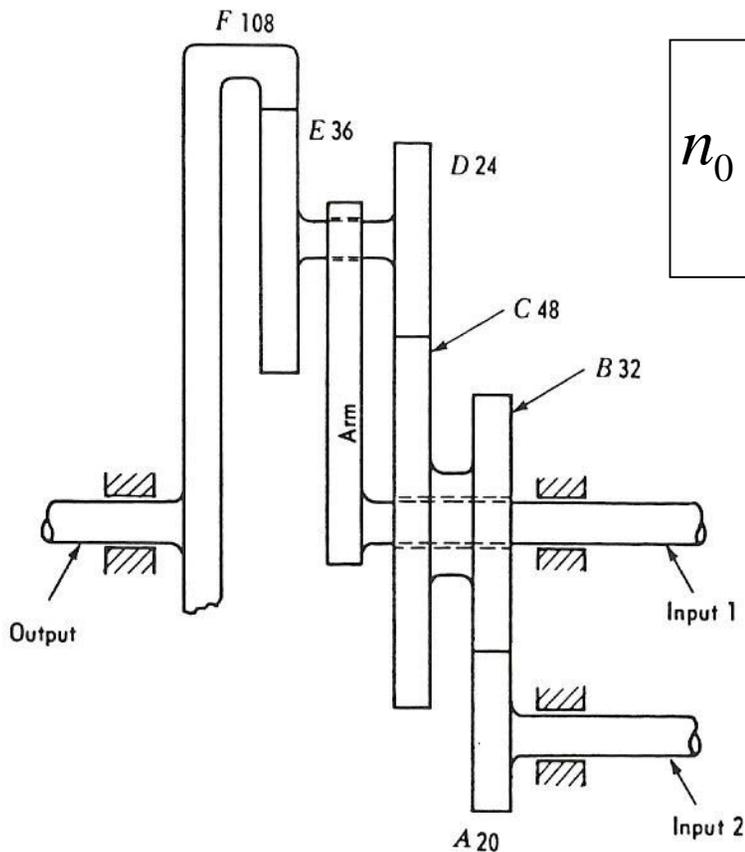


TRENS PLANETÁRIOS COM DUAS ENTRADAS

Prof. Alexandre Augusto Pescador Sardá

PLANETÁRIOS COM DUAS ENTRADAS

- Método da superposição é utilizado

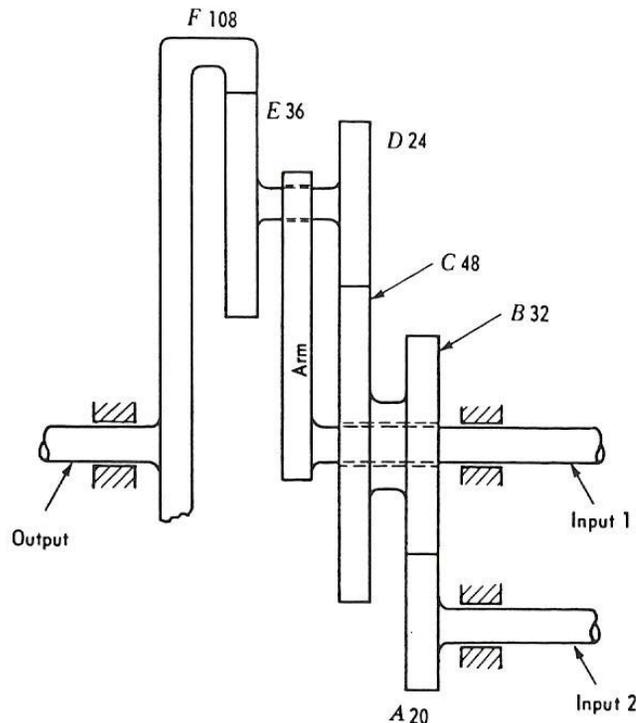


$$n_0 = n_1 \left(\frac{n_0}{n_1} \right)_{\text{Entrada 2 mantida fixa}} + n_2 \left(\frac{n_0}{n_2} \right)_{\text{Entrada 1 mantida fixa}}$$

- n_0 : rotação do eixo de saída;
- n_1 : rotação do eixo de entrada 1;
- n_2 : rotação do eixo de entrada 2;

PLANETÁRIOS COM DUAS ENTRADAS

- EXEMPLO: Suponha que a entrada 1 gire a **120 RPM** contra a direção do relógio, a entrada 2 gire a **360 RPM** na direção do relógio e a velocidade e direção de saída deve ser determinada.



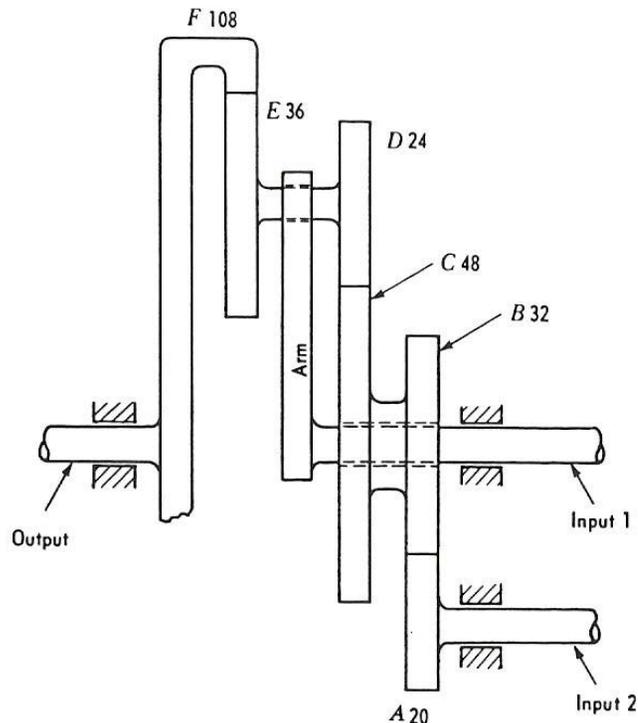
B e C são fixas representando o sol de um trem planetário composto pelas engrenagens C, D, E, F e o braço.

