Том 173

1970

ИССЛЕДОВАНИЕ ГЕОМЕТРИИ РЕЗЬБ, ОБРАБОТАННЫХ МЕТОДОМ ОБКАТКИ ПЛОСКОСТЬЮ

П. А. ЕКАТЕРИНЮК

(Представлена научным семинаром кафедры прикладной механики)

К подгруппе резьб, полученных обкаткой с плоскостью, относятся три технологических способа обработки винтовых поверхностей: накатка резьб крепежных винтов плоскими плашками, фрезерование резьб торцевой поверхностью фрезы и шлифование при окончательной обработке винтовых поверхностей ходовых винтов, червяков и накатных роликов плоской стороной шлифовального круга. Если отклонения, полученные в процессе накатки, у крепежных резьб существенного значения не имеют, так как они входят в поле допуска, то отклонения шлифованных винтовых поверхностей соразмерно с малыми допусками на изготовление будут довольно значительными.

Возникает необходимость определения величины развала впадины у шлифованных плоским кругом накатных роликов. С целью получения хорошей чистоты и высокой точности винтовую поверхность калибрующего участка накатного ролика шлифуют. Заборный конус шлифуют при периодических переточках.

Если геометрия винтовой поверхности заборного конуса на точность резьбы изделия никакого влияния не оказывает, а лишь несколько может влиять на величину и точку приложения сил сопротивления металла деформированию, то геометрия калибрующей части будет оказывать существенное влияние на точность накатываемого изделия.

Отклонения калибрующих витков резьбы ролика могут складываться или вычитаться с отклонениями резьбы изделия. Предварительные исследования показывают, что для случаев практики отклонения будут вычитаться:

$$\delta = \delta_1 - \delta_2,$$

где δ — отклонение резьбы изделия, накатанного роликом со шлифованной резьбой калибрующей части;

 δ_1 — отклонение изделия при накатке роликом с архимедовой винтовой поверхностью;

 δ_2 — отклонение, полученное при шлифовании калибрующей части резьбы накатного ролика.

Рессмотрим геометрию резьбы, полученной обкаткой с плоскостью, на примере технологического способа обработки— накатки плоскими плашками. Полученные выводы могут быть использованы и для других технологических способов обработки резьбы— шлифования плоскостью круга и фрезерования торцовой поверхностью фрезы.

При накатывании резьбы плоскими плашками искажение профиля резьбы будет меньше, чем при накатывании той же резьбы накатными роликами. У плоской плашки угол подъема гребня по высоте не изменяется и будет постоянным. Искажение профиля резьбы будет происхо-

дить за счет изменения по высоте витка угла подъема винтовой линии резьбы накатываемого

винта (рис. 1).

Рассмотрим геометрию резьбы в прямоугольной неподвижной системе координат х, у, г. Расположим накатываемое изделие так, чтобы его ось совпадала с осью г (рис. 2), а осевые линии гребней накатной плоской плашки были расположенатной плоскости уог и ны параллельно коордикоординатной плоскостью уох составляли угол λ.

Принимаем предварительно у винта в качестве «базовой» архимедову винтовую поверхность. Уравнение архимедовой

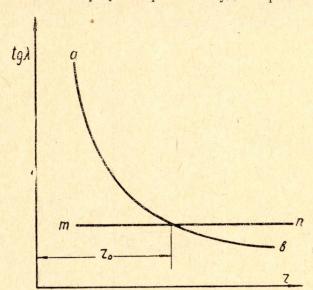


Рис. 1. График изменения тангенса угла подъема винтовой линии в зависимости от изменения радиуса цилиндрического сечения: ab — кривая изменения тангенса угла подъема у винтовой линии; mn — у плоскости

винтовой поверхности правого направления на основании построений (рис. 2) может быть выражено:

$$x = u \cos \alpha \cos \varphi;$$

$$y = u \cos \alpha \sin \varphi;$$

$$z = -u \sin \alpha + p\varphi$$
(1)

Калибрующая поверхность гребня плоской плашки представляет собой плоскость. Если калибрующую плоскость гребня продолжить, то она отсечет отрезки на координатных слоях x, y, t соответственно a, b и c. Уравнение плоскости в отрезках, отсекаемых на осях координат,

$$\frac{x}{a} + \frac{y}{b} + \frac{z_1}{c} = 1. {(2)}$$

Из построений (рис. 2) следует, что

$$a = \frac{c}{\lg \alpha}; \quad b = \frac{c}{\lg \lambda};$$
 (3)

где α — угол профиля резьбы;

λ — угол подъема средней винтовой линии, а у плоской плашки —

угол подъема гребня.

