

ица 1
—0,85"
—0,17
—0,18
—1,60
—0,37
1,23

V
нного
ления
угла
(6)
ско-
а 2
9"
ая
в
0
и

Незначительное расхождение средних квадратических погрешностей $m_{N'}$ и $m_{N''}$ измерения направления подтверждает одномерность выделения постоянной погрешности гирокопического ориентирования на пункте.

Список литературы: 1. Сидорик Р. С., Русин М. И. О точности определения астрономического азимута гиротеодолитом ГИ-Б2. — «Изв. вузов. геодезия и аэрофотосъемка», 1973, № 1. 2. Найденов Х. Р. По вопросу захватывания на жиротеодолите Gi-B2 в геодезической практике. — «Сб. науч. докл. и сообщ. НИИ геод. и картогр. Юбилейна научна сесия», София, 1970.

Работа поступила 24 мая 1977 года. Рекомендована кафедрой геодезии Львовского политехнического института.

УДК 528.51

А. Л. ОСТРОВСКИЙ, д-р техн. наук, В. П. ВАСИЛЬЧЕНКО

Львовский политехнический институт

ИССЛЕДОВАНИЕ ТОРСИОНОВ ГИРОТЕОДОЛИТОВ Ги-Б2 МОМ

Снижение влияния ошибок определения положения нуль-пункта свободных колебаний чувствительного элемента $A_{\text{пп}}$ на точечные результаты существенно повышает точность гирокопического ориентирования. Средняя квадратическая погрешность определения нуль-пункта свободных колебаний чувствительного элемента включает: погрешности системы слежения $m_{\text{сл}}$, погрешность определения нуль-пункта m_0 и погрешность, связанную с дрейфом нуль-пункта свободных колебаний m_d .

$$m_{A_{\text{пп}}} = \sqrt{m_{\text{сл}}^2 + m_0^2 + m_d^2}. \quad (1)$$

Из трех слагаемых подкоренного выражения формулы (1) дрейф нуль-пункта свободных колебаний m_d — одна из существенных погрешностей определения значения $A_{\text{пп}}$.

Детальное исследование сползания нуль-пункта свободных колебаний проведено Л. Ф. Грегерсоном [5]. Им определено более 1000 значений величины $A_{\text{пп}}$ по восьми точкам реверсий свободных колебаний и сделан ряд предложений, направленных на уменьшение дрейфа нуля. Характерный пример дрейфа нуль-пункта в трех сериях, взятый из исследований Л. Ф. Грегерсона, приведен в табл. 1. Анализируя все его исследования, нельзя не обратить внимание на следующие закономерности:

— дрейф $A_{\text{пп}}$ имеет одну направленность для данного прибора (так, в табл. 1 $A_{\text{пп}}$ систематически уменьшается в каждой серии); — дрейф не постоянен в каждой серии (после разарре-

тирования в первой серии начальный дрейф составлял $+0,0$ и в конце серии $+0,10$;

— значение $A_{\text{пп}}$ во время арретирования при снятии нагрузки стремится возвратиться к исходной, которую обозначают $A_{\text{пп}(0)}$;

— максимальный дрейф наблюдался в первой серии.

Таблица 1
Последовательное изменение нуль-пункта
через час после арретирования

Серия	Отсчеты a_i	$\frac{a_i+a_{i+1}}{2}$	$A_{\text{пп}}$	Дрейф
1	-26,1	-3,15	-2,82	+0,27
	19,8	-2,50	-2,55	+0,13
	-24,8	-2,60	-2,42	+0,12
	19,6	-2,25	-2,30	+0,10
	-24,1	-2,35	-2,20	+0,10
	19,4	-2,05	-2,10	+0,10
	-23,5	-2,15		+0,72
2	19,2			
	-27,7	-2,35	-2,15	+0,10
	23,0	-1,95	-2,05	+0,03
	-26,9	-2,15	-2,02	+0,05
	22,6	-1,90	-1,97	+0,07
	-26,4	-2,05	-1,90	+0,08
	22,3	-1,75	-1,82	+0,33
3	-25,8	-1,90		
	22,0			
	-24,9	-2,25	-2,10	+0,08
	20,4	-1,95	-2,02	+0,05
	-24,3	-2,10	-1,97	+0,05
	20,1	-1,85	-1,92	+0,02
	-23,8	-2,00	-1,90	+0,03
4	19,8	-1,80	-1,87	+0,23
	-23,4	-1,95		
5	19,5			

