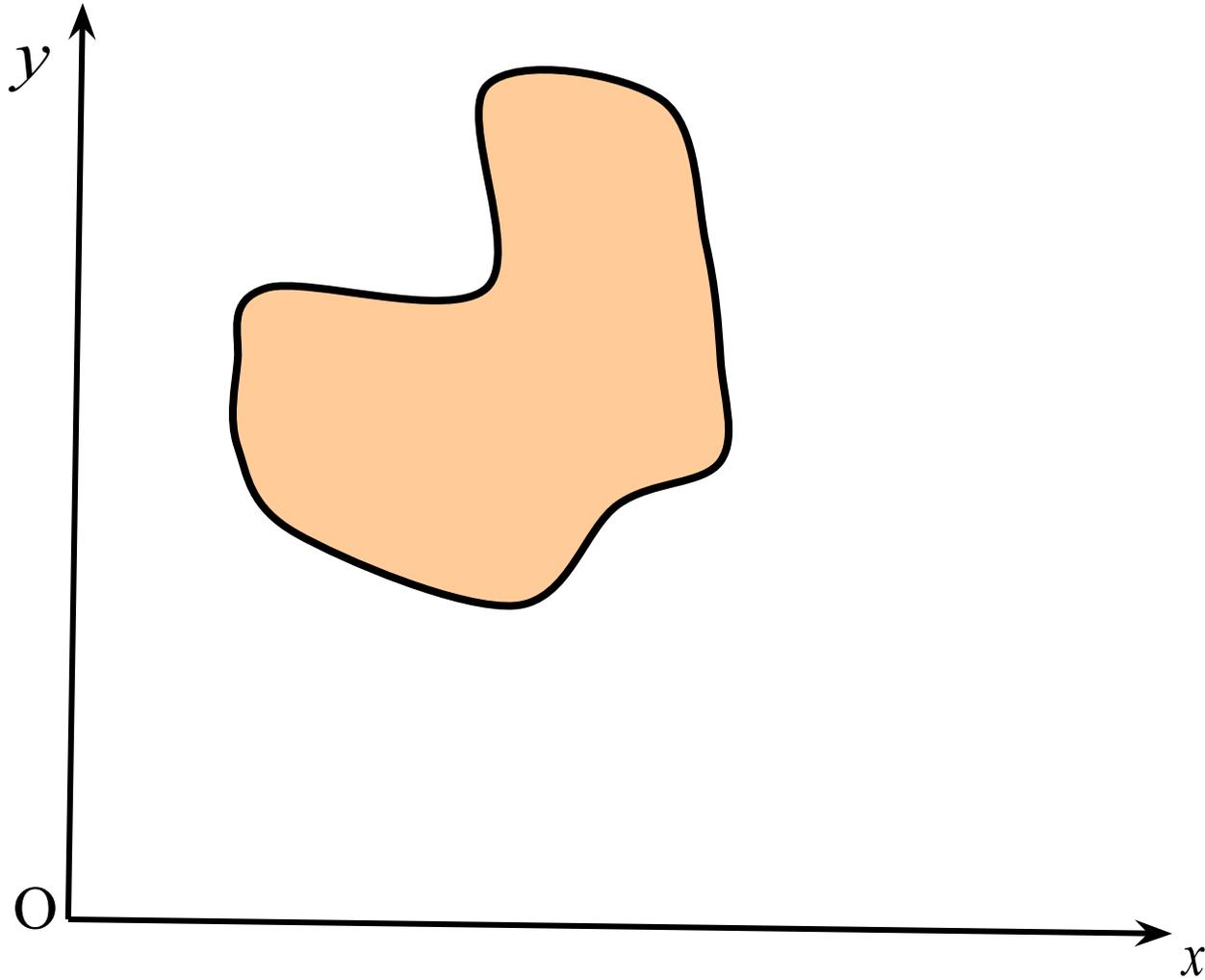


§8. Плоскопараллельное движение твёрдого тела (плоское)

*Плоскопараллельным (плоским) движением твёрдого тела называется такое движение, при котором все точки тела движутся в плоскостях, параллельных одной неподвижной плоскости, которая называется **основной** плоскостью.*

Общий случай плоскопараллельного движения





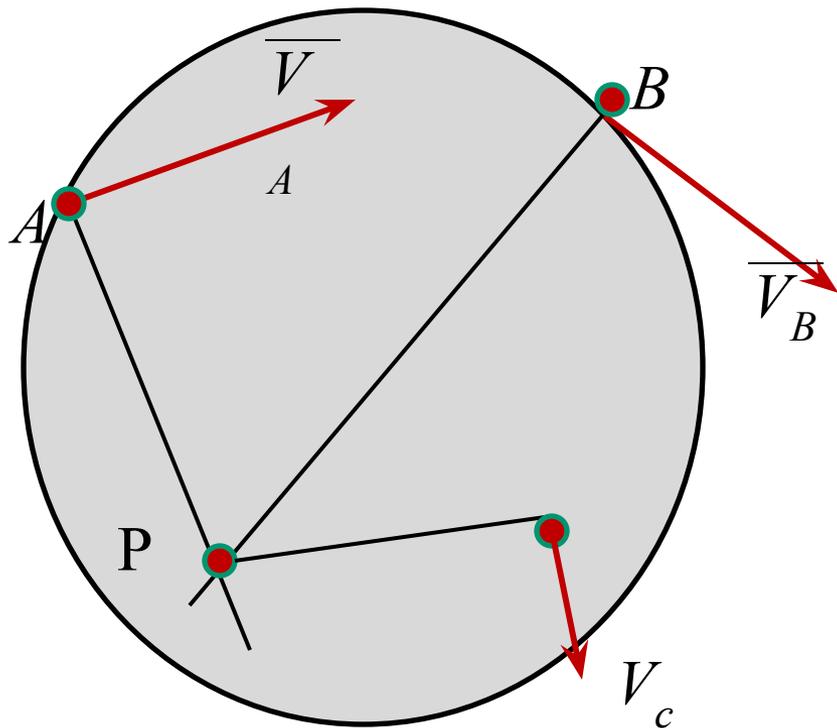
Теорема о скоростях точек тела при плоскопараллельном движении

$$\overline{V}_B = \overline{V}_A + \overline{V}_{BA}$$

Скорость произвольной точки плоской фигуры равна геометрической сумме скорости полюса и вращательной скорости этой точки вокруг оси, проходящей через полюс .