Выразим отрезки a и b через отрезок c и тангенсы углов α и λ . Подставим значение a и b из уравнения (3) в уравнение плоскости (2), причем, как видно из чертежа (рис. 2), b будет иметь отрицательное значение:

$$x \operatorname{tg} \alpha - y \operatorname{tg} \lambda + z_1 = c. \tag{4}$$

Числовое значение отрезка c определяем из третьего уравнения системы (1), приняв параметр u равным нулю, тогда

$$z = p\varphi_0$$
.

Если принять, что образующая винтовой поверхности будет совпадать с линией пересечения координатной плоскости *zox* и заданной пло-

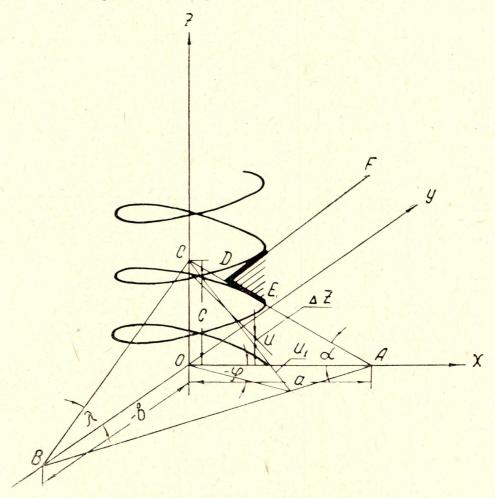


Рис. 2. Схема взаимодействия заданной архимедовой винтовой поверхности с калибрующей плоскостью плоской плашки (правая нарезка)

скости гребня плашки, то z в данном случае будет являться отсекаемым плоскостью на этой оси отрезком c. Значит,

$$c = p\varphi_0. (5)$$

Подставим значение c в уравнение (4), получим

$$z_1 = p\varphi_0 - x \operatorname{tg} \alpha + y \operatorname{tg} \lambda. \tag{6}$$

Числовое значение угла фо может быть принято

$$\varphi_0 = 2\pi n,\tag{7}$$

где n может быть целым и дробным числом, но для удобства расчета можно задавать целым числом n=1,2,3... Подставим значение φ_0 в уравнение (6), тогда

$$z_1 = 2\pi np - x \operatorname{tg} \alpha + y \operatorname{tg} \lambda. \tag{8}$$

Уравнение (5) является условием пересечения по линии, расположенной в координатной плоскости zоx, калибрующей поверхности пло-

ской плашки, выраженной уравнением (8) и винтовой поверхности изде-

лия, выраженной системой уравнений (1).

Угол поворота образующей удобнее в данном случае представить состоящим из двух частей постоянной $2\pi n$ и переменной φ . Тогда уравнение (1) можно записать так:

$$x = u \cos \alpha \cos (2\pi n \pm \varphi);$$

$$y = u \cos \alpha \sin (2\pi n \pm \varphi);$$

$$z = -u \sin \alpha + p (2\pi n \pm \varphi).$$
(9)

Значение угла $2\pi n$ у винтовой поверхности, выраженной системой уравнений (9), и калибрующей плоскости плоской плашки, выраженной уравнением (8), берется одно и то же, а угол φ может быть отрицательным или положительным. При положительном значении угла φ

$$x = u \cos \alpha \cos \varphi;$$

$$y = u \cos \alpha \sin \varphi;$$

$$z = -u \sin \alpha + p (2\pi n + \varphi).$$
(10)

Отрезки Δz , измеренные в направлении оси z и ограниченные двумя пересекающимися поверхностями: заданной «базовой» архимедовой винтовой поверхностью и калибрующей плоскостью гребня плашки, можно определить как разность между значениями z и z_1 уравнений (10) и (8):

$$\Delta z = z - z_1 = -u \sin \alpha + p (2\pi n + \varphi) - 2\pi n p + x \operatorname{tg} \alpha - y \operatorname{tg} \lambda. \tag{11}$$

Если подставим в уравнение (11) значение x из первого уравнения, а y из второго уравнения системы (10), то получим

$$\Delta z = -u \sin \alpha + u \sin \alpha \cos \varphi - \cos \alpha \lg \lambda \sin \varphi - p\varphi. \tag{12}$$

Числовое значение Δz может быть положительным и отрицательным. Положительное значение Δz будет соответствовать врезанию плоскости гребня в тело заданной «базовой» винтовой поверхности; отрицательное значение Δz будет обозначать зазор между заданной винтовой поверхностью и плоскостью гребня.

