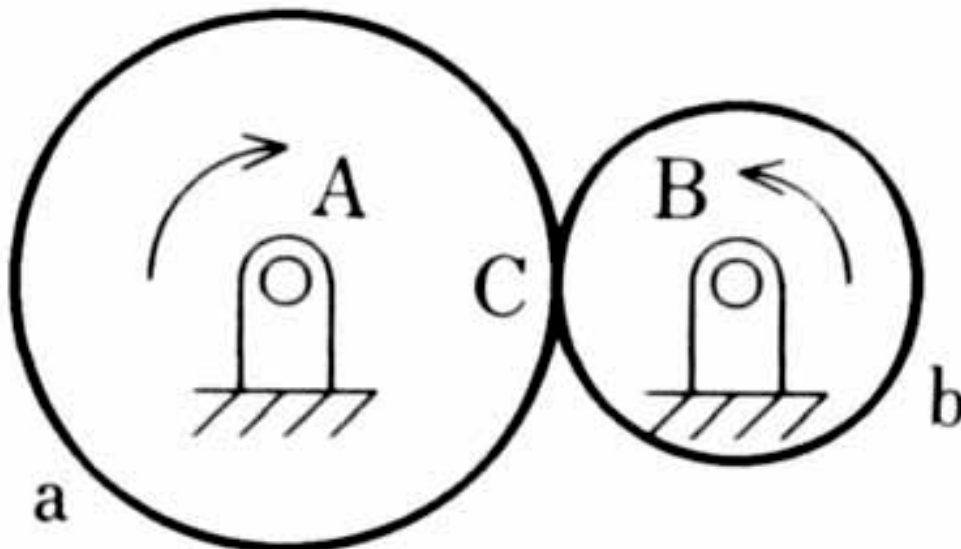


# 4章 摩擦伝動装置

## 4.1 摩擦伝動装置の定義と種類

2つの円板a, bが点Cで接触: 原動軸Aを回転させると  
従動軸Bは転がり運動  
をする



摩擦伝動装置

条件

摩擦係数が高い  
(接触点Cで相対  
運動をしない)