8.5. Мгновенный центр скоростей

- *Мгновенным центром скоростей (МЦС) называется точка связанная с телом, скорость которой в данный момент времени равна нулю.*



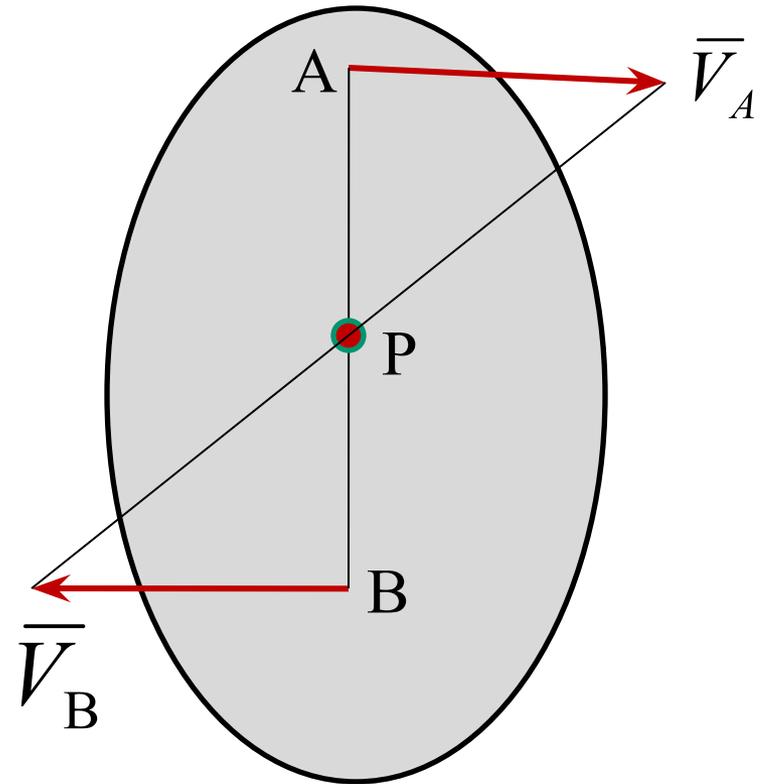
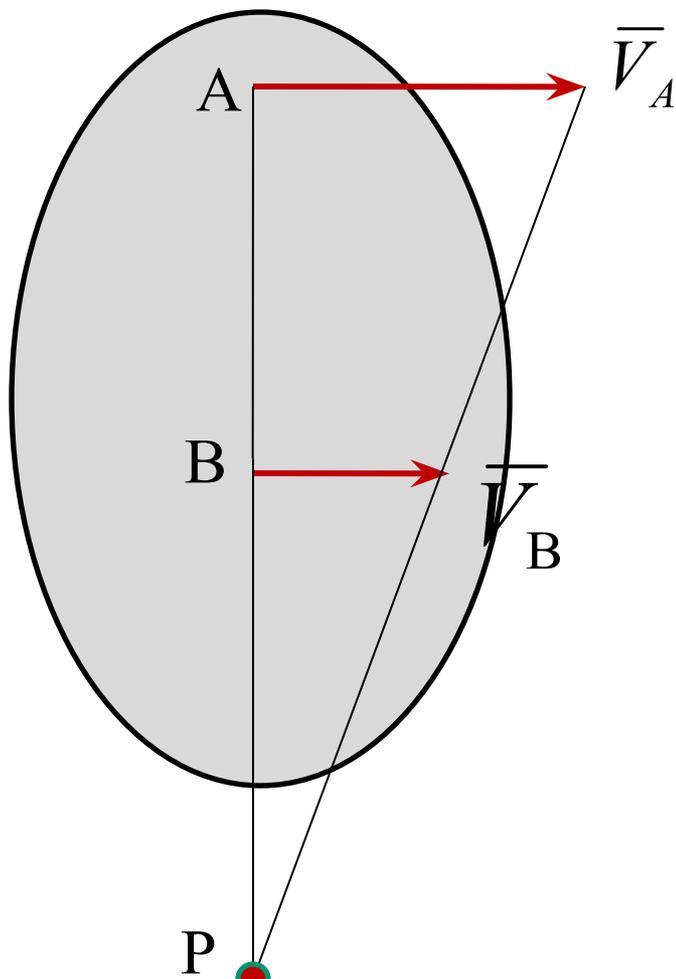
$$\frac{V_A}{AP} = \frac{V_B}{BP} = \frac{V_C}{CP} = \omega$$

Точка P – МЦС;

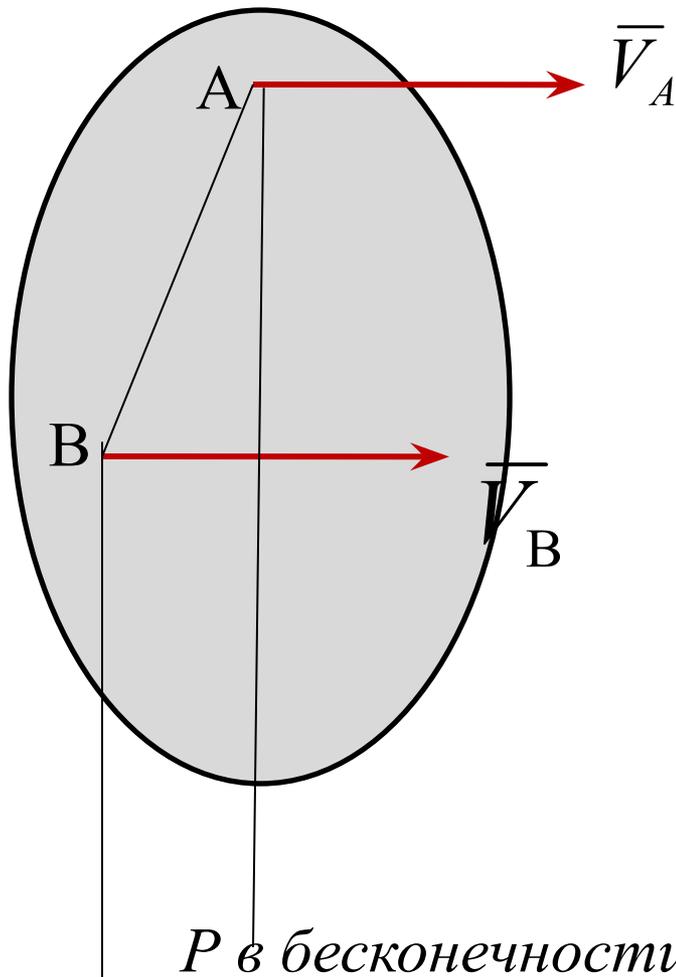
*МЦС находится на пересечении перпендикуляров,
восстановленных к скоростям в 2х точках («A» и
«B»)*

*Плоскопараллельное движение можно рассматривать
как мгновенное вращение вокруг мгновенной оси
(ось, проходящая через МЦС).*

Скорости двух точек тела параллельны друг другу, не равны между собой и перпендикулярны прямой соединяющей эти точки.



Скорости двух точек параллельны, но не перпендикулярны прямой, соединяющей эти точки.



