

Билет 15

1. Сферический гироскоп

Классический сферический гироскоп (рис. 33) представляет собой быстро вращающуюся сферу, подвешенную с помощью бесконтактного подвеса — электростатического (рис. 34), газового, жидкостного и др. Сферический гироскоп может быть чувствительным элементом БИНС, ИНС, систем ориентации и гиросtabilизаторов. К сферическим относятся также гироскопы головок самонаведения, имеющие сферический шарикоподшипниковый подвес.

Положение сферы ($Ox'y'z'$) определяется углами α , β , φ (рис. 33, а) относительно базовой СК $O\xi\eta\zeta$.

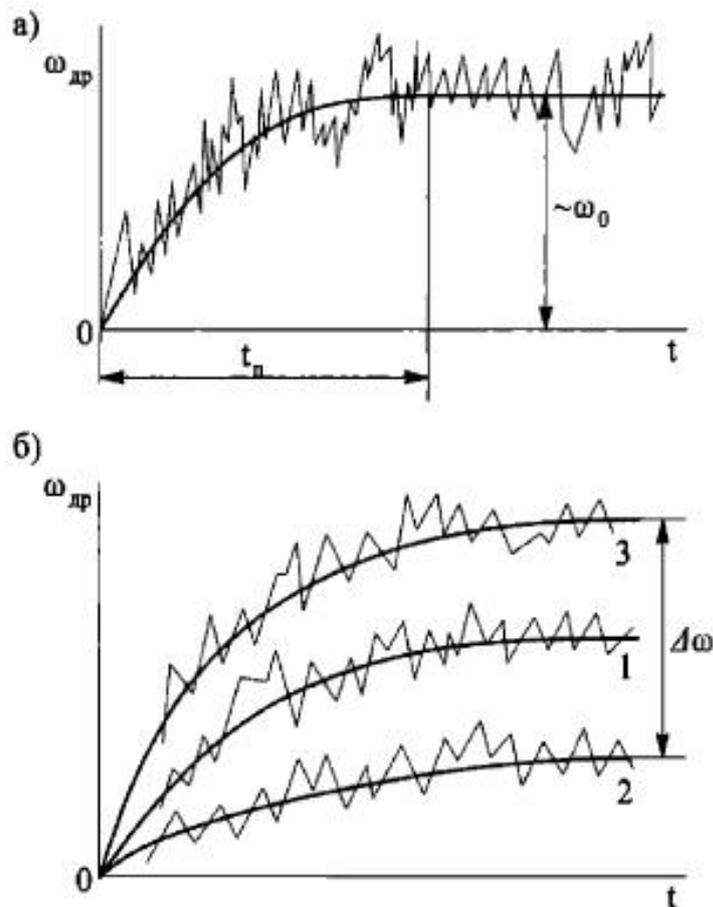


Рис. 32. Зависимость $\omega_{др}$ от времени t :

a — в одном запуске ($t_{п}$ — время переходного процесса); b — от запуска к запуску (1—3)

Условие устойчивости сферического гироскопа, при котором затухают нутационные колебания, имеет вид

$$CD_x > AD_z,$$

где C, A — осевой и экваториальный моменты инерции ротора ($Ox'y'z'$ — главные оси инерции; в дальнейшем штрих опускаем); D_x, D_z — удельные демпфирующие моменты (относительно осей Ox' и Oz').

При $D_x = D_z$ необходимо обеспечить $C > A$ путем утолщения сферы по экватору (рис. 33, б) или с помощью технологического пояска (рис. 33, в). При анализе точности устойчивого сферического гироскопа можно пользоваться прецессионными уравнениями, считая $H = \text{const}$.