$$\left(\begin{array}{c} n_0 \\ n_1 \end{array} \right)_{\text{Entrada 2 mantida fixa}} = \frac{n_F}{n_{\text{braço}}} = \frac{+ \frac{5}{3}}{+1} = + \frac{5}{3}$$

Membro	Braço	C	D,E	F
Trem travado, braço dá uma volta +	1	1	1	1
Braço fixo, C dá uma volta -	0	-1	(+48/24)	(+48/24*36/108)
Resultante	1	0	3	(+5/3)

PLANETÁRIOS COM DUAS ENTRADAS

Para a análise da segunda parte, não se constrói uma tabela, porque a entrada 1 é fixa, neste caso o sistema se comporta como um trem de engrenagem simples.



$$\left(\frac{n_0}{n_2} \right)_{\substack{\text{Entrada 1} \\ \text{mantida fixa}}} = \frac{n_F}{n_A} = \frac{20}{32} \cdot \frac{48}{24} \cdot \frac{36}{108} = + \frac{5}{12}$$

PLANETÁRIOS COM DUAS ENTRADAS

$$n_0 = n_1 \left(+\frac{5}{3} \right) + n_2 \left(+\frac{5}{12} \right)$$

$$n_0 = +120 \left(+\frac{5}{3} \right) + (-360) \left(+\frac{5}{12} \right)$$

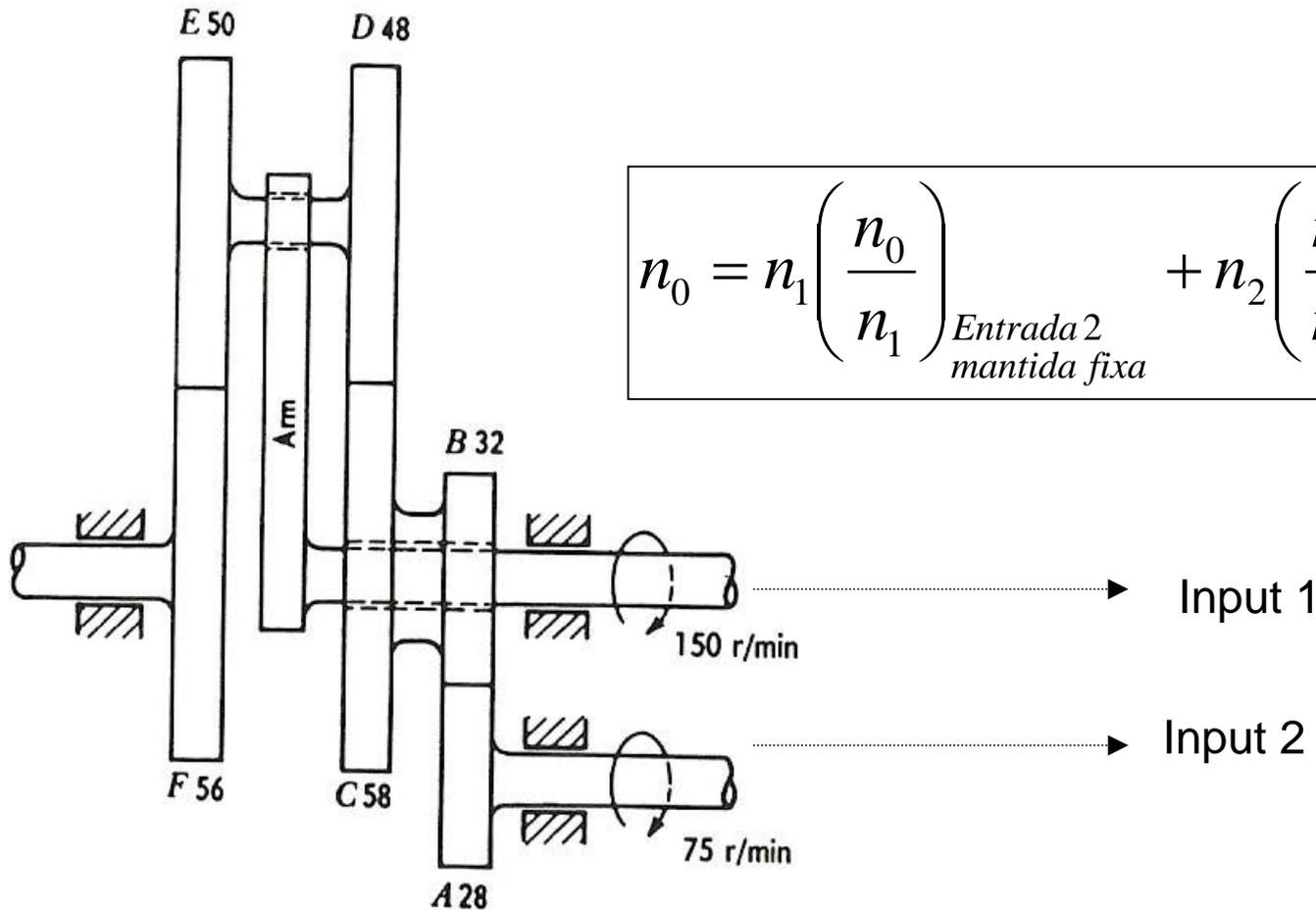
$$n_0 = +200 - 150$$

$$n_0 = +50 \text{ RPM}$$

EXERCÍCIOS

EXERCÍCIO 1

- Determinar a velocidade e direção de rotação do eixo de saída F.

