7. Висновки

Розроблена математична модель дозволяє врахувати усі фактори, що впливають на пристрій при роботі. При експлуатації пристрою практичне значення має рух лінії різу полірувального круга залежно від змінних величин: сил, що виникають при поліруванні, кутовій швидкості робочого органу, а також розмірних характеристик круга і шпинделя. Для встановлення характеру цього руху було розглянуто робочий орган, як жорстке тверде тіло, навантажене силами різання, що має можливість, за наявності однієї опори, змінювати своє положення в просторі. З урахуванням прийнятих систем координат положення робочого органу однозначно визначається кутами a, b, y; вони відображають рух допоміжної системи Ox₂y₂z₂.

Література

- 1. Бауман Н.Я. Технология производства паровых и газовых турбин. [Текст] / Бауман Н.Я., Яковлев М.И., Свечков И.Н. М.: Машиностроение, 1973, 464с.
- 2. Березкин В.В. Технология турбостроения. [Текст] / Березкин В.В. и др. Л.: Машиностроение, 1980, 720с.
- 3. Шубенко-Шубин Л. А. Прочность паровых турбин. [Текст] / Шубенко-Шубин Л. А. и др. М.: Машиностроение, 1973, 449с.

Аналізуються лінійно-пружні коливання поверхні оболонкової частини внутрішньої рамки тристепеневого астатичного гіроскопа в акустичних полях високого рівня — вище 150 дБ. Вирішується двовимірна задача переходу поверхні підвісу із стану абсолютно твердої в імпедансну

D-

-0

Ключові слова: форми коливань, оболонка, хвиля тиску, площина шпангаута

Анализируются линейно-упругие колебания поверхности оболочечной части внутренней рамки трехстепенного астатического гироскопа в акустических полях высокого уровня – выше 150 дБ. Решается двумерная задача перехода поверхности подвеса из состояния абсолютно твердой в импеданснию

Ключевые слова: формы колебаний, оболочка, волна давления, плоскость шпангоута

Linearly-elastic fluctuations of a surface envelope parts of an internal framework of a three-sedate astatic gyroscope in acoustic fields of high level - above 150 ∂B are analyzed. The two-dimensional problem of transition from a state of the surface of the suspension is absolutely solid in impedance is solved

Keywords: forms of fluctuations, shell, pressure wave, frame plane

1. Введение

Исследования относятся к области прикладной механики и посвящены изучению упругого взаимодействия механических систем подвеса гироскопа с проникающим акустическим излучением. Такой режим имеет место, например, при старте ракет носителей с поверхности Земли, из шахт, с платформ мобильного базирования.

Генерируемые в поверхности подвеса колебания и волны в своей совокупности могут привести к девиаУДК 629.7.054

ВОЛНОВЫЕ ПРОЦЕССЫ В КОЖУХЕ ТРЕХСТЕПЕННОГО АСТАТИЧЕСКОГО ГИРОСКОПА

В.В. Карачун Доктор технических наук, профессор, заведующий кафедрой* В.Н. Мельник

Доктор технических наук, профессор* *Кафедра биотехники и инженерии Национальный технический университет Украины «Киевский политехнический институт» пр. Победы, 37, г. Киев, Украина, 03056 Контактный тел.: (044) 454-94-51 E-mail: karachun 1@gala.net

ции оси фигуры в пространстве и послужить источником дополнительной погрешности курсоуказания.

2. Анализ состояния проблемы и постановка задачи исследований

Для измерения угла рыскания различного класса летательных аппаратов нашли широкое применение гироскопы направления на базе трехстепенного свободного гироскопа в кардановом подвесе [1]. Автономность инерциального указателя направления служит его главным достоинством, особенно ярко проявляющимся на высокоманевренных ЛА [2]. Вместе с тем, как оказалось, трехстепенному свободному гироскопу присущи погрешности измерений, обусловленные влиянием как внутренних, так и внешних причин [3]. Исследования ученых и специалистов ракетно-космической отрасли раскрыли механизм этого влияния и сформулировали конструкторско-технологические, а также автокомпенсационные методы уменьшения погрешностей измерений угла рыскания с помощью трехстепенного астатического гироскопа [4].

Создание современных мощных ракет-носителей послужило причиной появления еще одного негативного фактора влияющего на гироскоп – проникающего под Головной Аэродинамический Обтекатель (ГАО) акустического излучения [5]. Генерируемся в элементах подвеса вибрация стала причиной не только девиации, но и систематического дрейфа оси фигуры [6, 7, 8, 9].

Анализ упругого-напряженного состояния поверхности внутренней рамки, установление его структуры и особенностей составляют цель проведенных авторами исследований и служат фундаментом для дальнейшего выбора путей борьбы с этим явлением.