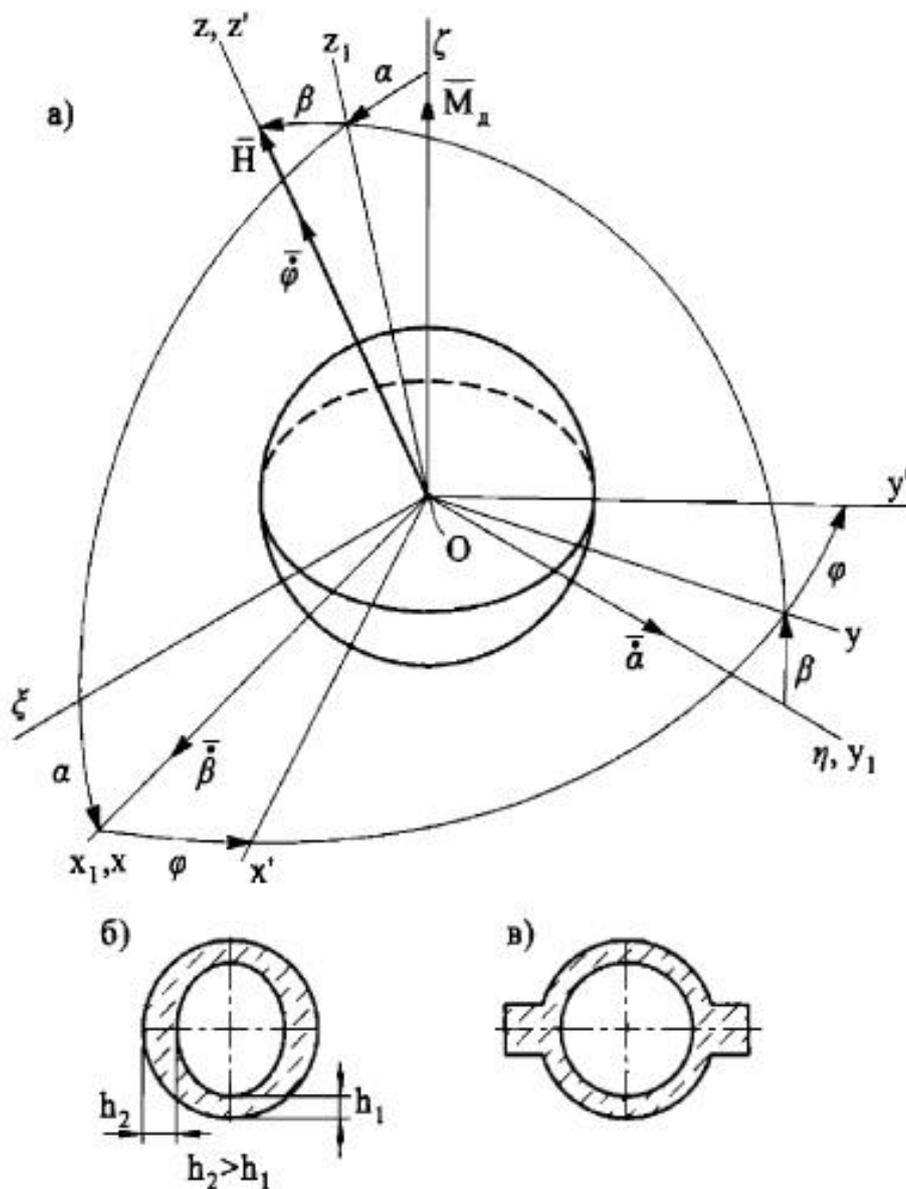


Рис. 33. К выводу уравнений движения сферического гироскопа

Полагая СК $O\xi\eta\zeta$ неподвижной, найдем абсолютные угловые скорости при малых α и β :

$$\omega_x \approx \dot{\beta};$$

$$\omega_y = \dot{\alpha} \cos \beta \approx \dot{\alpha}.$$

Проекции момента M_g двигателя, направленного по оси $O\zeta$ (оси статора двигателя) на оси Ox и Oy :