Есть основания предположить, что дрейф $A_{\text{пп}}$ происходит в результате каких-то деформаций. Поэтому необходимо выявить деформирующиеся узлы и характер деформаций. С этой целью проанализируем конструкцию подвески чувствительного элемента.

Чтобы обеспечить безмоментность движения чувствительного элемента по азимуту и высоте в гироэодолите Ги-Б2, применяют торсионную систему подвеса как самую маломоментную и обеспечивающую наибольшую точность измерений гироскопических азимутов.

В качестве торсионов используют металлические ленточки с малой площадью поперечного сечения. Основные их характеристики — прочность на разрыв и противодействующий момент упругих сил кручению (Мкр), создаваемый касательны

нормальными напряжениями, возникающими в нагруженном торсионе при закручивании его концов относительно друг друга на некоторый угол φ и натяжении силой P .

Для определения противодействующего момента упругих или кручению применяют формулу, приведенную в работе [3]:

$$M_{kp} = \frac{bh^3 G\varphi}{3L} + \frac{Pb^2 \varphi}{12L}, \quad (2)$$

где G — модуль упругости материала; φ — угол закручивания концов ленты относительно друг друга; L , b , h — соответственно длина, ширина и толщина ленты. Формулу (2) можно представить в виде

$$M_{kp} = \sigma_{kp}\varphi, \quad (3)$$

где

$$\sigma_{kp} = \frac{4bh^3 G + Pb^2}{12L}. \quad (4)$$

Значение величины σ_{kp} обозначим через σ_{tor} и определим ее как удельный крутящий момент торсиона.

Для подвода питания к гиромотору во время прецессионных колебаний служат так называемые маломоментные токоподводы, представляющие собой тонкие металлические ленточки спиральной формы, которые автоматически сопровождают чувствительный элемент при его азимутальных колебаниях.

Момент спиральной пружины определяют по формуле, приведенной в работе [2]

$$M_{spir} = \frac{Gbh^3}{12L} \varphi, \quad (5)$$

где G , b , h , L , φ — те же обозначения, что и в формуле (2),
или

$$M_{spir} = \sigma_{spir} \varphi, \quad (6)$$

где

$$\sigma_{spir} = \frac{Gbh^3}{12L}. \quad (7)$$

Значение величины σ_{spir} определяют как удельный момент упругости спиральной пружины при закручивании ее концов на угол в один радиан.

Для обеспечения безмоментности спиральных пружин блока токоподводов при изготовлении их балансируют (уравновешивают), чтобы при движении чувствительного элемента ЧЭ, момент, накладываемый верхней спиральной пружиной, компенсировался моментом, накладываемым нижней спиральной пружиной.

Допустим, что вначале моменты, накладываемые спиральными пружинами блока токопровода, уравновешены. Тогда

$$M_{spir. \text{верх}} = -M_{spir. \text{ниж.}} \quad (8)$$

При движении ЧЭ по азимуту противодействующий момент упругих сил кручения B_{kp} будет

$$M_{kp} = \sigma_{top} \varphi_{top}. \quad (9)$$

Если же концы верхней спирали блока токопроводов закрутить на угол φ_1 , то будет создан момент упругих сил

$$M_1 = \sigma_{spip} \varphi_1. \quad (10)$$

Этот момент M_1 вследствие конструкции системы подвеса уравновешивается моментом M_2 , т. е. моментом упругих сил нижней спирали, закручиваемой на угол φ_2 , и моментом упругих сил кручения торсиона M_3 , закручиваемого на угол φ_3

$$M_1 = -(M_2 + M_3), \quad (11)$$

причем $M_2 = M_3$.