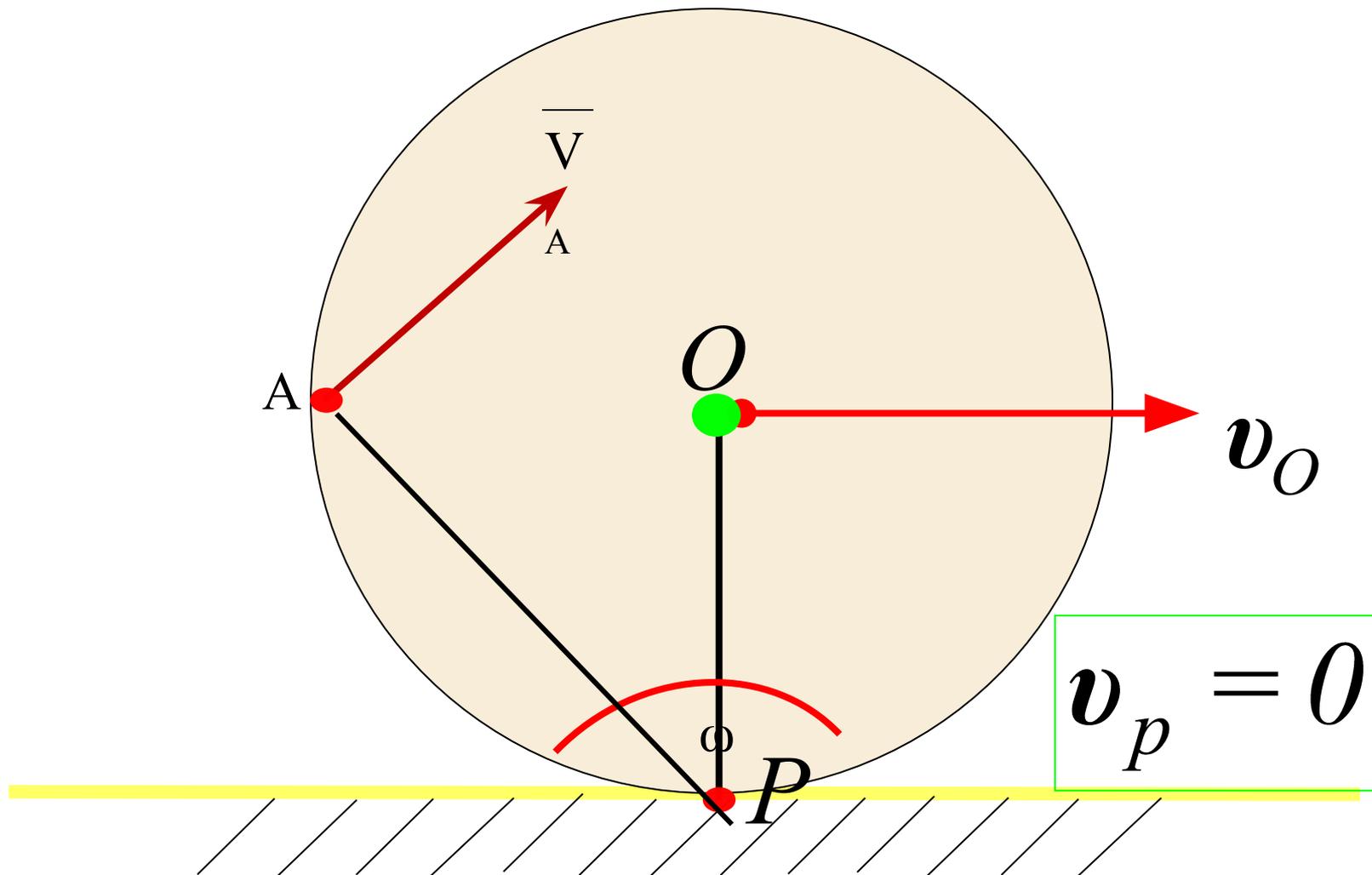
$$\omega = \frac{V_A}{AP} = 0$$

Движение тела поступательное

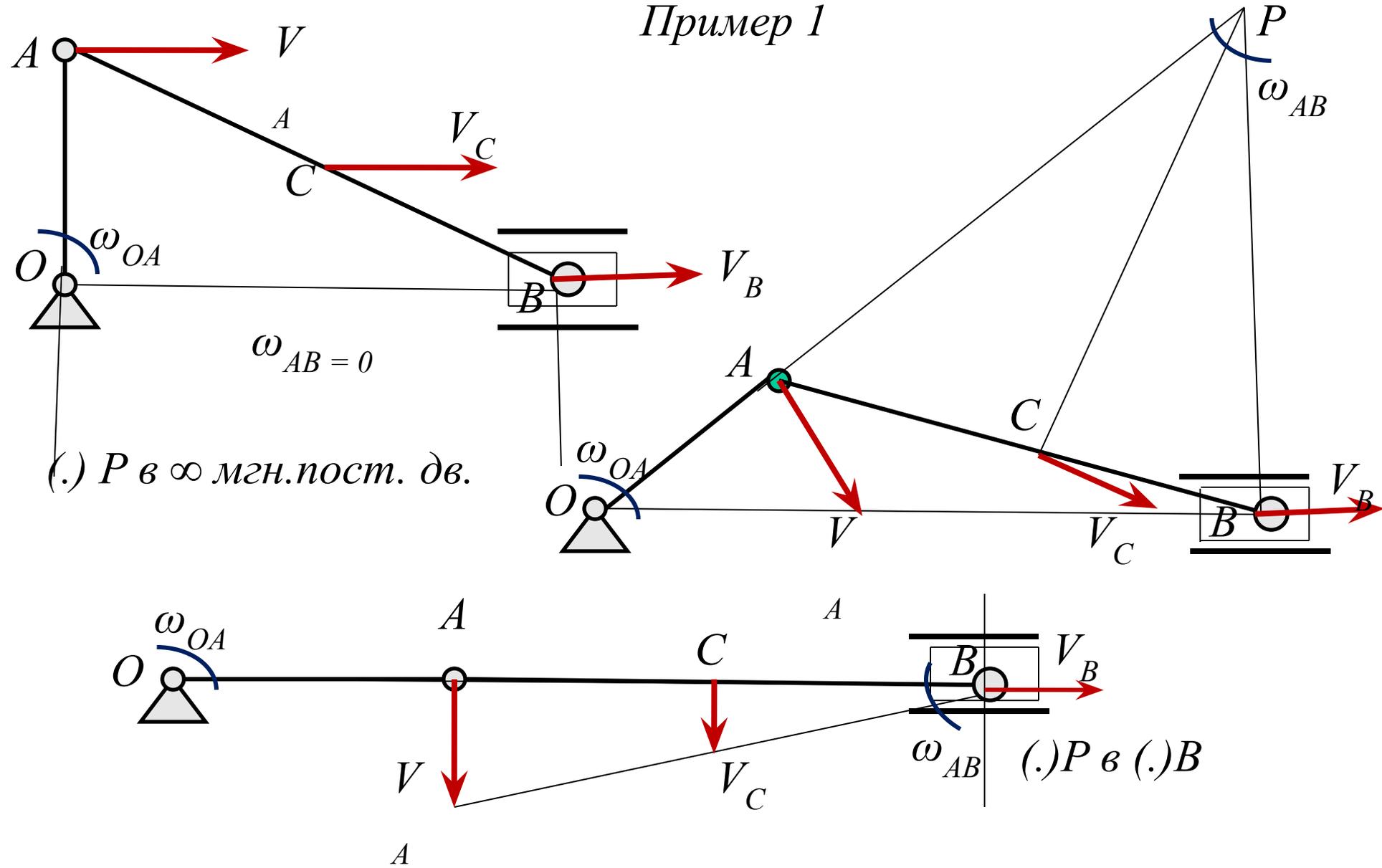
$$V_A = V_B$$

P в бесконечности

Тело катится без скольжения по неподвижной поверхности.