3. Двумерная задача упруго-податливой поверхности кожуха

Принимая во внимание тот факт, что жесткость внутренней рамки по ее протяженности значительно превышает жесткость по двум другим направлениям, ограничимся изучением тангенциальных и радиальных упругих перемещений под действием проникающей плоской волны

С учетом сказаного, можно представить тангенциальные V(t) и радиальные W(t) составляющие перемещений элементов поверхности цилиндрической части кожуха при воздействии на нее плоской монохроматической волны давления в виде: Другими словами:

$$v = 0; n = 0; v = 1; n = \frac{L}{z}; v = 2; n = \frac{2L}{z};$$

 $v = 3; n = \frac{3L}{z}; v = 4; n = \frac{4L}{z};$

Интересное явление наблюдается при выполнении условия

$$\omega^2 \rho - m^2 - \frac{1 - \sigma}{2} \left(\frac{n\pi}{L} \right)^2 = 0 \quad . \tag{2}$$

В этом случае отсутствуют только радиальные составляющие перемещения поверхности W(t), в то время как тангенциальные V(t) могут быть реализованы.

Соотношение (2) убедительно подчеркивает возможность обоюдного влияния продольных (п-форм) и поперечных (m-форм) колебаний, приводящее к взаимному их подавлению.

Преобразовав это соотношение к виду

$$\label{eq:phi} \Bigl(\omega\sqrt{\rho}-m\Bigr)\Bigl(\omega\sqrt{\rho}+m\Bigr) \!=\! \frac{1\!-\!\sigma}{2} \!\left(\frac{n\pi}{L}\right)^{\!2}\,,$$

логично сделать вывод о том, что в данном эффекте не принимают участия поперечные колебания с номерами форм

$$m = \omega \sqrt{\rho} . \tag{3}$$

Особое внимание следует уделить анализу условий возникновения особенностей, резонансных проявлений, когда величины перемещений могут неограниченно возрастать. Очевидно, что такие возможности оболочкой могут быть реализованы при условии:

$$\left[\omega^{2}\rho - m^{2} - \frac{1 - \sigma}{2} \left(\frac{n\pi}{L}\right)^{2}\right] \left\{ \left(\omega^{2}\rho + 1\right) + c^{2} \left[\left(\frac{m}{R}\right)^{2} + \left(\frac{n\pi}{L}\right)^{2}\right]^{2} \right\} = -m^{2}, \quad (4)$$

когда имеют место резонансные ча-

$$W(z,\beta,t) = \sum_{m=-\infty}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ \left[\omega^2 \rho - m^2 - \frac{1-\sigma}{2} \left(\frac{n\pi}{L} \right)^2 \right] \cdot \left[\frac{F_{mn}}{\Delta_{mn}} \exp\left(im\beta\right) \sin\left(\frac{n\pi z}{L}\right) \right] \right\}. (1)$$

Установленные соотношения позволяют провести качественную и количественную оценки возникающих в кожухе подвеса волновых процессов. Так, очевидно, что при некоторых условиях одновременно будут исчезать и тангенциальная, и радиальная составляющие перемещений. Этими условиями можно считать соотношения – $\frac{n\pi z}{L} = \nu \pi$, $\nu = 0, 1, 2, ...,$

 $V(z,\beta,t) = \sum_{m=-\infty}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} \left[-im \frac{F_{mn}}{\Delta_{mn}} e xp(im\beta) sin\left(\frac{n\pi z}{L}\right) \right];$

что соответствует присутствию форм $n = v \frac{L}{z}$.

$$\omega^{p} = (2\rho)^{-\frac{1}{2}} \left\{ \left\{ -\frac{h^{2}}{12R^{2}} \left[\left(\frac{m}{R} \right)^{2} + \left(\frac{n\pi}{L} \right)^{2} \right]^{2} + \frac{1-\sigma}{2} \left(\frac{n\pi}{L} \right)^{2} + m^{2} - 1 \pm \frac{h^{2}}{2R^{2}} \left[\left(\frac{m}{R} \right)^{2} + \left(\frac{n\pi}{L} \right)^{2} \right]^{2} + \frac{1-\sigma}{2} \left(\frac{n\pi}{L} \right)^{2} \right\}^{2} \left\{ \frac{h^{2}}{12R^{2}} \left[\left(\frac{m}{R} \right)^{2} + \left(\frac{n\pi}{L} \right)^{2} \right]^{2} + (5) + \frac{1-\sigma}{2} \left(\frac{n\pi}{L} \right)^{2} + m^{4} + 3 \right\}^{\frac{1}{2}} \right\}^{\frac{1}{2}}.$$

Полученное соотношение дает основание для утверждения, что низшие формы продольных колебаний практически не оказывают влияния на значения резонансных частот ω^p , в то время как поперечные (m-формы), начиная с четвертой, все в большей степени осуществляют это влияние. Исключением является случай m = 0, который, по сути дела, тривиальный.