$$M_x = -M_d \sin \alpha \approx -\alpha M_d;$$

$$M_y = M_d \cos \alpha \sin \beta \approx \beta M_d.$$

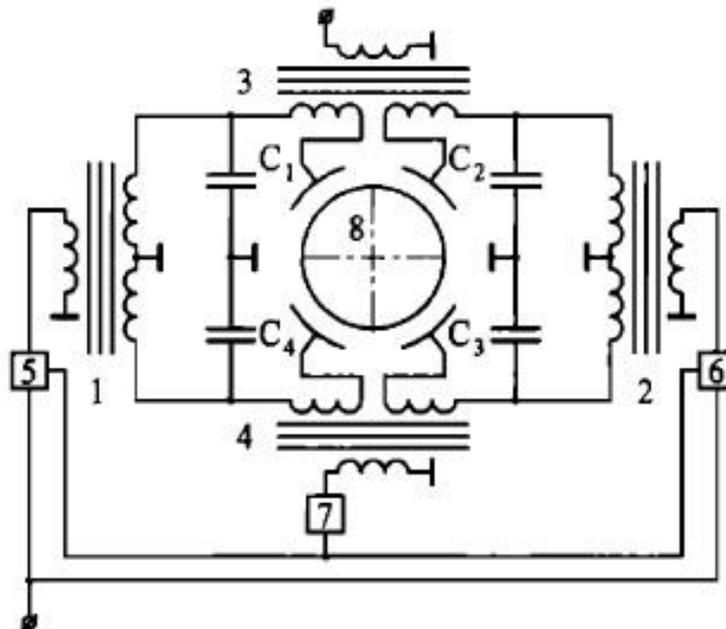


Рис. 34. Принципиальная схема электростатического гироскопа: 1, 2 — элементы питания; 3, 4 — элементы системы определения положения ротора (датчики положения); 5, 6 — усилители мощности; 7 — фазочувствительный усилитель; 8 — ротор; C_1 — C_4 — разделительные конденсаторы

Прецессионные уравнения движения гироскопа для СК $Oxyz$:

$$\Sigma M_x = 0; \quad -H\dot{\alpha} - \alpha M_d + M_x = 0;$$

$$\Sigma M_y = 0; \quad H\dot{\beta} + \beta M_d + M_y = 0,$$

где M_x , M_y — внешние (вредные, управляющие) моменты.

После преобразования уравнений получим

$$\dot{\alpha} + \varepsilon\alpha = \omega_{\text{ССП}};$$

$$\dot{\beta} + \varepsilon\beta = \omega'_{\text{ССП}}, \quad (43)$$

где $\varepsilon = M_d/H$ — удельная скорость прецессии сферического гироскопа, вызванная моментом двигателя; $\omega_{\text{ССП}} = \frac{M_x}{H}$; $\omega'_{\text{ССП}} = -\frac{M_y}{H}$ — ССП под действием вредных моментов M_x , M_y .

При $M_x = M_y = 0$ решение (43) имеет вид $\alpha = \alpha_0 e^{-\varepsilon t}$; $\beta = \beta_0 e^{-\varepsilon t}$, где α_0 , β_0 — углы, характеризующие начальное положение оси ротора при $t = 0$.

Траектория апекса на картинной плоскости — прямая $\alpha = \frac{\alpha_0}{\beta_0} \beta$, т. е. ось гироскопа «корректируется» моментом дви-

гателя и движется кратчайшим путем к совмещению с вектором M_d (своеобразная радиальная коррекция), что приводит к погрешности сферического гироскопа; при наличии момента двигателя сферический гироскоп «теряет» свойства свободного гироскопа.

Оценим погрешность сферического гироскопа, считая, что двигатель уравнивает момент сил вязкого трения (газодинамический момент сопротивления вращению ротору) $M_d = D_z \dot{\phi}$. Тогда $\varepsilon = \frac{D_z \dot{\phi}}{C \dot{\phi}} = \frac{1}{T}$, где $T = \frac{C}{D_z}$ — постоянная времени сферического гироскопа.

При отклонении ротора гироскопа на углы α^* , β^* скорость его прецессии

$$\dot{\alpha} = \omega_{\text{ССП}}^* = \omega_{\text{ССП}} - \frac{\alpha^*}{T}; \quad \dot{\beta} = \omega_{\text{ССП}}^{**} = \omega'_{\text{ССП}} - \frac{\beta^*}{T},$$

т. е. гироскоп должен работать при малых углах α^* , β^* и с малым удельным демпфирующим моментом D_z .