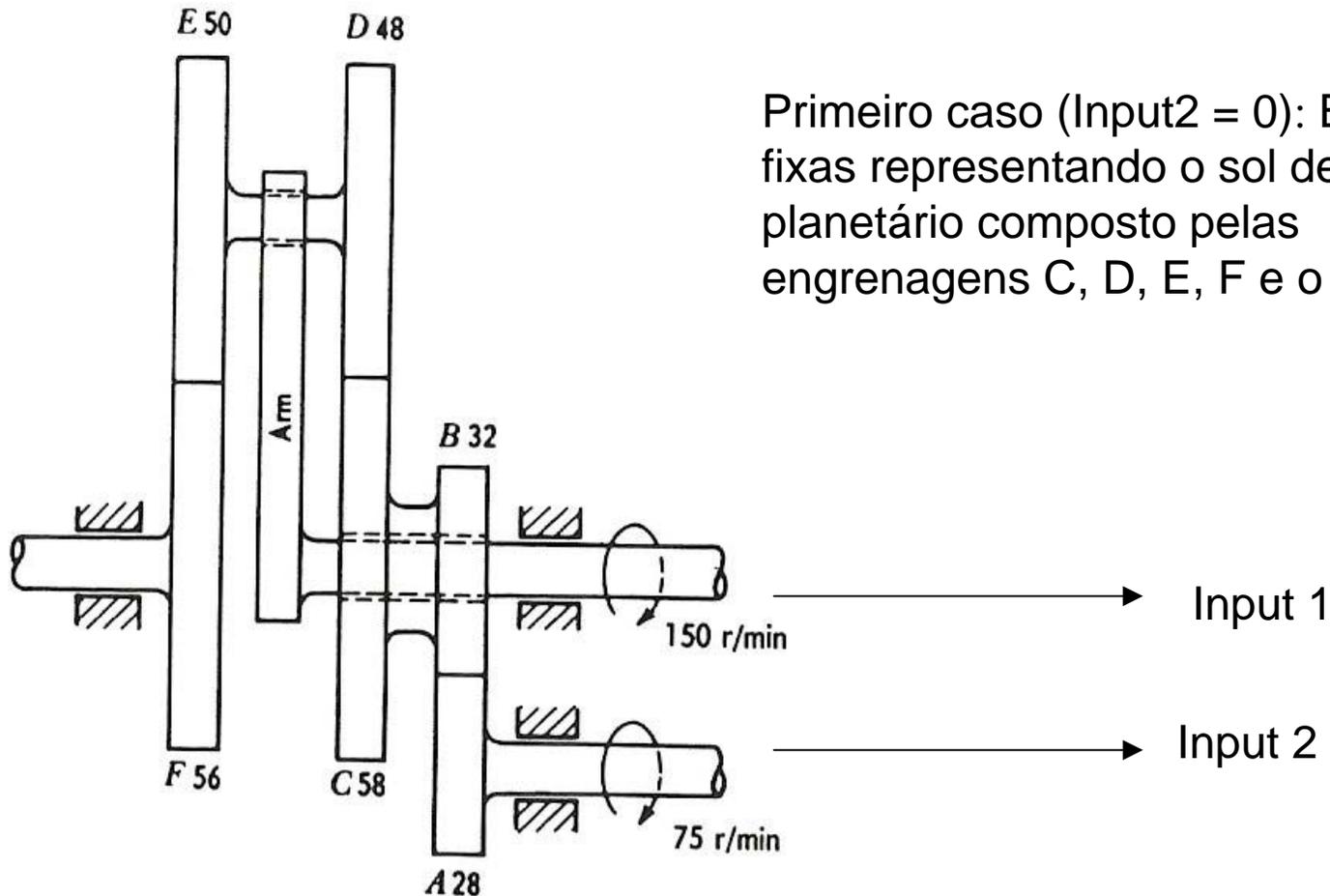


$$n_0 = n_1 \left(\frac{n_0}{n_1} \right)_{\text{Entrada 2 mantida fixa}} + n_2 \left(\frac{n_0}{n_2} \right)_{\text{Entrada 1 mantida fixa}}$$

EXERCÍCIOS

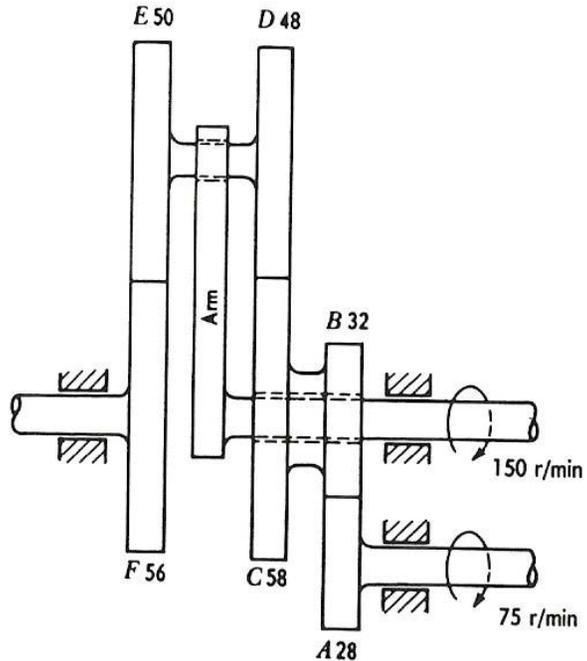
EXERCÍCIO 1

- Determinar a velocidade e direção de rotação do eixo de saída F.