Возьмем частную производную стклонений Δz по углу ϕ , задав при

этом и постоянное начение, и приравняем ее нулю.

$$\frac{\partial \Delta z}{\partial \varphi} = -u \cos \alpha \operatorname{tg} \lambda \cos \varphi - u \sin \alpha \sin \varphi + p = 0. \tag{13}$$

Приравняв частную производную $\frac{\partial \Delta z}{\partial \varphi}$ нулю, мы получили уравнение

максимальных отклонений Δz_{max} . Уравнение (13) является также уравнением проекции на координатную плоскость хоу линии контакта сопряженной винтовой поверхности с плоскостью гребня плоской плашки.

В уравнении (13) две переменные величины u и ϕ , принимая числовое значение одной из переменных, мы сможем определить вторую. Подставив найденные значение u и ϕ в уравнение (12), найдем ряд максимальных отклонений $\Delta z_{\rm max}$. Заменим в уравнении (13) Соѕ ϕ через Sin ϕ и приведем уравнение к канонической форме

$$u^2\cos^2\alpha\left(\operatorname{tg}^2\lambda + \operatorname{tg}^2\alpha\right)\sin^2\varphi - 2pu\sin\alpha\sin\varphi - u^2\cos^2\alpha\operatorname{tg}^2\lambda + p^2 = 0. \tag{14}$$

Решая квадратное уравнение (18), при заданном u можно определить косинус и угол φ . Уравнения (12), (13), (14) можно несколько упростить, если заменить переменную u через r, где r — радиус-вектор.

Из чертежа (рис. 2)

$$r = u \cos \alpha; \quad \text{tg } \alpha = u \sin \alpha.$$
 (15)

Подставим в уравнение (14) значение уравнений (15), после подстановки и преобразования получим

$$r^{2} (\operatorname{tg}^{2} \lambda + \operatorname{tg}^{2} \alpha) \sin^{2} \varphi - 2pr \operatorname{tg} \alpha \sin \varphi - r^{2} \operatorname{tg}^{2} \lambda + p^{2} = 0.$$
 (16)

Решив уравнение второй степени, получим

$$\sin \varphi = \frac{p \operatorname{tg} \alpha - \operatorname{tg} \lambda \sqrt{r^2 (\operatorname{tg}^2 \alpha + \operatorname{tg}^2 \lambda - p^2)}}{r (\operatorname{tg}^2 \alpha + \operatorname{tg}^2 \lambda)}.$$
 (17)

Приняв значение r и подставив его в формулу (17), определим значение угла φ . Можно проводить исследование и другим путем. Преобразуем уравнение (12) и (13), заменив u на r из уравнений (15). После подстановки в уравнения (12) и (13) значения u

$$\Delta z = -r \operatorname{tg}\alpha (1 - \cos \varphi) - (r \operatorname{tg} \lambda \sin \varphi - p\varphi); \tag{18}$$

$$r = \frac{p}{\lg \lambda \cos \varphi + \lg \alpha \sin \varphi} \,. \tag{19}$$

Уравнения (18) и (19) могут быть использованы при определении расположения и величины площадок контакта возникающих на заборной части гребня при накатке и зависящих от величины подачи, угла подъема λ и параметра p.

Совместное решение уравнений (18) и (19) как системы и исключение переменного ϕ и его функций дает уравнение образующей сопряженной винтовой поверхности в отклонениях от прямолинейной образующей Δz .

Для быстрого выполнения расчетов можно пользоваться заранее составленными таблицами. Чтобы охватить все типоразмеры резьб, предусмотренные ГОСТами, и нестандартных резьб заборных конусов накатных роликов, необходимо постоянным α и p задавать различные значения и считать их переменными.