Если имеются разбалансировка ротора, неравножесткость подвеса, то модель погрешности сферического гироскопа запишем с учетом выражения (41):

$$\omega_{\text{ССП}}(n) = \frac{\theta^*}{T} + \omega_0 + \omega_1(g)n + \omega_2(g^2)n^2 + \dots, \quad (44)$$

где $\theta^* \{ \alpha^*, \beta^* \}$ — угол отклонения от оси Oz ; ω_0 , $\omega_1(g)$, $\omega_2(g^2)$ — удельные составляющие ССП; n — линейная перегрузка.

Для электростатических гироскопов навигационных систем подводных лодок $\omega_0 \approx 10^{-5}$ °/ч, КЛА — $10^{-2} \dots 10^{-5}$ °/ч, сферических гироскопов головок самонаведения — до 10 °/ч.

В модели (44) появляется характерная зависимость ССП от угла θ^* отклонения оси сферы относительно вектора момента приводного двигателя. Для уменьшения этой погрешности применяют двигатель, в котором с помощью специальной следящей системы обеспечивается совпадение осей сферы и вектора момента двигателя.

2. Модель погрешностей гироскопа от температуры

В 1960-е годы появился термин «модель погрешности гироскопа», под которым подразумевалась, как правило, аналитическая зависимость скорости дрейфа от условий эксплуатации: перегрузки, температуры, времени эксплуатации и др.

Применение этого термина имело следующие цели:

- разработка унифицированного паспорта giroприбора (независимо от фирмы-изготовителя);
- создание единой методики оценки погрешностей гироскопов на стадии изготовления и приемосдаточных испытаний, которая позволяет вмешиваться в процесс балансировки и регулировки прибора для повышения его точности;
- разработка методики прогнозирования погрешности giroприбора в процессе эксплуатации и методов алгоритмической компенсации погрешностей giroприборов и гиросистем.

Рассмотрим простейшую модель погрешности трехстепенного гироскопа с шарикоподшипниковыми опорами (рис. 31, а) при наличии линейной перегрузки $n_\zeta = \frac{W_\zeta}{g}$, $n_\eta = \frac{W_\eta}{g}$, $n_\xi = \frac{W_\xi}{g}$, где W_ξ , W_η , W_ζ — проекции ускорений объекта на оси $O\xi$, $O\eta$, $O\zeta$.

Возмущающий (вредный) момент шарикоподшипниковой опоры внутренней рамки гироскопа

$$M_{\text{шп}} = M_0 + K_r F_r + K_a F_a, \quad (35)$$

где M_0 — составляющая возмущающего момента опоры, которая не зависит от нагрузки; F_r , F_a — радиальная и осевая силы, действующие на опору; K_r , K_a — коэффициенты, определяемые по справочнику в зависимости от типа, конструкции и условий эксплуатации шарикоподшипников.

В рассматриваемом случае

$$F_r = m \sqrt{W_\zeta^2 + W_\eta^2} = mW_r = Gn_r;$$
$$F_a = mW_\xi = Gn_\xi,$$

где m — масса гиросузда (ротора и внутренней рамки);

$$n_r = \sqrt{W_\zeta^2 + W_\eta^2} / g.$$

Учтем разбалансировку гиросузда, характеризуемую смещением центра масс гиросузда относительно т. O в осевом l_z и радиальном l_y направлениях (рис. 31, б). Момент, вызванный разбалансировкой,

$$M_{px} = mW_\zeta l_z - mW_\eta l_y = G(l_z n_\zeta - l_y n_\eta). \quad (36)$$

