение эпюры. Основные параметры эпюр рассчитываются по формулам:

 $\sigma_{\text{max}} = 2N_{3\kappa c \pi}/(c b); \tau_{\text{const}} = F_{3\kappa c \pi}/(2 c b);$

Рассматриваем вариант из рис. 2, когда $P_{y \text{ эксп}}$ =1623 H; $P_{z \text{ эксп}}$ = 3061 H; $F_{\text{эксп}}$ =2014 H; $N_{\text{эксп}}$ =2837 H.



Рис. 6. Приложение равномерно

нагрузки

OT

Рис. 7. Приложение равномерно распределённой нагрузки τ и нормальных контактных напряжений σ по закону треугольника

5) принимается, что прикладываются нормальные контактные нагрузки σ в виде треугольника, а касательные τ – в виде эпюр, форма которой экспериментально выявлена (рис. 1, 3, 8). Основные параметры эпюр рассчитываются по формулам: $\sigma_{max}=2N_{3\kappa cn}/(c b)$;

 $\tau_{\text{const}} = F_{3\kappa c \pi} / (0, 75 \cdot c \cdot b).$

Рассматриваем вариант из рис. 2, когда $P_{y \text{ эксп}}$ =1623 H; $P_{z \text{ эксп}}$ = 3061 H; $F_{\text{эксп}}$ =2014 H; $N_{\text{эксп}}$ =2837 H.

6) принимается, что контактные нагрузки прикладываются в виде эпюр, форма которых экспериментально выявлена (рис. 1, 2). Основные параметры эпюр указаны на рис. 2.

Рассматриваем вариант из рис. 2, когда $P_{y \text{ эксп}}$ =1623 H; $P_{z \text{ эксп}}$ = 3061 H; $F_{\text{эксп}}$ =2014 H; $N_{\text{эксп}}$ =2837 H.

Для выявления влияния вида нагрузки на НДС режущего клина создаём 3-D модель простого резца (см. рис. 9) с размерами l = 20 мм, h = 5 мм, шириной b = 4 мм, $\gamma = 7^{\circ}$ из твёрдого сплава T15К6 и прикладываем к ней поочерёдно вышеуказанные нагрузки 6 видов.



гис. 8. приложение контактных напряжений τ по выявленной форме и нормальных контактных напряжений σ по закону треугольника В задании на расчёт программы ANSYS устанавливается необходимость расчёта эквивалентных напряжений σ_e ($\sigma_{3\kappa B}$) (построение поля распределения σ_e), нормальных напряжений в направлении осей OZ, OY, OX (σ_z , σ_y , σ_x ,), касательных напряжений в плоскостях ZY, ZX, XY (τ_{zy} , τ_{zx} , τ_{xy}), относительных эквивалентных деформаций $\varepsilon_{общ}$.



Рис. 9. 3-D модель простого резца

Сравниваем наибольшие напряжения σ_e

 $(\sigma_{3\kappa B})$, наибольшие положительные и отрицательные (наименьшие с учётом знака) напряжения σ_z , σ_y , σ_x , τ_{zy} , τ_{zx} , τ_{xy} , наибольшую относительную деформация $\varepsilon_{oбщ}$ всех 6 видов (см. таблицу 1 на следующей странице) и делаем выводы.

Список литературы

Бабаев А.С., Семёнов А.Р. 1. Козлов В. Н., Методы исследования процесса при обработке конструкционных стружкообразования сталей / **В.** Н. Козлов, А. С. Бабаев, А. Р. Семёнов // Современные проблемы машиностроения : сборник статей XVI Международной научно-технической конференции, г. Томск, 27 ноября – 1 декабря 2023 г. / Национальный исследовательский Томский политехнический (ТПУ) 2024. C. 217-222. университет Томск, _ URL: http://earchive.tpu.ru/handle/11683/77437.

2. Построение эпюр контактных напряжении на передней поверхности инструмента при обработке стали / В. Н. Козлов, Х. Чжан, Е. Н. Петровский // Современные проблемы машиностроения : сборник трудов XV Международной научно-технической конференции, г. Томск, 22-25 ноября 2022 г. / Национальный исследовательский Томский политехнический университет (ТПУ); ред. кол. Е. Н. Пашков [и др.]. — 2022. Современные проблемы машиностроения. [C. 94-97]. URL: http://earchive.tpu.ru/handle/11683/74379