Тогда

$$M_1 = 2M_3. \quad (12)$$

Заменив в формуле (12) моменты упругих сил их значениями из формул (11) и (9), после несложных преобразований получим

$$\varphi_3 = -\varphi_1 \frac{\sigma_{spip}}{2\sigma_{top}}. \quad (13)$$

Угол φ_3 — изменение нуль-пункта свободных колебаний после закручивания концов верхней спирали на угол φ_1 .

Нами экспериментально определено, что

$$\frac{\sigma_{spip}}{2\sigma_{top}} = 0,08.$$

Поэтому малые деформации спиралей блока токоподводов несущественно скажутся на дрейфе A_{npp} , а в случае, если бы дрейф, вызванный деформацией спиралей, и наблюдался, то его значение было бы постоянным.

Таким образом, приходим к выводу, что причиной дрейфа значения величины A_{npp} является деформированный торсион.

Каково же влияние торсиона на дрейф A_{npp} ? Предположим, что в процессе изготовления лента торсиона получила деформацию, т. е. в свободном состоянии верхний конец торсиона закручен относительно нижнего на угол $\varphi_{top(0)}$ (практически угол $\varphi_{top(0)}$ всегда наблюдается), тогда момент деформации определяется как

$$M_{kp} = \sigma_{top(0)} \varphi_{top(0)} \quad (14) \quad \text{или} \quad \varphi_{top(0)} = \frac{M_{kp}}{\sigma_{top(0)}}. \quad (15)$$

Момент упругих сил деформированного торсиона предположим постоянным для данного торсиона на определенный период времени.

Одно из основных требований, предъявляемых к торсиону, — стабильность значения величины $\sigma_{\text{топ}}$ в течение всей эксплуатации прибора. Однако вследствие изменения температуры и выбора площади поперечного сечения на пределе упругих деформаций материала значение величины $\sigma_{\text{топ}}$ не является постоянным.

Для определения влияния изменения b , h , L на $\sigma_{\text{топ}}$ формулу (4) продифференцируем по переменным ∂b , ∂h , ∂L . Тогда

$$\partial\sigma_{\text{топ}} = \frac{h^3 G}{3L} \partial b + \frac{Pb}{6L} \partial b + \frac{bh^2}{L} \partial h - \left(\frac{bh^3 G}{3L^2} + \frac{Pb^2}{12L^2} \right) \partial L. \quad (16)$$

Полагая ∂b , ∂h на порядок меньше ∂L , после упрощения формулы (16) получаем

$$\partial\sigma_{\text{топ}} \approx -\frac{\sigma_{\text{топ}}}{L} \approx -\sigma_{\text{топ}} \epsilon. \quad (17)$$

О стабильности упругих качеств торсионного подвеса при работе с гиротеодолитами судят по стабильности периода свободных колебаний $T_{\text{св}}$ (азимутальных колебаний), совершаемых чувствительным элементом после его разарретирования.

Период свободных колебаний чувствительного элемента определяется выражением

$$T_{\text{св}} = 2\pi \sqrt{\frac{1_z}{\sigma_{\text{топ}}}}. \quad (18)$$

Изменение $\sigma_{\text{топ}}$ приведет к изменению $T_{\text{св}}$. Для определения зависимости $\partial T_{\text{св}}$ от $\partial\sigma_{\text{топ}}$ продифференцируем формулу (18)

$$\partial T_{\text{св}} = -\pi \sqrt{\frac{1_z}{\sigma_{\text{топ}}^3}}, \quad (19)$$

после преобразований получим

$$\partial T_{\text{св}} = -\frac{T_{\text{св}}}{2\sigma_{\text{топ}}} \partial\sigma_{\text{топ}}. \quad (20)$$

Исследования трех гироблоков (по 15-ти определениям периода свободных колебаний) показали, что $\partial T_{\text{св}}$ достигают 0,3 с.