Primeiro caso (Input2 = 0): B e C são fixas representando o sol de um trem planetário composto pelas engrenagens C, D, E, F e o braço.

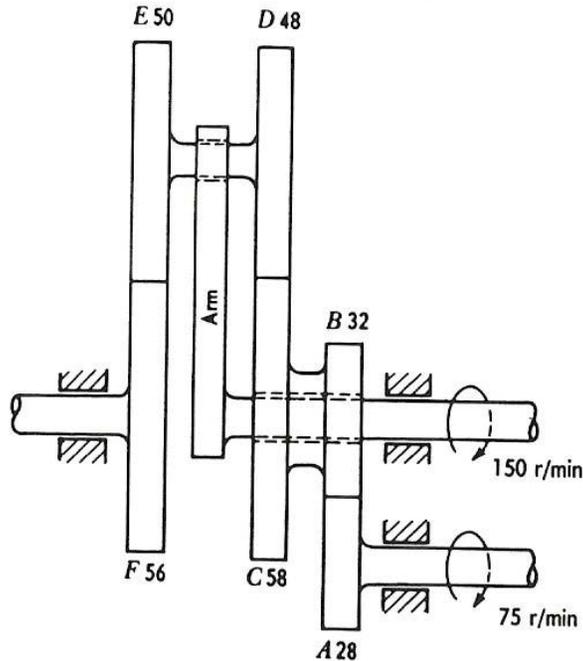
EXERCÍCIO 1



Membro	Braço	C	D,E	F
Trem travado, braço dá uma volta +	1	1	1	1
Braço fixo, C dá uma volta -	0	-1	(+58/48)	(-58/48*50/56)
Resultante	1	0	2 5/24	(1-725/672)

EXERCÍCIO 1

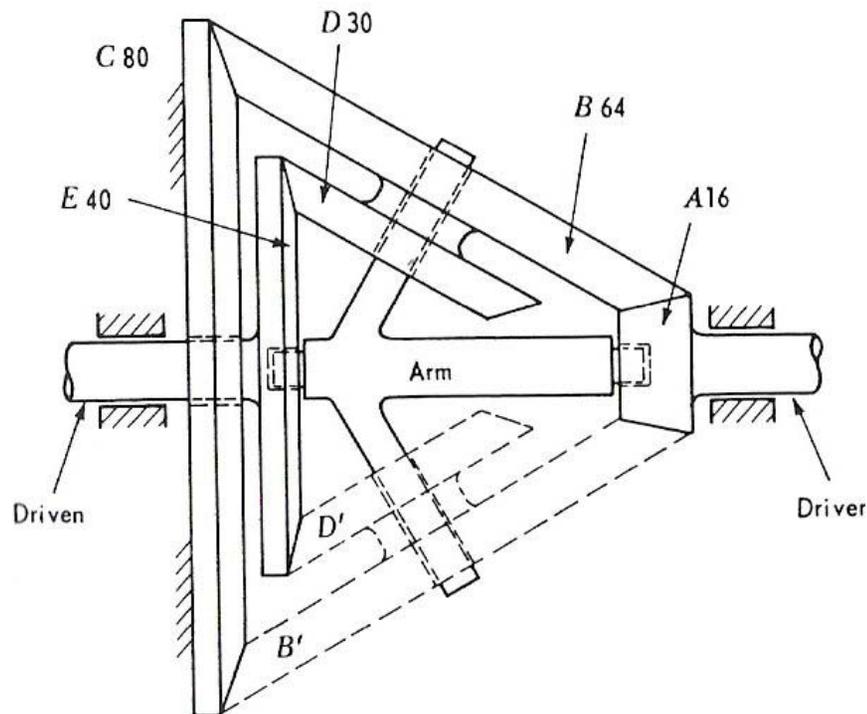
Para a análise da segunda parte, não se constrói uma tabela, porque a entrada 1 é fixa, neste caso o sistema se comporta como um trem de engrenagem simples.



$$\left(\frac{n_0}{n_2} \right)_{\substack{\text{Entrada 1} \\ \text{mantida fixa}}} = \frac{n_F}{n_A} = \frac{32}{28} \cdot \frac{58}{48} \cdot \frac{50}{56} = + \frac{725}{588}$$