Пример 1



Теорема о сложении ускорений точек при плоскопараллельном движении тела

$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{a}_{BA}^B + \bar{a}_{BA}^ц$$

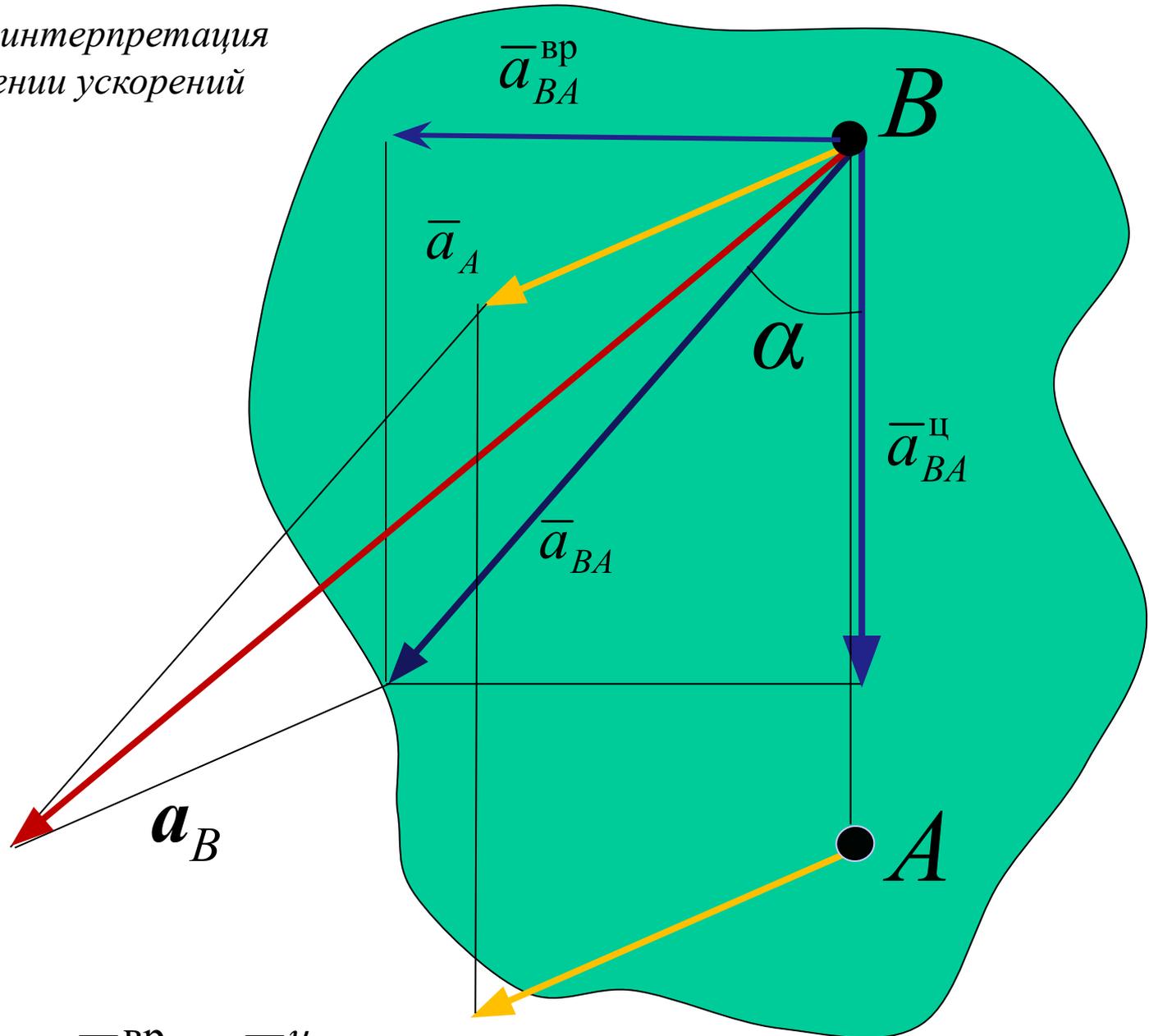
Ускорение произвольной точки тела при его плоскопараллельном движении равно векторной сумме ускорения полюса, вращательного и центростремительного ускорений этой точки при вращении вокруг полюса.

$$\bar{a}_{BA} = \bar{a}_{BA}^B + \bar{a}_{BA}^ц$$

$$a_{BA}^B = \varepsilon \times AB$$

$$a_{BA}^ц = \omega^2 \times AB$$

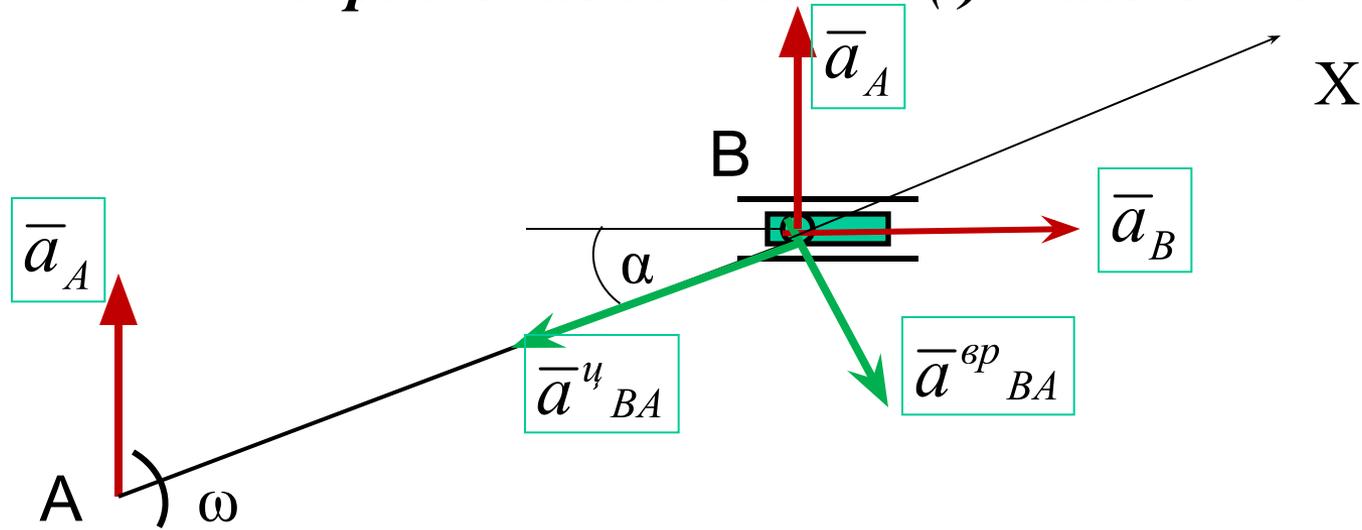
Геометрическая интерпретация
Теоремы о сложении ускорений



$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{a}_{BA}^{\text{вр}} + \bar{a}_{BA}^{\text{ц}}$$

Аналитическое определение ускорений

1. Направление движения (.) В известно.