В связи с тем, что сечение торсиона подбирается наименьшим в области упругих деформаций, состояние материала можно считать упруговязким. Исходный физический закон для такого материала приведен в работе [1]:

$$\sigma_0 + n\sigma_0 = E\epsilon + Hn\epsilon, \quad (21)$$

где σ_0 — нормальное напряжение; n — время релаксации; E — длительный модуль упругости материала; H — мгновенный мо-

дуль упругости материала; ε — относительная деформация торсиона.

Решая уравнение (21) относительно ε , получаем

$$\varepsilon = \frac{P}{bhE} + \frac{P}{bh} \left(\frac{1}{H} - \frac{1}{E} \right) e^{-\frac{Et}{Hn}}. \quad (22)$$

Поскольку мгновенный модуль H всегда больше E , то деформация торсиона с течением времени возрастает:

$$\varepsilon_0 = \frac{P}{bhH}; \quad (23) \quad \varepsilon_\infty = \frac{P}{bhE}. \quad (24)$$

При арретировании чувствительного элемента предельная нагрузка, а следовательно, и напряжения изменяются. Если обозначить удлинения торсиона, полученные к текущему моменту времени t_t , то при прежнем отсчете времени

$$\varepsilon_t = \varepsilon_0 e^{-\frac{E(t-t_t)}{Hn}}. \quad (25)$$

При $t_t = \infty$ $\varepsilon = 0$ пластическая деформация полностью исчезает в связи с тем, что материал торсиона является упругоползучим.

Если время арретирования невелико, то и уменьшение пластической деформации небольшое. Поэтому величина $A_{\text{пп}_a}$ имеет дрейф, который назовем дрейфом арретирования. Скорость дрейфа $\partial A_{\text{пп}_a}$ арретирования определяется следующей формулой:

$$\partial A_{\text{пп}_a} = \Phi = \frac{M_{kp}}{\sigma_{top}} \varepsilon_0 e^{-\frac{E(t-t_t)}{Hn}}, \quad (26)$$

где ε_0 — деформация торсиона, полученная с момента времени $t=0$ до t_t в разарретированном положении ЧЭ.

Скорость изменения $A_{\text{пп}_p}$ при разарретировании подчиняется следующему закону:

$$\partial A_{\text{пп}_p} = \varphi = \frac{M_{kp}}{\sigma_{top}} \left[\frac{P}{bhE} + \frac{P}{bh} \left(\frac{1}{H} - \frac{1}{E} \right) e^{-\frac{E(t-t_t)}{Hn}} \right]. \quad (27)$$

Формулы (26) и (27) дают представление о дрейфе нуль-пункта свободных колебаний в свете теории вязкоупругости материалов [1].

Значение величины $\frac{M_{kp}}{\sigma_{top}} = \varphi_{(0)}$ в формулах (26) и (27) — это начальная деформация торсиона, которая может быть вызвана деформациями в процессе изготовления, а также деформациями, вызванными нарушениями балансирования моментов, накладываемых спиралью блока токоподводов. Угол $\varphi_{(0)}$ можно определить при установке торсиона в гироблок во время изготовления или же ремонта гироблока.

Формулы (22) и (23) выражают дрейф нуль-пункта свободных колебаний ЧЭ при его постоянной температуре. Во время работы гиromотора в нем выделяется теплота, которая идет на нагрев всего ЧЭ.

Чтобы доказать наличие упруговязких деформаций, были проведены исследования. Для этого был взят один гироблок, в котором угол закрутки торсиона $\varphi_{(0)} = 3^\circ \approx 0,05$ рад (блок токоподводов был снят). Дрейф $A_{\text{пп}}$ (без блока токоподводов) в первой серии приведен в табл. 2.

