Том 147 1966

ОБОСНОВАНИЕ ВЫБОРА СХЕМЫ ОБРАБОТКИ СТРУЖЕЧНЫХ КАНАВОК ДИСКОВЫХ ЗАТЫЛОВАННЫХ ФРЕЗ

А. А. АСМУС

(Представлена научным семинаром кафедр станков и резания металлов и технологии машиностроения)

При фрезеровании стружечных канавок дисковых затылованных

фрез применяются две различные схемы обработки:
1. Обработка на оправках, установленных в центрах делительной головки и задней бабки (рис. 1).

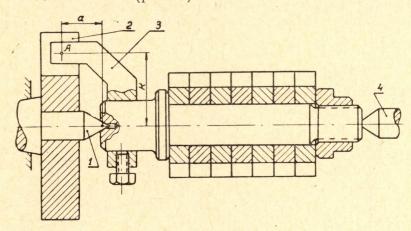


Рис. 1. 1 — центр делительной головки, 2 — поводок, 3 — хомутик, 4 — центр задней бабки

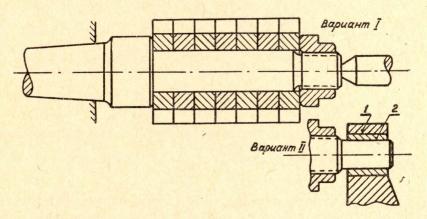


Рис. 2. 1 — задняя бабка специнльная, 2 — втулка разрезная

2. Обработка на оправках, которые закрепляются в конусе делительной головки (рис. 2).

13. Заказ 7656. 193 Очень важно, чтобы наибольшая накопленная ошибка окружных шагов после фрезерования была минимальной, чтобы не иметь повышенное биение режущих кромок на последующей операции— затылования профиля.

Погрешность окружного шага зависит от ряда факторов, основные из которых следующие: точность делительного механизма, эксцентриситет изделия относительно оси вращения шпинделя, жесткость системы СПИД и перекос оси вращения изделия относительно оси шпинделя делительного механизма.

Анализируя вышеуказанные схемы обработки, следует отметить, что с изменением схемы изменяются только жесткость системы СПИД и погрешности, вызванные перекосом осей. Остальные факторы не изменяются.

Разберем влияние каждого фактора.

Жесткость системы будет больше при применении схемы рис. 2, так как в этом случае нет подвижного соединения между центром приспособления и центровым отверстием оправки.

Кроме того, с целью увеличения жесткости целесообразно приме-

нять конструкцию задней бабки по варианту II рис. 2.

Ошибки окружного шага, вызванные перекосом осей На рис. 3. показан случай, когда имеет место перекос осей оправки

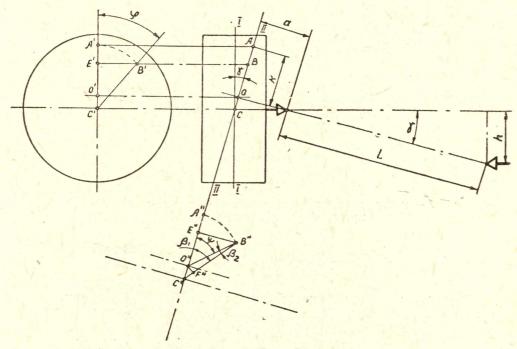


Рис. 3. Схема передачи вращения от шпинделя делительной головки на отправку. A — точка контакта хомутика с поводком

и шпинделя делительной головки. Из схемы видно, что при повороте шпинделя делительной головки на угол ф оправка с изделием повернется на угол ф, отличный от угла ф.

Сшибка окружного шага $\Delta \phi_n$ вызванная перекосом осей, определяется из зависимости

$$\Delta \varphi_n = (1) - \varphi$$
.

Чтобы установить зависимость между углами ф и ф, проанализируем схему рис. 3.

$$\psi = \beta_1 + \beta_2$$

$$tg \varphi = \frac{E'B'}{E'C'}; tg \beta_1 = \frac{E''B''}{E''C''};$$
(2)

$$E''B'' = E'B'; \quad E''C'' = \frac{E'C'}{\cos \gamma};$$

тогда

$$tgβ1 = \frac{E'B'}{E'C'}\cos\gamma \text{ τ. e. } tgβ1 = tgφ \cdot cosγ.$$
 (3)

$$\sin \beta_2 = \frac{O''F''}{O''B''}; \ O''F'' = C''O'' \cdot \sin \beta_1; \ C''O'' = CO = a \cdot \lg \gamma.$$

$$O''F'' = a \cdot \operatorname{tg} \gamma \cdot \sin \beta_1,$$

 $O''B'' = O''A'' = OA = k,$

т. е.