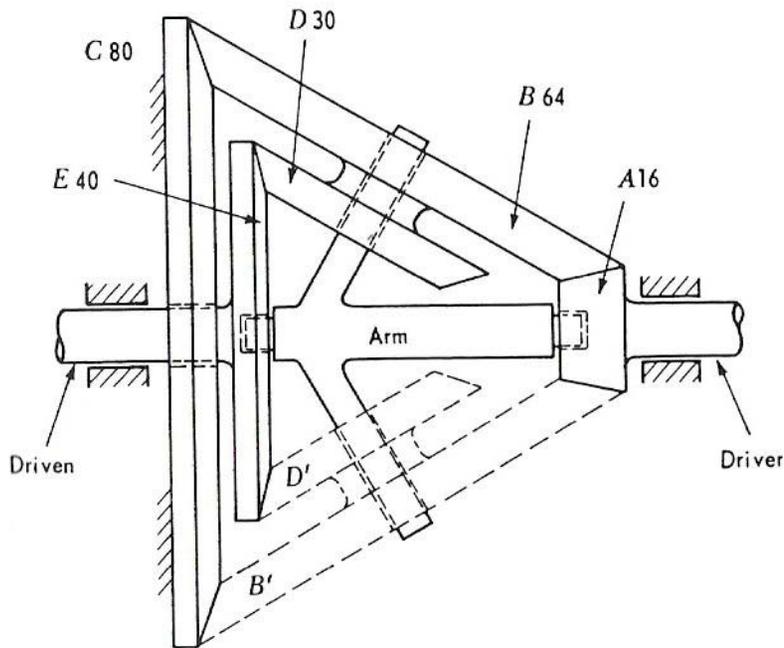
TRENS DE ENGRENAGENS PLANETÁRIOS FORMADOS POR ENGRENAGENS CÔNICAS

- As Engrenagens cônicas são usadas para obter grande relação de transmissão em um sistema compacto.



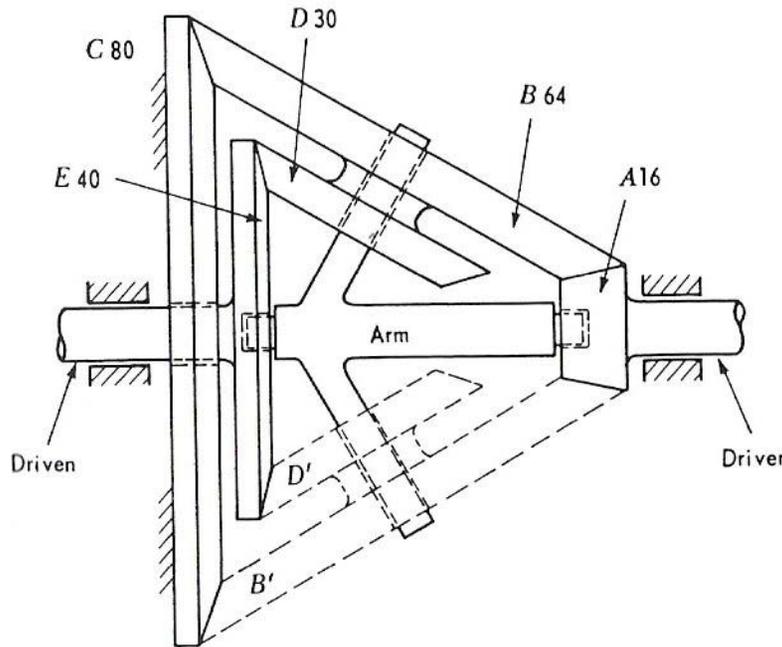
TRENS DE ENGRENAGENS PLANETÁRIOS FORMADOS POR ENGRENAGENS CÔNICAS

- A é a engrenagem motora;
- C é a engrenagem fixa;
- B e D são engrenagens compostas que giram livremente no braço.



- Quando for construir a tabela para sistema planetário contendo engrenagens cônicas, o método é similar ao de engrenagens retas. A única exceção é que as colunas na tabela em que as engrenagens cônicas são não paralelas às engrenagens motoras e movidas são deixadas em branco.

TRENS DE ENGRENAGENS PLANETÁRIOS FORMADOS POR ENGRENAGENS CÔNICAS



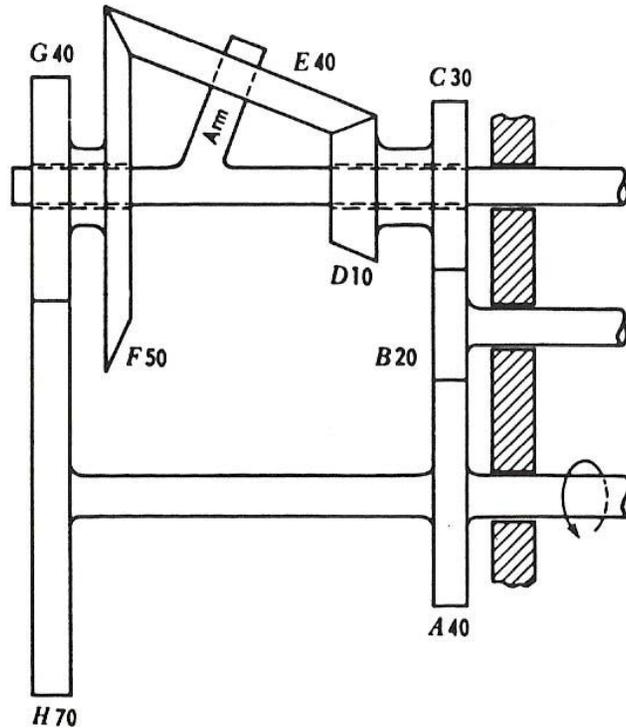
- Seis voltas positivas de A faz 1/16 voltas positivas de E.
- Redução de velocidade de 6 para 1/16 .

$$VR = \frac{6}{16} = \frac{96}{1} = 96$$

Membro	Braço	A	B	C	D	E
Trem travado, braço dá uma volta +	1	1	1	1
Braço fixo, C dá uma volta -	0	(+80/16)	-1	(-80/64*30/40)
Resultante	1	6	0	(+1/16)