3. Исследование распределения контактных напряжении на передней поверхности инструмента при обработке стали / В. Н. Козлов, Ц. Дин, В. Ли // Современные проблемы машиностроения : сборник трудов XV Международной научно-технической конференции, г. Томск, 22-25 ноября 2022 г. / Национальный исследовательский Томский политехнический университет (ТПУ) ; ред. кол. Е. Н. Пашков [и др.]. — 2022. — Современные проблемы машиностроения. — [С. 98-101]. — URL: http://earchive.tpu.ru/handle/11683/74380

4. Kozlov V.N., Babaev A. S., Shults N. A. [et al.] Study of a Methodology for Calculating Contact Stresses during Blade Processing of Structural Steel / V. N. Kozlov, A. S. Babaev, N. A. Shults [et al.] // Metals. – 2023. – Vol. 13, iss. 12. – Article number 2009, 16 p. – URL: <u>https://doi.org/10.3390/met13122009</u>.

5. Влияние переднего угла на физические составляющие силы резания при обработке стали / В. Н. Козлов, Ц. Дин, Х. Чжан [и др.] ; Национальный исследовательский Томский политехнический университет // Современные проблемы машиностроения : сборник статей XVI Международной научно-технической конференции, г. Томск, 27 ноября – 1 декабря 2023 г. / Национальный исследовательский Томский политехнический университет (ТПУ) ; ред кол. А. И. Сечин, М. С. Кухта, А. А. Моховиков [и др.]. — Томск, 2024. — Современные проблемы машиностроения. — С. 225-227. — URL: <u>http://earchive.tpu.ru/handle/11683/77439</u>.

6. Исследование и моделирование НДС в зоне стружкообразования при обработке стали 40Х / В. Н. Козлов, Ц. Дин, Х. Чжан ; Национальный исследовательский Томский политехнический университет // Современные проблемы машиностроения : сборник

статей XVI Международной научно-технической конференции, г. Томск, 27 ноября – 1 декабря 2023 г. / Национальный исследовательский Томский политехнический университет (ТПУ) ; ред кол. А. И. Сечин, М. С. Кухта, А. А. Моховиков [и др.]. — Томск, 2024. — Современные проблемы машиностроения. — С. 228-233. — URL: http://earchive.tpu.ru/handle/11683/77440

7. Real-time determination of cutting force coefficients without cutting geometry restriction / B.Tukora, T.Szalay // *InternationalJournal of Machine Tools and Manufacture*. – 2011. – Vol. 51 – No. 12. – P. 871-879. –doi:10.1016/j.ijmachtools.2011.08.003.

8. Unified cutting force model for turning, boring, drilling and milling operations / M.Kaymakci,Z.M.Kilic,Y.Altintas // *InternationalJournal of Machine Tools and Manufacture*. – 2012. – Vol. 54-55. – P. 34-45. –doi:10.1016/j.ijmachtools.2011.12.008



Рис. 10. Пример распределения эквивалентных напряжений при нагрузке по **схеме** №**6** (реальные эпюры)

| Вид внешней нагрузки | σ _{экв max} , М∏а | ε _{max} , MM/MM | Растяги- вающее _{σ_{x max}, МПа} | Сжимающее | Растягиваю- щее о _{у max} , МПа | Сжимающее | Растягиваю- щее о _{z max} , МПа | Сжимающее σ _{z max} , МПа | τ _{xymax} , MΠa | τ _{yz max} , MΠa | τ _{xz max} , MΠa |
|---|-------------------------------|-----------------------------|---|-----------|--|-----------|--|---------------------------------------|-----------------------------|------------------------------|------------------------------|
| 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 | 12 |
| Сосредоточен-ные силы <i>Рz и Рy</i> | | | | | | | | | | | |
| Сосредоточен-ные силы <i>N</i> и <i>F</i> | | | | | | | | | | | |
| Равномерное | | | | | | | | | | | |
| распределение <i>N</i> и <i>F</i> | | | | | | | | | | | |
| Нормальное | | | | | | | | | | | |
| конт.напряжение о | | | | | | | | | | | |
| по треугольнику и | | | | | | | | | | | |
| касательное т | | | | | | | | | | | |
| равномерное | | | | | | | | | | | |
| Нормальное | | | | | | | | | | | |
| конт.напряжение о | | | | | | | | | | | |
| по треугольнику и | | | | | | | | | | | |
| касательное τ | | | | | | | | | | | |
| реальное | | | | | | | | | | | |
| распределение | | | | | | | | | | | |
| Реальное | | | | | | | | | | | |
| распределение σ и | | | | | | | | | | | |
| t | | | | | | | | | | | |
| Самое критичное | | | | | | | | | | | |
| напряжение | | | | | | | | | | | |

Таблица 1 – Сравнения НДС при разных видах внешней нагрузки