Таблица 2
Дрейф $A_{\text{пп}}$ без блока токопроводов

Отсчеты a_i	$\frac{a_i + a_{i+1}}{2}$	$A_{\text{пп}}$	Дрейф
+39,2	- 8,05	- 8,60	- 0,42
-55,3	- 9,15	- 9,02	- 0,33
+37,0	- 8,90	- 9,35	- 0,25
-54,8	- 9,80	- 9,60	- 0,22
+35,2	- 9,40	- 9,82	- 0,30
-54,0	- 10,25	- 10,12	- 0,26
+33,5	- 10,00	- 10,38	- 0,20
-53,5	- 10,75	- 10,58	- 0,12
+32,0	- 10,40	- 10,70	
-52,8	- 11,00		
+30,8			

После разворота конца верхней спирали на угол $+15^\circ$ φ_3 изменится по формуле (13) на $\varphi_3 = \varphi_1 \cdot 0,08 = 0,025$ рад. Значения дрейфа $A_{\text{пп}}$ приведены в табл. 3.

Таблица 3
Дрейф $A_{\text{пп}}$ после разворота верхней спирали на 15°

Отсчеты a_i	$\frac{a_i + a_{i+1}}{z}$	$A_{\text{пп}}$	Дрейф
-18,9	+0,60	+0,72	- 0,04
+20,1	+0,85	+0,68	- 0,13
-18,4	+0,50	+0,55	- 0,10
+19,4	+0,60	+0,45	- 0,00
-18,2	+0,30	+0,45	- 0,25
+18,8	+0,40	+0,20	- 0,20
-18,0	0,00	0,00	- 0,20
+18,0	0,00	- 0,05	- 0,05
-18,0	- 0,10		
+17,8			

Сравнивая табл. 2 и 3, можно сказать, что при девяти точках реверсии в серии дрейф уменьшился с $-2,10$ до $-0,77$ за серию. После разворота конца верхней спирали на угол $+20^\circ$, угол $\varphi_{(0)}$ изменился на $2^\circ = 0,034$ рад. Дрейф имел уже вид, приведенный в табл. 4.

Как видим, после разворота конца верхней спирали блока токоподводов на угол $+20^\circ$ дрейф нуль-пункта изменил свое направление с «—» на «+».

Определение значения дрейфа в серии, состоящей из 32 чек реверсий ($t=20$ мин), показало наличие таких же закономерностей.

Таблица 4
Дрейф $A_{\text{пп}}$ после разворота верхней спирали на 20°

Отсчеты a_i	$\frac{a_i+a_{i+1}}{2}$	$A_{\text{пп}}$	Дрейф
+8,3	+0,60		
-7,3	+0,60	+0,60	+0,10
+8,5	+0,80	+0,70	+0,10
-6,9	+0,80	+0,80	+0,10
+8,5	+1,00	+0,90	+0,10
-6,5	+1,20	+1,00	+0,10
+8,5	+1,15	+1,10	+0,08
-6,1		+1,18	
+8,4			

Список литературы: 1. Богданов Ю. М. Приборы точной механики. Машгиз. 2. Безухов Н. И. Основы теории упругости, пластичности и прочности. М., «Высшая школа», 1968. 3. Воронков Н. Н., Машимов Н. М. Гироскопическое ориентирование. М., «Недра», 1973. 4. Ковалев М. П. Опоры и подвесы гироскопических устройств. М., «Машиностроение», 1970. 5. Gergerson L. F. An Investigation of the mom Gi B2 Giroscopic Theodolite. Geological Survey of Canada Department of Energy, Mines and Resources. Ottawa 1970.

Работа поступила 6 мая 1977 года. Редактором推薦ована 65-й оптико-механической мастерской (г. Львов).

УДК 528.024.12

П. В. ПАВЛИВ, канд. техн. наук
Львовский лесотехнический институт

УЧЕТ ВЛИЯНИЯ РЕФРАКЦИИ НА РЕЗУЛЬТАТЫ НИВЕЛИРОВАНИЯ 1 И 2 КЛ. ПО КОЛЕБАНИЯМ ИЗОБРАЖЕНИЙ

Для учета нивелирной рефракции имеются многочисленные формулы [6], которые, однако, из-за сложности и несовершенства не нашли применения.

В то же время исследования [1, 2] показали, что между степенью влияния вертикальной рефракции и колебаниями изображений существует прямая зависимость. Кроме того, в период спокойных изображений при наличии ветра коэффициент