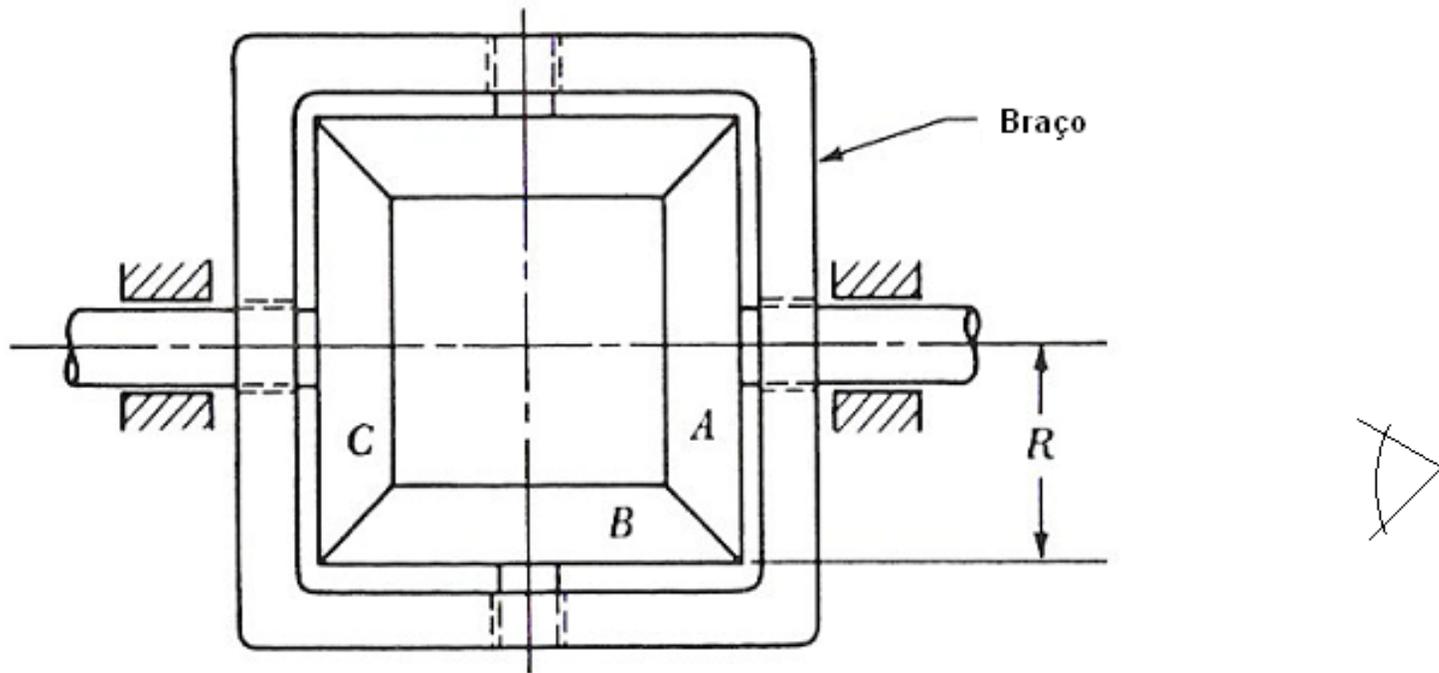
EXERCICIOS

- 13.10 - O eixo com o braco é o eixo de saída. Para uma revolucao anti-horária do eixo (A-H), determine o número de voltas e a direção de rotação para o eixo de saída.



DIFERENCIAL

- É um mecanismo utilizado para somar (ou subtrair) duas variáveis (rotações);
- A e C são do mesmo tamanho;

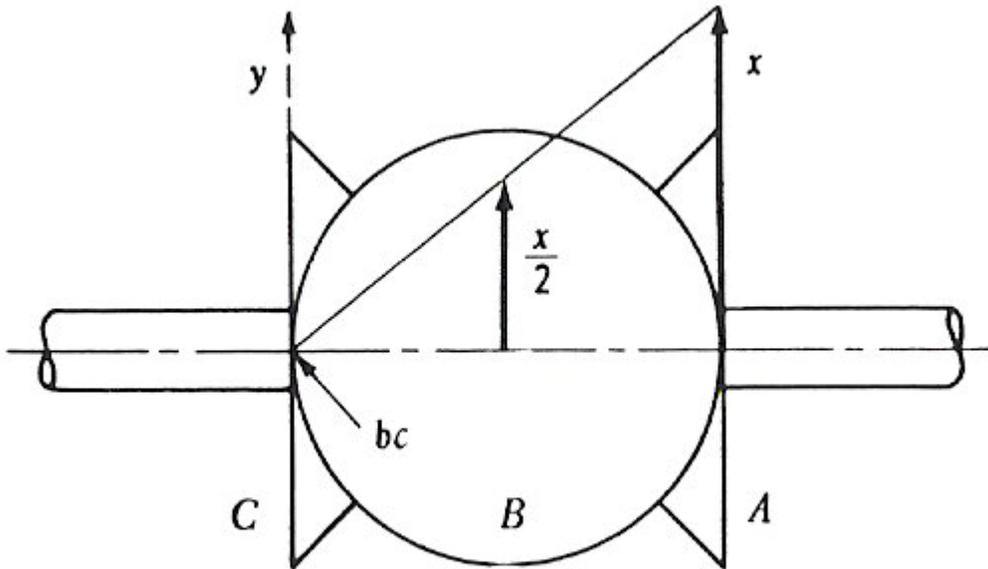


DIFERENCIAL

Assumindo que a engrenagem **C** é estacionária:

x é a velocidade do ponto de contato das engrenagens A e B;

bc é o centro instantâneo para as engrenagens B e C;