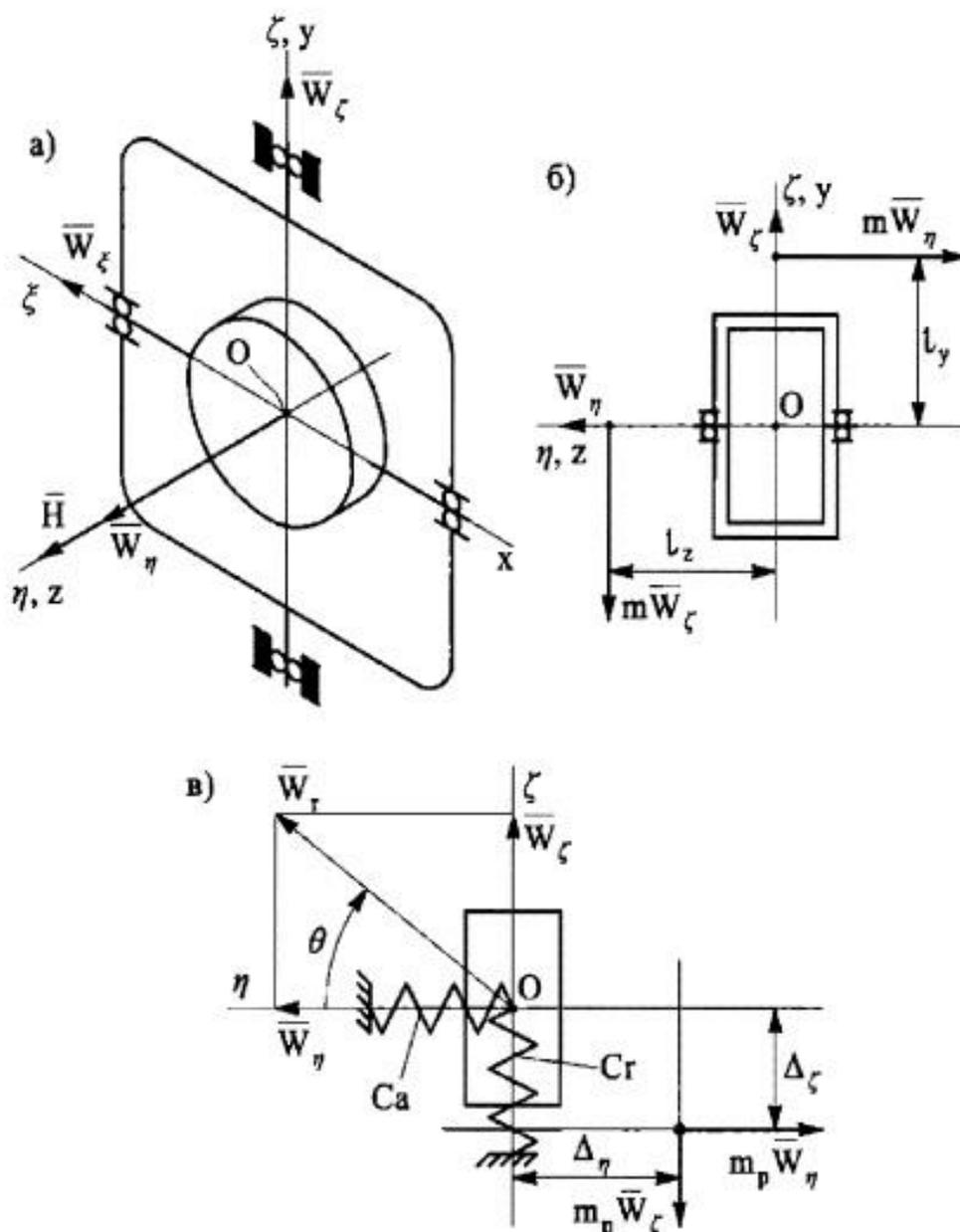


Рис. 31. К определению моментов, действующих вокруг оси Ox гиросузда

Для упрощения выкладок учтем только осевую разбалансировку:

$$M_{px} = Gl_z n_\zeta. \quad (37)$$

Определим момент, вызванный неравножесткостью крепления ротора в главных опорах гироскопа. Механическая модель ротора показана на рис. 31, в, где C_r, C_a — приведенные жесткости крепления ротора в радиальном и осевом направлениях.