т. е.
$$\sin\beta_2 = \frac{a}{k} \cdot \lg\gamma \sin\beta_1;$$
 при малых значениях углов β_2 можно принять: $\beta_2 \approx \sin\beta_2$, следова-

тельно, $\beta_2 = \frac{a}{b} \cdot \operatorname{tg} \gamma \cdot \sin \beta_1$ в радианах

или в секундах
$$\beta_2 = 206 \cdot 10^3 \cdot \frac{a}{k} \cdot \operatorname{tg} \gamma \cdot \sin \beta_1$$
 (4)

Окончательно имеем

$$\Delta \varphi_{\Pi} = \psi - \varphi = \beta_1 + \beta_2 - \varphi. \tag{5}$$

 β_1 определяется по формуле (3), β2 определяется по формуле (4).

> Частный случай 1. $\gamma = 0$. Тогда $\beta_1 = \varphi$; следует из формулы (3), $\beta_2 = 0$; следует из формулы (4).

$$\Delta \phi_{\pi} = \beta_1 + \beta_2 - \phi = \phi - \phi = 0,$$

т. е. при $\gamma = 0$ ошибки при передаче вращения не будет.

Частный случай 2. a=0.

Тогда $\beta_2 = 0$; следует из формулы (4)

$$\Delta \varphi_{\pi} = \beta_1 - \varphi.$$

При малых углах γ ошибку $\Delta \varphi_{n}$ можно считать величиной малости второго порядка, что следует из формулы (3).

Величина a выбирается из конструктивных соображений, следовательно, при конструировании хомутиков надо стремиться, чтобы величина $a \to 0$. Ошибка $\Delta \varphi_{\pi}$ будет при этом минимальной.

Проанализируем, при каких значениях углов φ ошибка $\Delta \varphi_{\Pi}$ будет максимальной.

Из формулы (5) следует, что $\Delta \varphi_{\pi}$ примет максимальное значение при $(\beta_1 - \varphi)_{\text{max}}$ и $\beta_{2\text{max}}$.

При малых углах γ разность $\beta_1 - \varphi$ является величиной малости второго порядка, что следует из формулы (3).

195

Угол β_2 принимает максимальное значение при $\beta_1 = 90^\circ$ (см. фор-

Из формулы (3) при $\beta_1=90^\circ$ следует, что $\beta_1=\varphi$; тогда наибольшая ошибка $\Delta \varphi_{n_{max}}=\beta_1+\beta_2-\varphi=\beta_2$; имея в виду, что при $\beta_1=90^\circ$

$$\beta_2 = 206 \cdot 10^3 \cdot \frac{a}{k} \operatorname{tg} \gamma \operatorname{ cek},$$

окончательно имеем:

$$\Delta \varphi_{\Pi_{\text{max}}} = 206 \cdot 10^3 \cdot \frac{a}{k} \cdot \text{tg } \gamma \, ce\kappa. \tag{6}$$

Следует иметь в виду, что по формуле (6) определяется наибольшая положительная ошибка.

При $\varphi < 180^\circ$ ошибка $\Delta \varphi_{\pi}$ меняет знак.

Наибольшая отрицательная ошибка будет при $\beta_1 = 270^\circ$;

$$\Delta \varphi_{\pi_{\max}} = -206 \cdot 10^3 \cdot \frac{a}{k} \cdot \operatorname{tg} \gamma \operatorname{cek}.$$

Следовательно, наибольшая накопленная ошибка в пределах одного оборота, т. е. при изменении угла φ от 0 до 360°, определится по формуле

$$\Delta \varphi_{\Pi_{\max_{\Sigma}}} = 412 \cdot 10^{3} \cdot \frac{a}{k} \cdot \operatorname{tg} \gamma \, ce\kappa. \tag{7}$$

Аналогичные исследования проводились научно-техническим коллективом народного предприятия К. Цейс, Иена [1].

По данным [1] зависимость между углами ф и ф выражается

формулой

$$tg \psi = \frac{\sin \varphi}{\cos \gamma \cdot \cos \varphi + \frac{a}{k} \sin \gamma} . \tag{8}$$

При определении наибольшей ошибки в пределах одного оборота по формуле (8) получаются уменьшенные в два раза ошибки, чем при расчете по формуле (7). Это объясняется тем, что зависимость 8) не учитывает изменения знака ошибки при $\varphi > 180^\circ$.

Выводы

1. Применяемые в настоящее время две схемы (рис. 1 и рис. 2) обработки стружечных канавок дисковых затылованных фрез не обеспечивают одинаковой точности по накопленной погрешности окружного

Большие погрешности возникают при использовании схемы рис. 1, так как по сравнению со схемой рис. 2 схема 1 имеет меньшую жесткость и возникают дополнительные ошибки, вызванные перекосом осей вращения шпинделя и оправки.

2. Для определения наибольшей накопленной погрешности при перекосе осей выведена формула (7), которая дает более точные резуль-

таты по сравнению с формулой (8) [1].

3. Накопленную погрешность окружного шага в схеме 2 можно уменьшить за счет рациональной конструкции хомутика. Размер a хомутика следует выбирать возможно меньший, так как при $a \to 0 \Delta \phi_{\text{пmax}} \to 0$.

ЛИТЕРАТУРА

^{1.} Конструкции точных приборов. Перевод с немецкого Н. К. Деревенко. Машгиз, М., 1960.