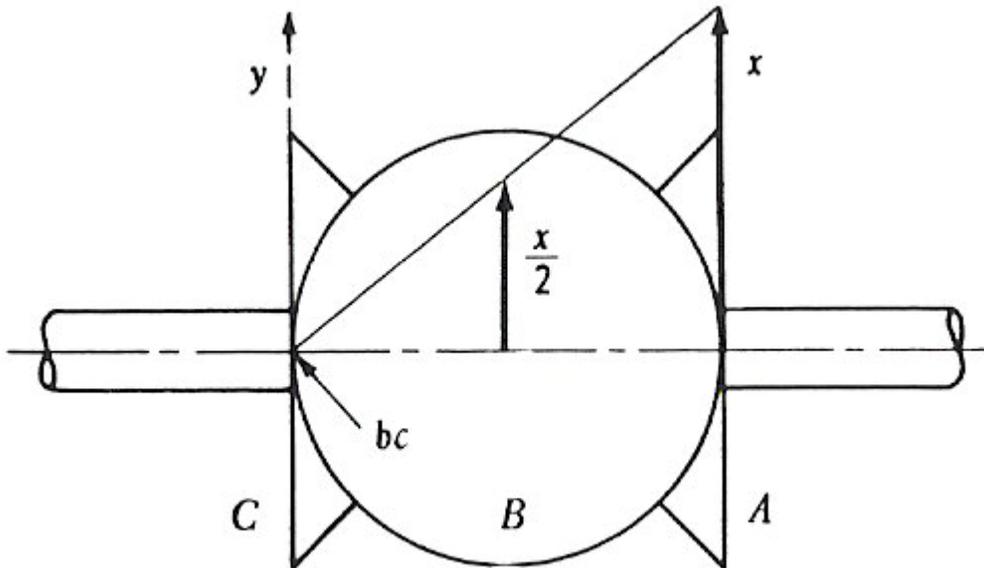
$$\omega_A = \frac{x}{R}$$

$$\omega_B = \omega_{\text{braço}}$$

$$\omega_{\text{braço}} = \frac{x}{2R}$$

DIFERENCIAL

Assumindo que a engrenagem A é **estacionária**:
y é a velocidade do ponto de contato das engrenagens C e B;



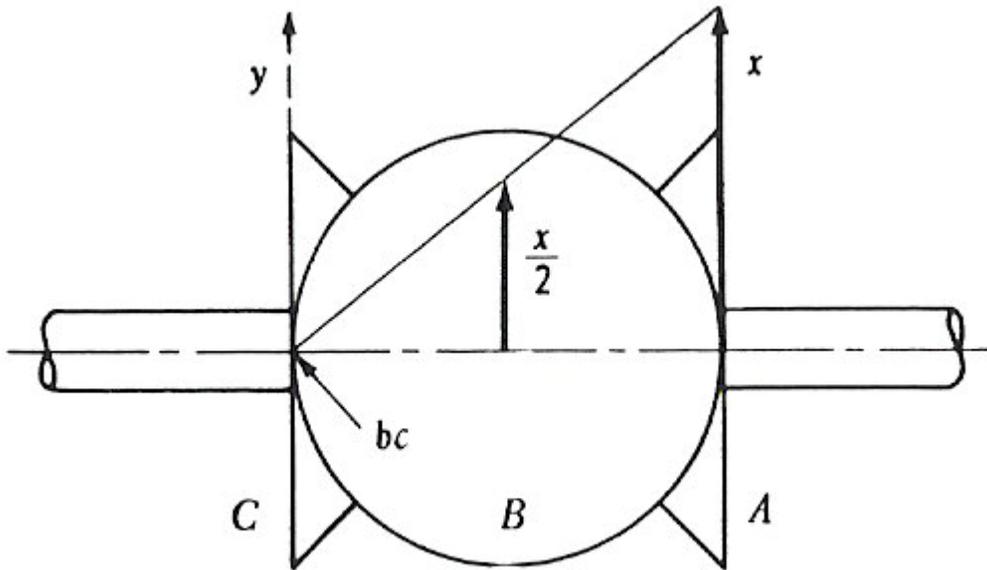
$$\omega_C = \frac{y}{R}$$

$$\omega_B = \omega_{\text{braço}}$$

$$\omega_{\text{braço}} = \frac{y}{2R}$$

DIFERENCIAL

Assumindo que as engrenagens A e B estão em movimento, a velocidade $y/2$ será adicionada ou subtraída de $x/2$, dependendo das direções de rotação:

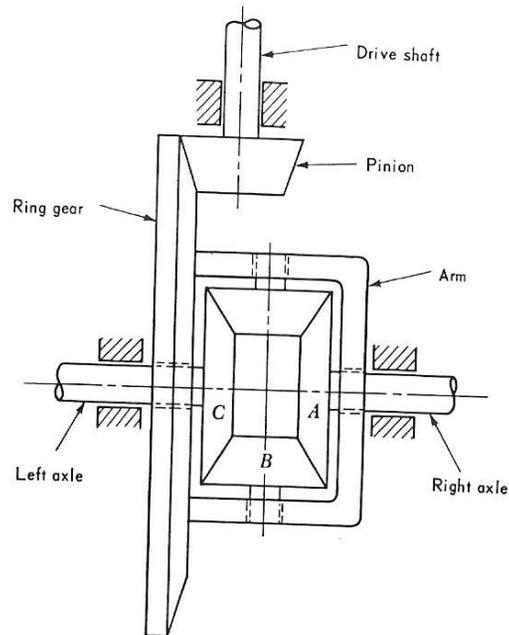


$$\omega_{\text{braço}} = \frac{x/2 + y/2}{R}$$

$$\omega_{\text{braço}} = \frac{\omega_A}{2} + \frac{\omega_C}{2}$$

$$2\omega_{\text{braço}} = \omega_A + \omega_C$$

DIFERENCIAL – CONCLUSÕES

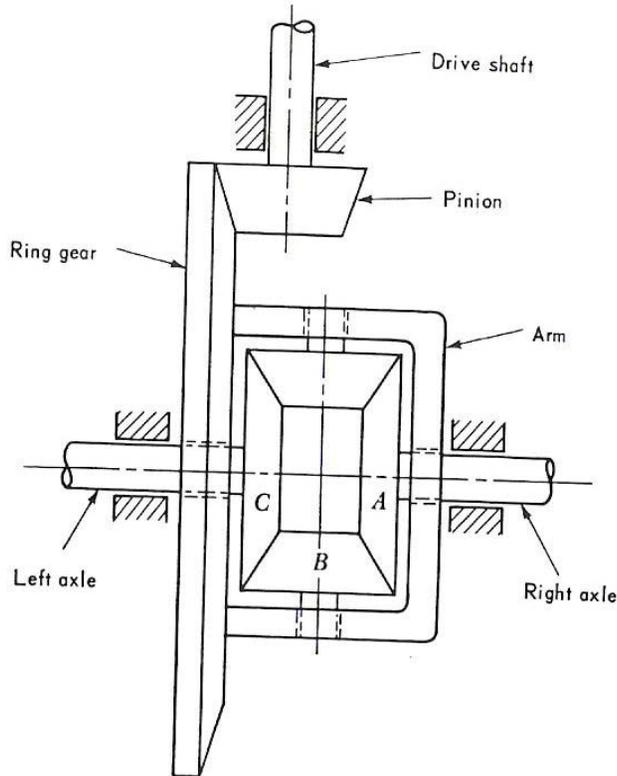


Para veículos de tração traseira nas retas:

$$\omega_{\text{braço}} = \omega_A = \omega_C$$

- Quando o veículo faz uma curva, a roda de fora deve aumentar a velocidade e a de dentro diminuir a velocidade de forma a não ter escorregamento nas rodas:

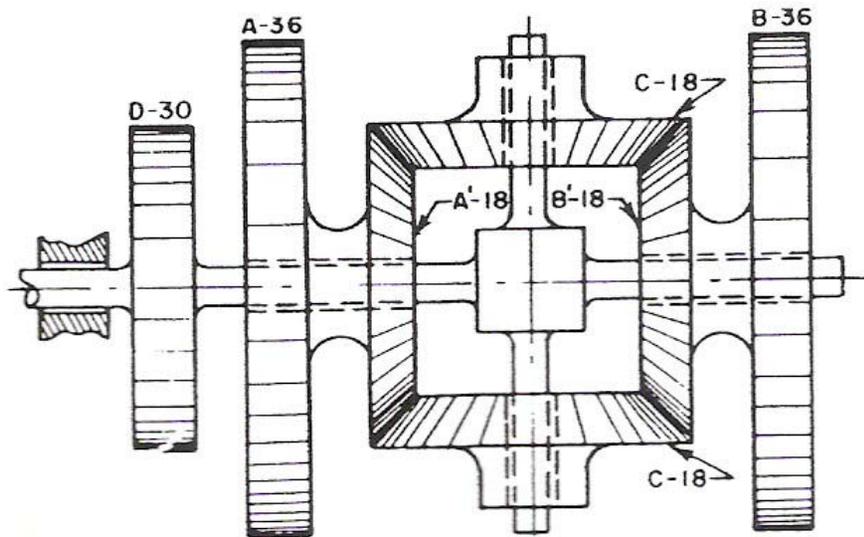
DIFERENCIAL – CONCLUSÕES



- Se ω_A aumenta, ω_C diminui na mesma proporção;
- Se A estiver no pavimento e C no gelo, a roda no pavimento ficará parada e a no gelo rodará duas vezes mais rápida que o braço;
- O torque nos eixos A e C sempre serão iguais, no último caso o carro não se moverá;

EXERCÍCIOS

O trem de engrenagens diferencial mostrado abaixo requer $\omega_A = 10$ RPM no sentido horário e $\omega_B = 24$ RPM no sentido anti-horário quando vistos da direita. Determine a rotação de entrada ω_D .



EXERCÍCIOS

$$\omega_A = 10 \text{ rpm}(\text{hor})$$

$$\omega_B = 24 \text{ rpm}(\text{anti})$$

$$\omega_B + \omega_A = 2 \omega_{braco}$$

$$24 - 10 = 2 \omega_{braco}$$

$$\omega_{braco} = 6 \text{ RPM}$$

$$\omega_D = \omega_{braco} = 6 \text{ rpm}$$

REFERÊNCIAS BIBLIOGRÁFICAS

Martin, G.H., Kinematics and Dynamics of Machines, Second Edition, McGrawHill, 1982.