Дано :

$$\omega = 2\text{ c}^{-1}$$

$$AB = 1\text{ м}$$

$$a_A = 2\text{ м/ c}^2$$

$$\alpha = 30^\circ$$

$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{a}^u_{BA} + \bar{a}^{6p}_{BA}$$

$$a^u_{BA} = \omega^2 \cdot AB = 4\text{ м/ c}^2$$

$$a_B \cos \alpha = a_A \sin \alpha - a^u_{BA};$$

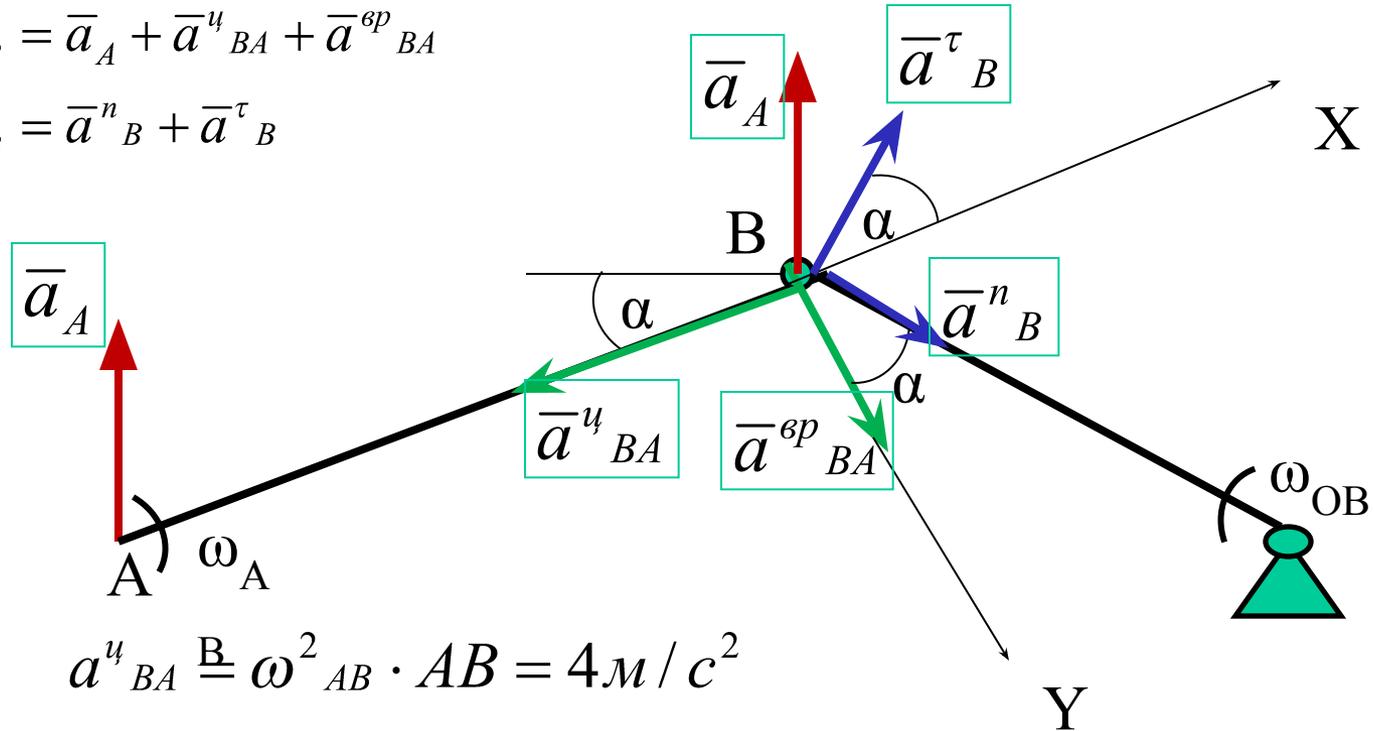
$$a_B = -3,5\text{ м/ c}^2$$

Проецируем на ось X :

2. Направление \bar{a}_B не известно.

$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{a}^u_{BA} + \bar{a}^{sp}_{BA}$$

$$\bar{a}_B = \bar{a}^n_B + \bar{a}^\tau_B$$



Дано :

$$\omega_{AB} = 2c^{-1}$$

$$\omega_{OA} = 1c^{-1}$$

$$AB = 1\text{м}$$

$$OB = 0,8\text{м}$$

$$a_A = 2\text{м}/c^2$$

$$\alpha = 30^0$$

$$a^u_{BA} \stackrel{B}{=} \omega^2_{AB} \cdot AB = 4\text{м}/c^2$$

$$a^n_B = \omega^2_{OB} \cdot OB = 0.64\text{м}/c^2$$

$$a_A \sin \alpha - a^u_{BA} = a^\tau_B \cos \alpha + a^n_B \sin \alpha$$

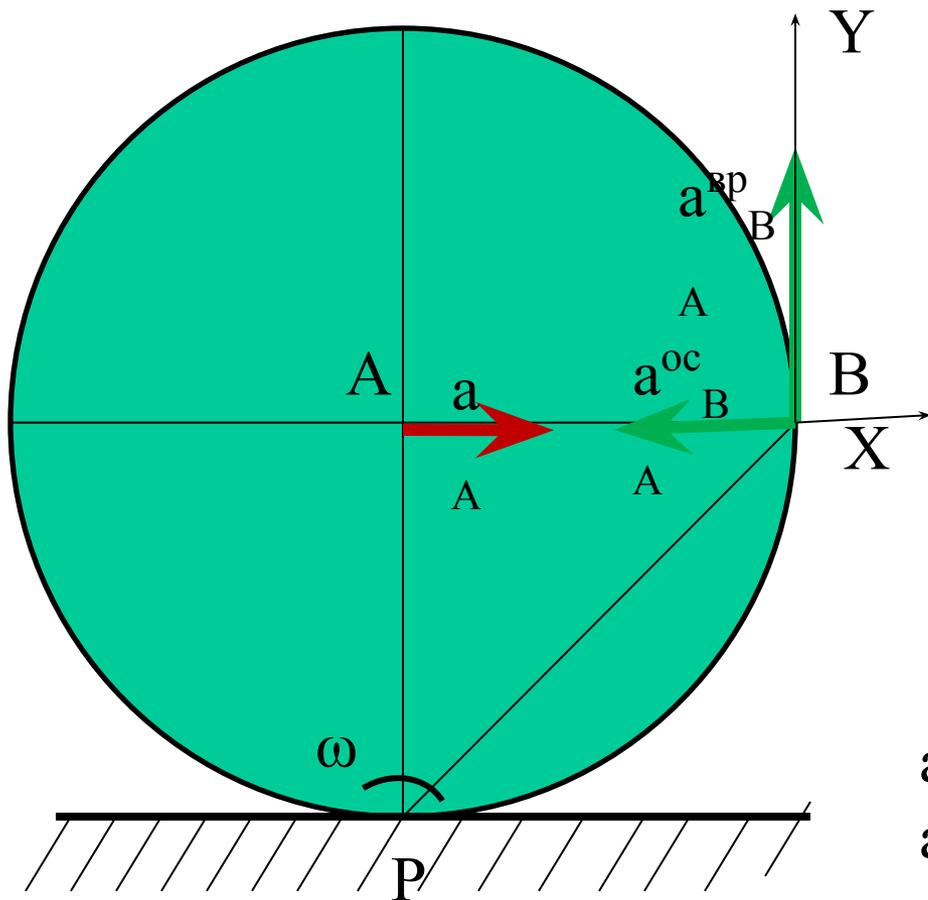
$$a^\tau_B = 3,86\text{м}/c^2$$

$$a_B = \sqrt{(a^\tau_B)^2 + (a^n_B)^2} = 3,9\text{м}/c^2$$

Проецируем на ось X:

3. Движение диска без скольжения.