В уравнение (17) входят четыре переменные величины: p, α , λ и r в качестве аргументов и пятая Sin φ в качестве функции. Во второе уравнение (18) входят шесть переменных величин: Δz , α , λ , φ , p и r.

При таком количестве переменных трудно составить таблицы, которые охватывали бы все параметры применяемых в практике резьб. Такая таблица была бы слишком громоздкой и содержала бы около миллиона значений, причем многие значения либо повторялись бы, либо были очень близкими друг другу.

Поэтому появилась необходимость сгруппировать переменные и заменить их «групповыми коэффициентами».

Разделим все члены числителя и знаменателя правой части уравнения (17) на общий делитель $rtg^2\alpha$ и приравняем

$$tg\lambda = \frac{p}{r_0}. (20)$$

После подстановки получим

$$\sin \varphi = \frac{\frac{p}{r \lg \alpha} - \frac{p}{r_0 \lg \alpha} \sqrt{\frac{p^2}{r_0^2 \lg^2 \alpha} + 1 - \frac{p^2}{r^2 \lg^2 \alpha}}}{1 + \frac{p^2}{r_0^2 \lg^2 \alpha}}$$
(21)

Приравняем

$$q_0 = \frac{p}{r_0 \lg \alpha} \,, \tag{22}$$

$$q = \frac{p}{r \lg \alpha} \,, \tag{23}$$

где r_0 — радиус цилиндра, угол подъема винтовой линии которого равен углу подъема плоскости плашки; r — текущий радиус-вектор; p — величина перемещения в осевом направлении при повороте винта на угол, равный одному радиану; α — угол профиля; q и q_0 — групповые коэффициенты.

Введем в уравнением (21) групповые коэффициенты q и q_0 из зави-

симостей (22) и (23)

$$\sin \varphi = \frac{q - q_0 \sqrt{q_0^2 - q^2 + 1}}{1 + q_0^2}.$$
 (24)

Приравняем

$$K = \frac{q_0}{a} \,. \tag{25}$$

После подстановки значений q и q_0 из зависимостей (22) и (23) в зависимость (25) и сокращения

$$K = \frac{r}{r_0} \,. \tag{26}$$

Найдем значение из зависимости (25) и подставим его в уравнение (24).

$$\sin \varphi = \frac{q_0 \left[1 - \sqrt{q_0^2 (K^2 - 1) + K^2}\right]}{K \left(1 + q_0^2\right)}.$$
 (27)

С целью сокращения переменных произведем преобразование уравнения (18). Поделим обе части уравнения на $r \lg \alpha$ и введем вместо $\lg \lambda$ его значение из зависимости (20)

$$\frac{\Delta z}{r \lg \alpha} = -(1 - \cos \varphi) - \frac{p}{r_0 \lg \alpha} \sin \varphi + \frac{p}{r \lg \alpha} \varphi.$$

Заменим коэффициенты, стоящие перед синусом φ и значением угла φ , через q_0 и q из зависимости (22) и (23) и приравняем

$$\Delta z_1 = \frac{\Delta z}{r \lg \alpha} \,. \tag{23}$$

Тогда

$$\Delta z_1 = -(1 - \cos \varphi) - q_0 \sin \varphi + q\varphi. \tag{29}$$

Подставим вместо q в уравнение (29) его значение из зависимости (25)

$$\Delta z_1 = -\left(1 - \cos\varphi\right) + q_0 \left(\frac{\varphi}{K} - \sin\varphi\right). \tag{30}$$

Решая уравнения (27) и (30) как систему и задавшись значениями q_0 и K, мы найдем значение φ . После подстановки значения φ в уравнение (30) найдем удельную величину развала при обкатке винтовой поверхности с плоскостью — Δz . Чтобы найти полную величину одностороннего развала — Δz , необходимо воспользоваться зависимостью (28), по которой

$$\Delta z = \Delta z_1 r \operatorname{tg} \alpha. \tag{31}$$

Расчетные данные можно свести в таблицу, так как число значений не превышает полторы тысячи.

ЛИТЕРАТУРА

2. Ф. Л. Литвин. Новые виды цилиндрических червячных передач. Машгиз, 1962.

^{1.} Н. И. Колчин, Ф. Л. Литвин. Методы расчета при изготовлении и контроле зубчатых изделий. Машгиз, 1952.