(19) <u>SU (11)</u> 1642144 A1

(51)5 F 16 H 1/32, 25/04

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ КОМИТЕТ
ПО ИЗОБРЕТЕНИЯМ И ОТКРЫТИЯМ
ПРИ ГКНТ СССР

ОПИСАНИЕ ИЗОБРЕТЕНИЯ

К АВТОРСКОМУ СВИДЕТЕЛЬСТВУ



1

(21) 4612361/28

(22) 15.11.88

(46) 15.04.91. Бюл. № 14

(75) С. Г. Демидов

(53) 621.833.6(088.8)

(56) Патент США № 3459072, кл. 74-801, 1967,

Патент Франции № 2082558, кл. F 16 H 25/00, 1972.

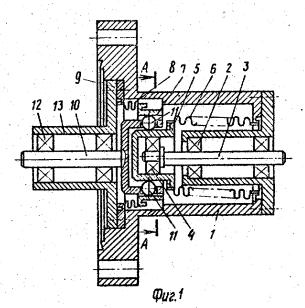
Авторское свидетельство СССР № 1477964, кл. F 16 H 1/32, 1987.

(54) ПЛАНЕТАРНАЯ ПЕРЕДАЧА

(57) Изобретение относится к вакуумной технике, передачам вращательного движения в герметизированный объем. Планетар-

ная передача содержит корпус 1, установленный в нем эксцентриковый вал 6, на котором закреплен ролик 8, перемещающий в радиальном направлении шарики 12, находящиеся в обойме 10, установленной в корпусе на опорах качения. Повышение кинематической точности планетарной передачи, расширение диапазона передаточных чисел достигаются упругой установкой колеса 7 на сильфоне 9 в корпусе 1, а также путем изготовления колеса с начальным радиусом, окружностями вершин и впадин, меньшими теоретических расчетных значений на величину, определяемую максимальной кинематической погрешностью передачи. 2 ил.

2



(19) SU (11) 1642144 A

Изобретение относится к вакуумной технике и может быть использовано в качестве привода прецизионного перемещения изделий в вакуумных технологических камерах.

Цель изобретения — повышение кинематической точности и расширение диапазона передаточных чисел за счет увеличения количества одновременно работающих шариков.

На фиг. 1 изображена передача, продольный разрез; на фиг. 2 – разрез А-А на фиг. 1.

Планетарная передача состоит из корпуса 1, установленного в нем на опорах 2, эксцентрикового вала 3, на котором на опоре 4 качения установлен ролик 5, сильфона 6, герметично присоединенного одним концом к корпусу 1, а другим - к ролику 5, центрального колеса 7 с внутренними зубьями, соединенного при помощи сильфона 8 с втулкой 9, закрепленной в корпусе 1, обоймы 10 с шариками 11 в отверстиях, взаимодействующими с зубьями центрального колеса 7. Обойма 10 установлена на опорах 25 12 качения в стакане 13, закрепленном в корпусе 1. Шарики 11 являются промежуточными телами в зацеплении. Профиль центрального колеса 7 описан эквидистантой кривой, определяемой уравнением

$$(ez_1\sqrt{1-1/z^2 \cdot \sin^2 z_2 \varphi} + \dots + e\cos z_2 \cdot \varphi) - 1/03 [ez_1 \times \sqrt{1-1/z^2 \cdot \sin^2 (F_{inf} z_2)} + e\cos (F_{inf} \cdot z_2)],$$

где φ – полярный угол;

Z1 - число шариков;

Z₂ — число зубьев центрального колеса: Fior — максимальная кинематическая по- 40 грешность;

е - межосевое расстояние.

Расстояние между кривой и ее эквидистантой равно радиусу шарика 11.

Планетарная передача работает следу- 45 ющим образом.

При вращении эксцентрикового вала 3 ролик 5 начинает перемещать шарики 11 в радиальном направлении в отверстиях

обсимы 10. Шариков на единицу меньше, чем зубцов центрального колеса 7. Шарики 11, взаимодействуя с профилем колеса 7. приводят во вращение обойму 10 — выходной вал передачи. Сильфон 6 обеспечивает герметизацию ввода.

Упругая установка колеса 7, выполнение траектории перемещения центра шариков по указанной кривой позволяют обеспечить достаточную равномерность прижима всех шариков 11 к профилю колеса 7, что обеспечивает повышение кинематической точности ввода за счет увеличения количества шариков в зацеплении (осреднение ошибки угла поворота за счет многопарности зацепления). Это позволяет также использовать данную передачу с диапазоном передаточных чисел от -2 до 10.

Формула изобретения

Планетарная передача, содержащая корпус, установленный в нем на опорах качения эксцентриковый вал, центральное колесо с внутренними зубьями, установленное в корпусе, ролик, закрепленный на эксцентриковом валу, обойму с шариками, установленную на опорах качения в корпусе, сильфон, герметично соединенный одним концом с роликом. а другим - с корпусом, отличающаясятем, что, с целью повышения кинематической точности и расширения диапазона передаточных чисел, передача снабжена дополнительным сильфоном, посредством которого установлено в корпусе центральное колесо, профиль последнего описан эквидистантой кривой, определяемой уравнением

$$(ez_1\sqrt{1-1/z^2\cdot\sin^2z_2\,\varphi} + e\cos z_2\cdot\varphi) - 1/03[ez_1 \times \sqrt{1-1/z^2\cdot\sin^2(F_{iof}z_2)} + e\cos(F_{iof}z_2)],$$
где е – межосевое расстояние;

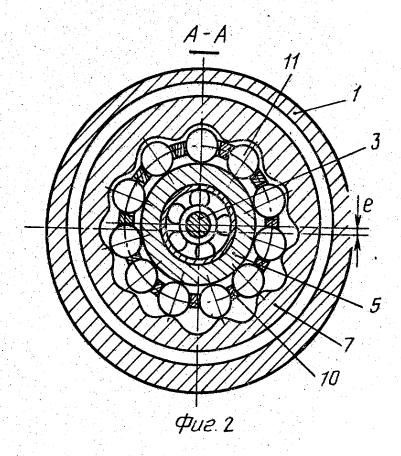
Z₁ – число шариков;

Z2 - число зубьев центрального колеса;

 φ — полярный угол;

F_{lor} – максимальная кинематическая погрешность,

а расстояние между кривой и ее эквидистантой равно радиусу шарика.



Редактор М.Келемеш

Составитель Г.Кузнецова Техред М.Моргентал

Корректор М. Демчик

Заказ 1135

Тираж 393

Подписное ВНИИПИ Государственного комитета по изобретениям и открытиям при ГКНТ СССР 113035. Москва, Ж-35, Раушская наб., 4/5