$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{a}_{BA}^{bp} + \bar{a}_{BA}^{oc}$$



Дано: $R = 0,5\text{м}$ Найти: a_B
 $\omega = 2\text{с}^{-1}$; $a_A = 4\text{м/с}^2$

$$\varepsilon = \frac{d\omega}{dt} = \frac{d(V_A)}{dt \cdot R} = \frac{a_A^r}{R} = 8\text{м/с}^2$$

$$a_{BA}^{oc} = \omega^2 R = 2\text{м/с}^2$$

$$a_{BA}^{bp} = \varepsilon R = 4\text{м/с}^2$$

$$a_{BX} = a_A - a_{BA}^{oc} = 2\text{м/с}^2$$

$$a_{BY} = a_{BA}^{bp} = 4\text{м/с}^2$$

$$a_B = \sqrt{a_{BX}^2 + a_{BY}^2} = \sqrt{20} = 4,47\text{м/с}^2$$

Кинематический анализ плоского механизма.

Найти для заданного положения механизма скорости и ускорения точек А, В, С, а также угловые скорости и угловые ускорения всех звеньев механизма.

Дано : $\omega_{OA} = 2c^{-1}$; $\varepsilon_{OA} = 3c^{-1}$;

$OA = 0,5m$; $r = 0,3m$; $R = 0,4m$; $AC = 1m$; $\alpha = 60^0$

1. Определение скоростей:

OA – вращательное движение

$$V_A = \omega_{OA} \cdot OA = 2 \cdot 0,5 = 1m/c$$

Колесо – плоскопарал. движение

$$\omega_K = \frac{VA}{AP_K} = \frac{VB}{BP_K}; \omega_K = \frac{VA}{r} = \frac{VA}{0,3} = 3,3c^{-1}$$

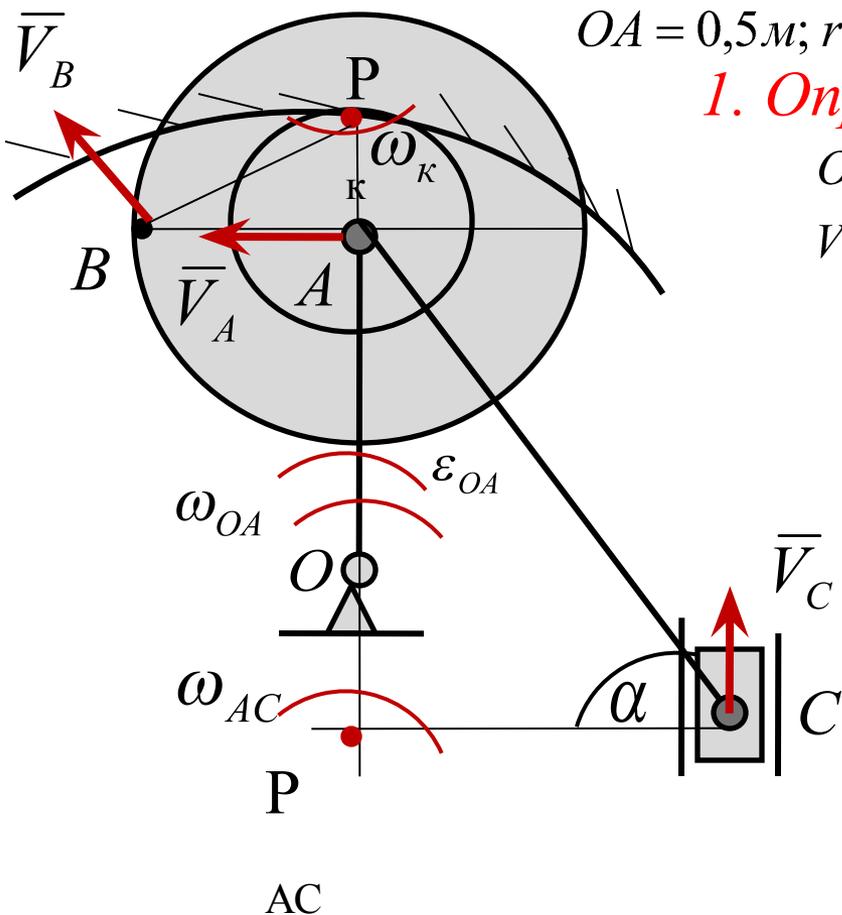
$$V_B = \omega_K \cdot BP = \omega_K \cdot \sqrt{0,09 + 0,16} = 1,65m/c$$

AC – плоскопарал. движение

$$\omega_{AC} = \frac{VA}{AP_{AC}} = \frac{VC}{CP_{AC}}$$

$$\omega_{AC} = \frac{VA}{AP_{AC}} = \frac{1}{AC \cdot \sin 60^0} = 1,15c^{-1}$$

$$V_C = \omega_{AC} \cdot CP = \omega_{AC} \cdot AC \cos 60^0 = 0,57m/c$$



Кинематический анализ плоского механизма.

Построение плана скоростей механизма.

Дано: $\omega_{OA} = 2 \text{ c}^{-1}$; $\varepsilon_{OA} = 3 \text{ c}^{-1}$;

$OA = 0,5 \text{ м}$; $r = 0,3 \text{ м}$; $R = 0,4 \text{ м}$; $AC = 1 \text{ м}$; $\alpha = 60^\circ$

1. Определение скоростей:

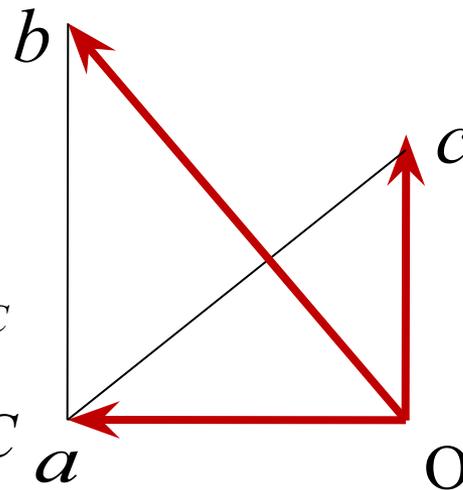
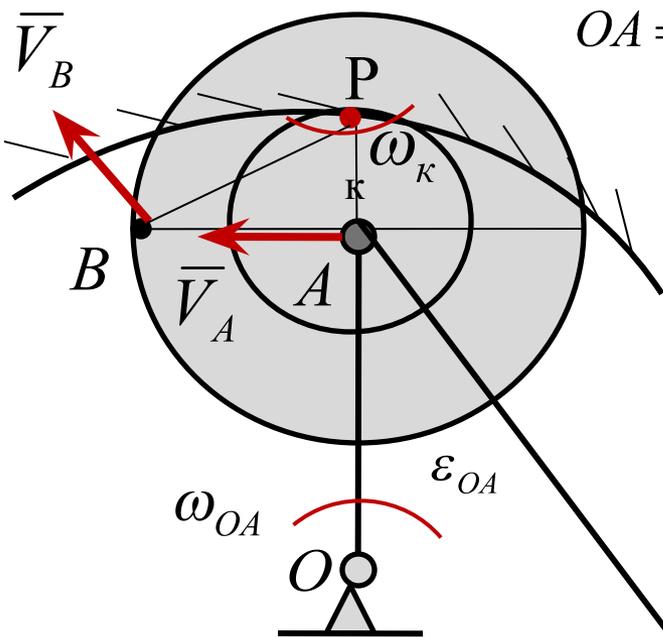
OA – вращательное движение

$$V_A = \omega_{OA} \cdot OA = 2 \cdot 0,5 = 1 \text{ м/с}$$

Масштабный коэффициент

$$\mu_V = 0,2$$

$$oa = \frac{V_A}{\mu_V} = \frac{1}{0,2} = 5 \text{ см}$$



$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + \vec{V}_{BA}$$

$$\vec{V}_{BA} \perp \vec{AB}$$

$$V_B = \mu_V \cdot ob = 1,65 \text{ м/с}$$

$$\vec{V}_C = \vec{V}_A + \vec{V}_{CA}$$

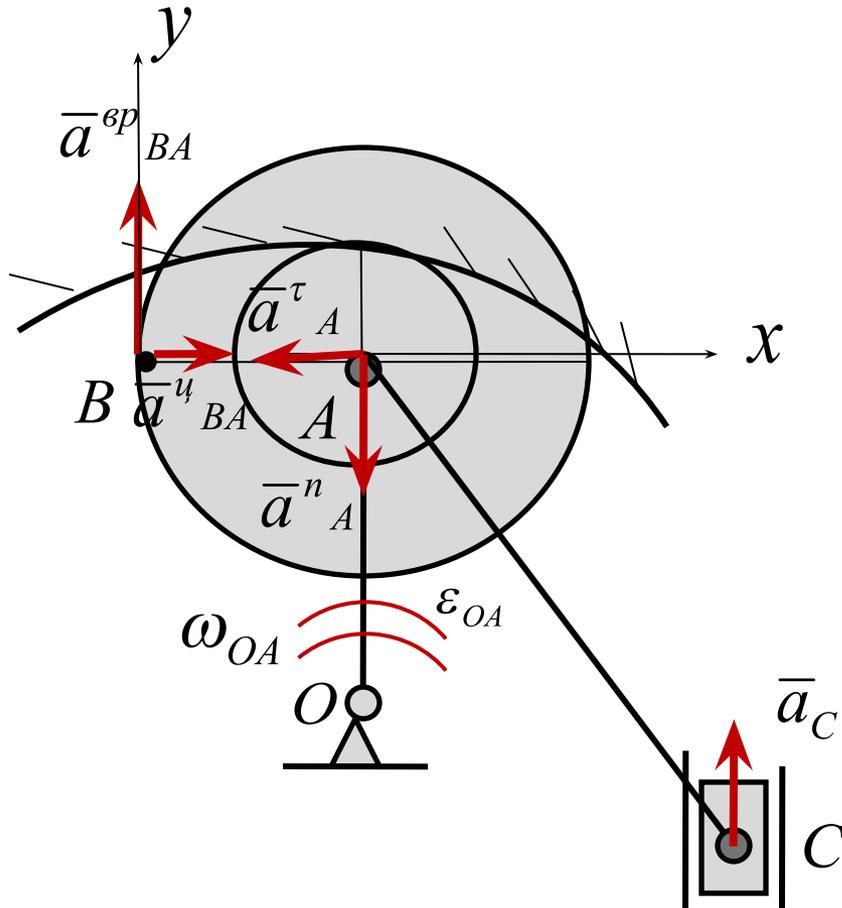
$$\vec{V}_{CA} \perp \vec{AC}$$

$$V_C = \mu_V \cdot oc = 0,57 \text{ м/с}$$

Свойства плана скоростей

- 1. Одноименные отрезки плана скоростей и механизма взаимно перпендикулярны.*
- 2. Одноименные отрезки плана скоростей и механизма прямо пропорциональны.*
- 3. Одноименные фигуры плана скоростей и механизма подобны и повернуты друг относительно друга на угол 90^0*

Аналитическое определение ускорений (для точки A и B):



OA – вращательное движение

$$\bar{a}_A = \bar{a}_A^n + \bar{a}_A^\tau$$

$$a_A^n = \omega_{OA}^2 \cdot OA = 4 \cdot 0,5 = 2 \text{ м/с}^2$$

$$a_A^\tau = \varepsilon_{OA} \cdot OA = 3 \cdot 0,5 = 1,5 \text{ м/с}^2$$

$$a_A = \sqrt{4 + 2,25} = 2,5 \text{ м/с}^2$$

Колесо – плоскопарал. движение

$$\bar{a}_B = \bar{a}_A + \bar{a}_{BA}$$

$$\omega_K = 3,3 \text{ с}^{-1}; \varepsilon_K = \frac{a_A^\tau}{r} = 5 \text{ с}^{-2}$$