Инерционная сила $m_p W_\zeta$ вызовет смещение центра масс m_p ротора $\Delta_\zeta = \frac{m_p W_\zeta}{C_r}$, а $m_p W_\eta$ — смещение $\Delta_\eta = \frac{m_p W_\eta}{C_a}$. Следовательно, вокруг оси Ox возникает возмущающий момент, вызванный нежестким креплением ротора:

$$M_{нж} = m_p W_\eta \Delta_\zeta - m_p W_\zeta \Delta_\eta = m_p^2 W_\zeta W_\eta \left(\frac{1}{C_r} - \frac{1}{C_a} \right). \quad (38)$$

Обычно $C_r > C_a$; обозначив $K_{нж} = \frac{1}{C_a} - \frac{1}{C_r}$, $W_\zeta = W_r \cos \theta$, $W_\eta = W_r \sin \theta$, получим $M_{нж} = -0,5 G_p^2 n_r^2 K_{нж} \sin 2\theta$ и максимальные значения ($n_r = W_r/g$)

$$M_{нж \max} = -0,5 K_{нж} G_p^2 n_r^2. \quad (39)$$

Просуммируем уравнения (35), (37), (38) и разделим сумму моментов на H . Тогда

$\omega_{ССП}(n) = \omega_0 + \omega_{1r}(g)n_r + \omega_{1a}(g)n_\xi + \omega_{1p6}(g)n_\zeta + \omega_2(g^2)n_r^2$;
где $\omega_0 = \frac{M_0}{H}$, $\omega_{1r}(g) = \frac{K_r G}{H}$, $\omega_{1a}(g) = \frac{K_a G}{H}$, $\omega_{1p6}(g) = \frac{l_2 G}{H}$,
 $\omega_2(g^2) = \frac{0,5 K_{нж} G_p^2}{H}$ — удельные составляющие скорости дрейфа (ССП).

Приняв $n_r = n_\zeta = n_\xi = n$, получим более простую зависимость для зависимости скорости дрейфа от перегрузки:

$$\omega_{др}(n) = \omega_0 + \omega_1(g)n + \omega_2(g^2)n^2, \quad (40)$$

где $\omega_1(g) = \omega_{1r}(g) + \omega_{1a}(g) + \omega_{1p6}(g)$.

Нелинейность жесткостной характеристик главных опор гироскопа, погрешности геометрической формы шарикоподшипниковых опор и другие несовершенства конструкции при-

водят к более сложной зависимости модели погрешности гироскопа от степени перегрузки:

$$\omega_{др} = \sum_{i=0}^{i=n} \omega_i (g^i) n^i. \quad (41)$$

При больших перегрузках степени i могут быть нецелыми числами (например, $i = 1,5$); максимальная степень $i \leq 5$.

Зависимость погрешности гироскопа от температуры Δt ($^{\circ}\text{C}$) с учетом скорости изменения температуры (модель погрешности) имеет вид

$$\omega_{др}(\Delta t \text{ } ^{\circ}\text{C}) = \sum_{i=0}^{i=m} \omega_i (\Delta t^i) \Delta t^i + K_{\Delta t} \frac{\Delta t}{t}, \quad (42)$$

где $\omega_i (\Delta t^i)$, $K_{\Delta t}$ — удельные составляющие ССП.

В инженерной практике $m \leq 2$, т. е. i принимает значение 0, 1, 2; наиболее часто выбирают $i = 1$.

Временные зависимости $\omega_{др}$ более сложные, и их определяют экспериментальным путем. В одном запуске часто $\omega_{др}$ в среднем изменяется по экспоненциальному закону (рис. 32, а), реже по линейной зависимости и др. Время переходного процесса может быть значительным — до нескольких часов в зависимости от типа конструкции гироскопа. Всегда имеется разброс $\Delta\omega$ среднего значения $\omega_{др}$ от запуска к запуску прибора (рис. 32, б), что затрудняет алгоритмическую компенсацию погрешностей гироскопа.