Очевидно, что тангенциальная составляющая перемещений поверхности поплавка не будет содержать формы, где m=0. Другими словами, будут отсутствовать перемещения $V_{01},\ V_{03}$, V_{05} , V_{07} ,

Проведем численный анализ с целью установления степени влияния акустического излучения, например, при уровне давления P_0 равном 140 децибелам на состояние цилиндрической части поверхности кожуха подвеса гироскопа. Пусть $\sigma = 0.32$; L = 0.06м; $\rho = 2.7 \cdot 10^{-2} \text{Hc}^2 \text{m}^{-4}$; h = 1 $\cdot 10^{-3}$ м; c₂ = $\frac{h^2}{12R^2} = 2 \cdot 10^{-4}$; k₀ = $\frac{\omega}{c_0}$; c₀ = 330<c⁻¹; ω – частота падающей волны.

Вначале проанализируем отдельные, нижние формы, а затем оценим величину полных перемещений $-\sum_{m=-\infty}^{\infty}\sum_{n=1}^{\infty} W_{mn}$ и $\sum_{m=-\infty}^{\infty}\sum_{n=1}^{\infty} V_{mn}$ элементов цилиндрической поверхности кожуха.

Максимальные значения радиальные перемещения $W_{_{mn}}$ достигают в среднем шпангоуте $\left(z=\frac{L}{2}\right)$ и составляют около 4,471 µkм при частоте падающей волны $\omega\!=\!1\!\cdot\!10^3c^{-1}$ и приблизительно 4,590 µkм при частоте $\omega\!=\!3\!\cdot\!10^3c^{-1}$. Здесь $L\!=\!0,06$ м, m=0, n=1. Все остальные формы имеют существенно меньшие максимальные значения прогибов:

m = 1,	m = 6,
$n = 1 - W max = 0,426 \ \mu k M$	$n = 1 - W max = 0,063 \mu k M$
m = 2 ,	m = 7 ,
n=1 –Wmax=0,203 µkм	$n = 1 - W max = 0,054 \mu km$
m = 3,	m = 8 ,
n=1 –Wmax=0,133 µkм	n = 1 - W max = 0,047 µkм
m = 4,	m = 9,
n = 1 – W max = 0,095 µkм	n = 1 – W max = 0,041 µkм
m = 5,	m = 10 ,
$n = 1 - W \max = 0,076 \ \mu km$	$n = 1 - W \max = 0,036 \ \mu k M$.

Для более высоких номеров п значения величин W max еще меньше. Знак у параметра m не влияет на форму колебаний. Если зафиксировать значение параметра n (например, n=1), то можно определить m – формы радиальных колебаний цилиндрической поверхности кожуха для значений m, изменяющихся от 9 до нуля. При этом, увеличение номера n приводит к уменьшению радиальных перемещений W_{mn}.

4. Выводы

Полученные результаты позволяют не только оценить структуру генерируемых колебаний поверхности, но и проанализировать в дальнейшем их интегральное влияние на носитель кинетического момента в той части, где речь идет не только о девиации оси гироскопа, но и возможном дрейфе оси относительно исходного положения.

Наличие последнего факта может привести к потере устойчивости и выходе прибора из строя.

Литература

- Ишлинский, А.Ю. Механика гироскопических систем [Текст]/ А.Ю. Ишлинский. М.: Нац. акад. наук РФ, 1963. – 258с.
- Каргу, Л.И. О движении свободного гироскопа с учетом внутреннего трения в упругих элементах его конструкции [Текст] / Л.И.Каргу, И.М.Окон, Л.И. Роберман //Изв. АН СССР. Механика и машиностр. –1964. - № 3.–С. 11-16.
- Лестев, А.М. О движении статически сбалансированного гироскопа в кардановом подвесе, установленного на вибрирующем основании [Текст] / А.М. Лестев // Изв. ВУЗов СССР, Приборостроение. – 1962. – Т.6, № 1. – С. 29-31.
- Автокомпенсация инструментальных погрешностей гиросистем [Текст]: моногр. / С.М. Зельдович, М.И. Малтинский, И.М. Окон, Я.Г. Остромухов. – Л.: Судостроение, 1976. – 255с.
- Карачун, В. В. О колебаниях пластин при акустическом нагружении [Текст] / В. В. Карачун // Прикл. механика 1988. – Т.24, № 11. – С. 84-91.
- Карачун, В. В. Об одномерных изгибных колебаниях двухслойной пластины в поле избыточного давления [Текст] / В. В. Карачун // - Вестн. Киев, политехн. ин-та, Приборостр. - 1986. – Вып. 16. – С. 8-9.
- Мельник, В. Н. Дифракция звука на упругой цилиндрической оболочке [Текст] / В.Н. Мельник // Автоматизація виробничих процесів. -2000. -№1(10). –С.106-109.
- Карачун, В.В., Мельник В.М. Аеродинамічний шум та його вплив на девіацію гіроскопа [Текст] / В.В. Карачун, В.М. Мельник // Вісник ЖІТІ. – 2001. -№16/ Технічні науки. – С. 86-90.
- 9. Мельник, В.Н., Карачун В.В. Определение погрешностей гироскопического интегратора, обусловленных дифракцией звуковых волн [Текст] / В.Н. Мельник, В.В. Карачун // Прикл. механика 2004. Т.40, №3. –С.109-120.