$$a_{BA}^u = \omega_K^2 \cdot R = 1,32 \text{ м/с}^2$$

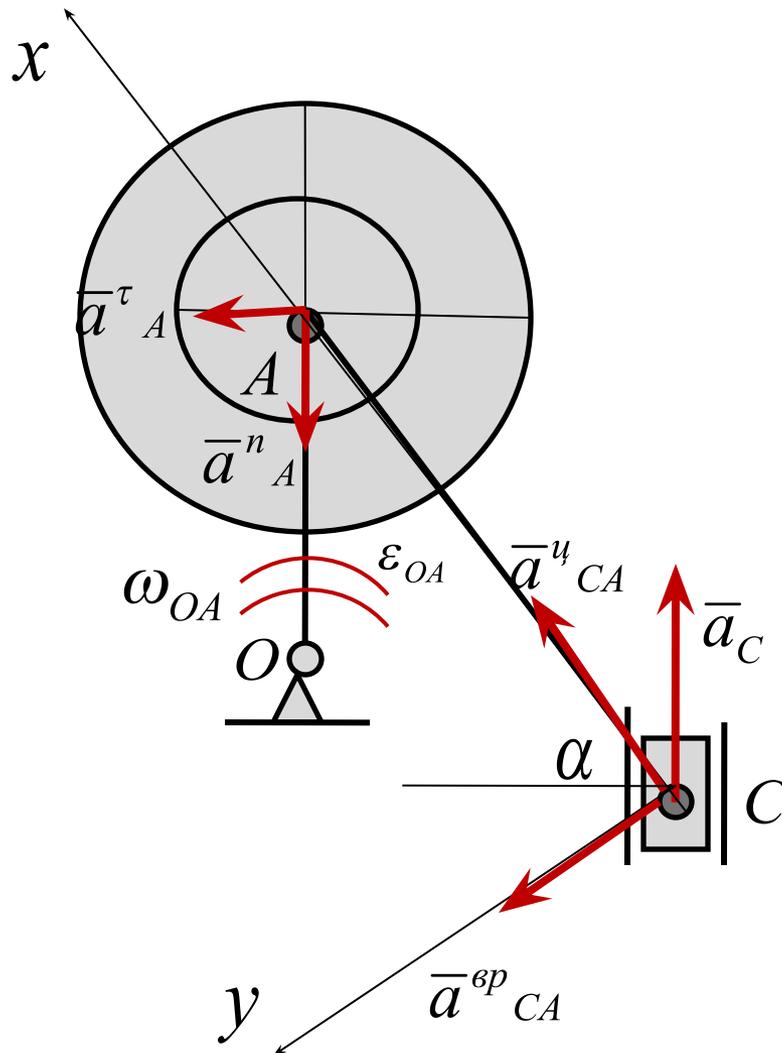
$$a_{BA}^{ep} = \varepsilon_K \cdot R = 2 \text{ м/с}^2$$

$$a_{BX} = a_{BA}^u - a_A^\tau = 0,82$$

$$a_{BY} = a_{BA}^{ep} - a_A^n = 0$$

$$a_B = a_{BX} = 0,82 \text{ м/с}^2$$

Определение ускорений (для точки C):



AC – плоскопарал. движение

$$\bar{a}_C = \bar{a}^\tau_A + \bar{a}^n_A + \bar{a}^y_{CA} + \bar{a}^{ep}_{CA}$$

$$a^y_{CA} = \omega^2_{AC} \cdot AC = 1,3$$

$$\text{На } x: a_C \cos 30^\circ = a^\tau_A \cos 60^\circ - a^n_A \cos 30^\circ + a^y_{CA}$$

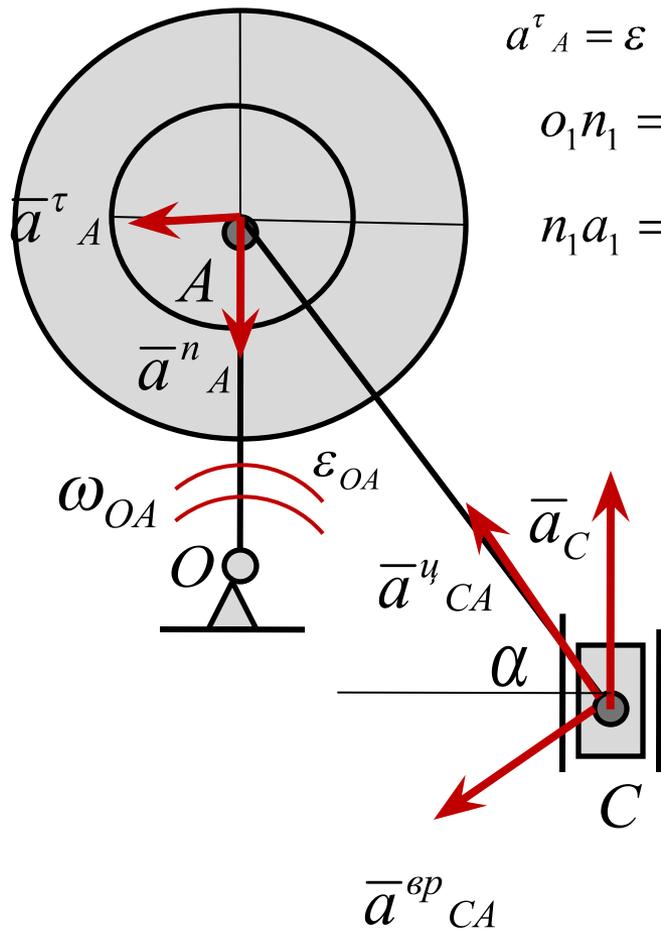
$$a_C = 0,35 \text{ м/с}^2$$

$$\text{На } y: -a_C \cos 60^\circ = a^\tau_A \cos 30^\circ + a^n_A \cos 60^\circ + a^{ep}_{CA}$$

$$a^{ep}_{CA} = -2,48 = \epsilon_{AC} \cdot AC$$

$$\epsilon_{AC} = -2,48 \text{ с}^{-2}$$

Геометрическое определение ускорения точки С.



$$\bar{a}_A = \bar{a}_A^n + \bar{a}_A^\tau$$

$$a_A^n = \omega^2_{OA} \cdot OA = 4 \cdot 0,5 = 2 \text{ м/с}^2$$

$$a_A^\tau = \varepsilon_{OA} \cdot OA = 3 \cdot 0,5 = 1,5 \text{ м/с}^2$$

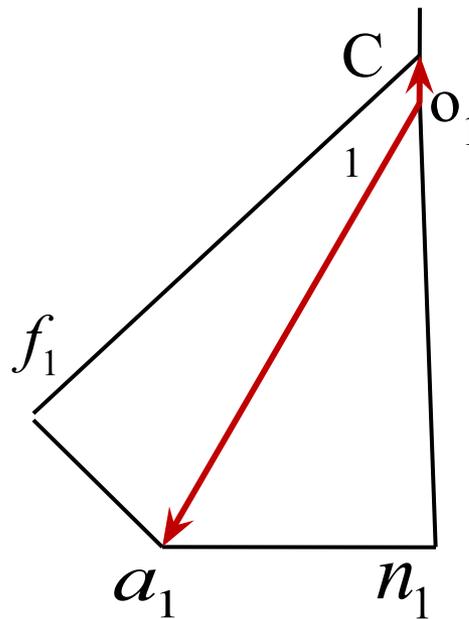
$$o_1 n_1 = \frac{a_A^n}{\mu_a} = \frac{2}{0,5} = 4 \text{ см}$$

$$n_1 a_1 = \frac{a_A^\tau}{\mu_a} = \frac{1,5}{0,5} = 3 \text{ см}$$

Масштабный коэффициент

$$\mu_a = 0,5$$

$$a_A = oa \cdot \mu_a = 2,5 \text{ м/с}^2$$



$$\bar{a}_C = \bar{a}_A^\tau + \bar{a}_A^n + \bar{a}^u_{CA} + \bar{a}^{\varepsilon p}_{CA}$$

$$a^u_{CA} = \omega^2_{AC} \cdot AC = 1,3$$

$$a_1 f_1 = \frac{a^u_{CA}}{\mu_a} = \frac{1,3}{0,5} = 2,6$$

$$V_C = \mu_a \cdot O_1 C_1 = 0,35 \text{ м/с}^2$$