# 摩擦係数

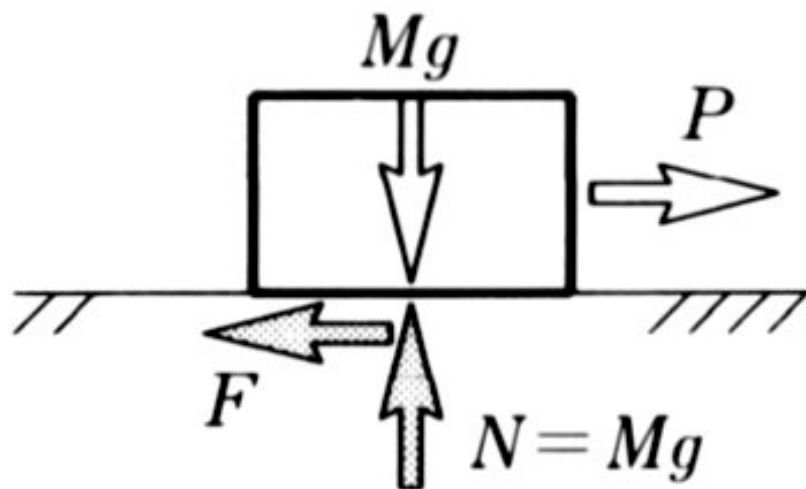
摩擦伝動装置は摩擦力を利用する → 摩擦力は重要

$$F = \mu N$$

$\mu$ : 摩擦係数

F: 摩擦力

N: 摩擦面に垂直な力



摩擦力の関係

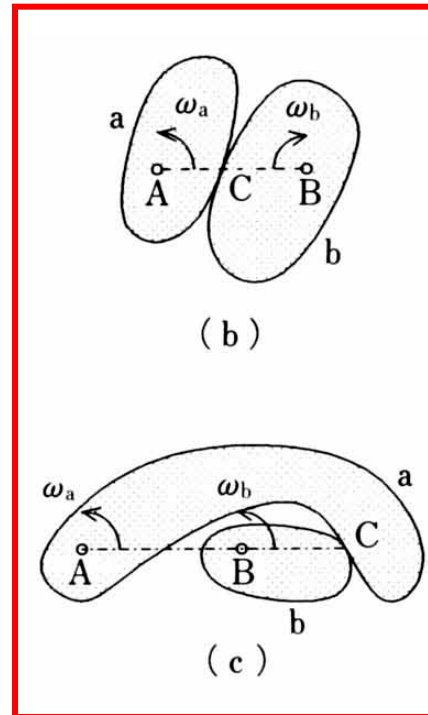
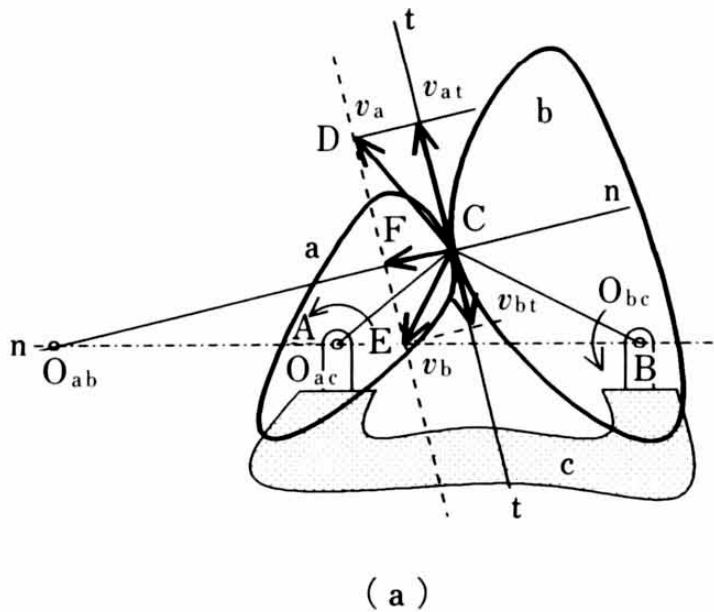
静止摩擦係数  $\mu_s$   
物体が静止状態から  
動き出す時の摩擦係数  
動摩擦係数  $\mu_k$   
物体が運動中の摩擦  
係数

一般に

静止摩擦 > 動摩擦

# 転がり接触の条件

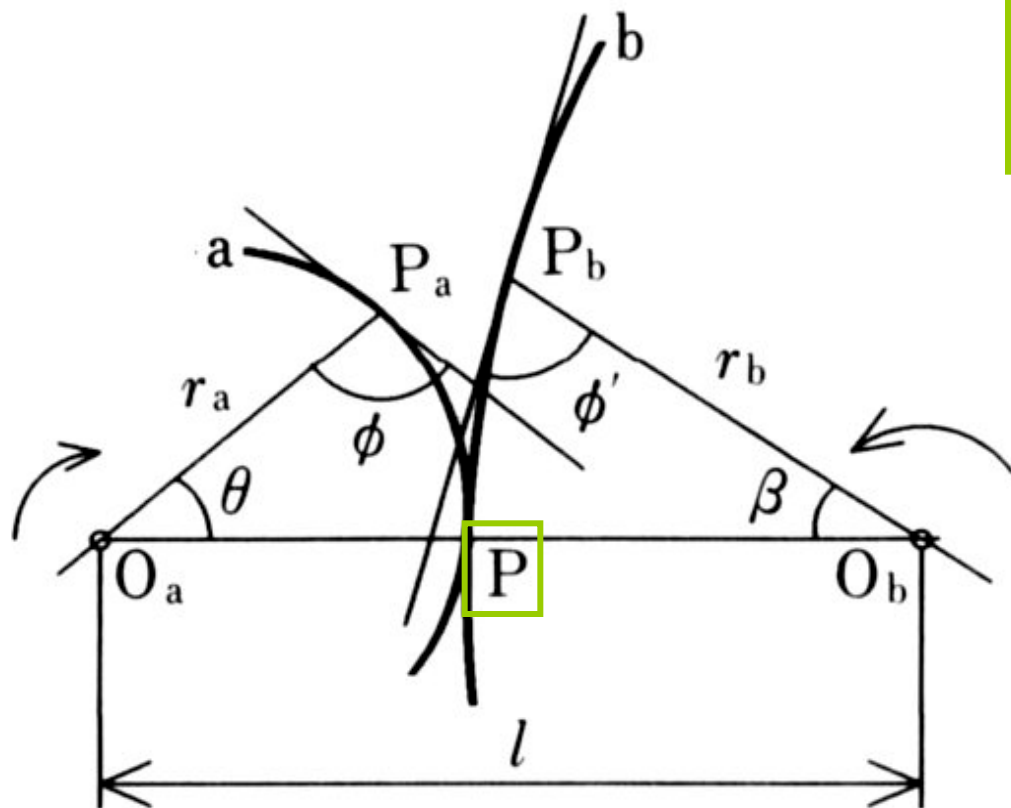
両者が転がるための条件は、  
 下図(a)における両方向の分速度が等しい  
 ( $v_{an} = v_{bn}$ ,  $v_{at} = v_{bt}$ )  
 $v_a = v_b$  [ $AC \times \omega_a = BC \times \omega_b$ ]



接触点Cはa,bの  
 回転中心を結ん  
 だ線になけれ  
 ばならない  
 [左図(b)(c)]

## 4.2 摩擦伝動装置の運動解析

転がり接触の条件を絶えず満たすには、接触する節の形状(輪郭曲線)には制約が生じる



輪郭曲線の解析

接触点P: 両回転中心を結ぶ線上

輪郭曲線の条件は、

$$r_a + r_b = l$$

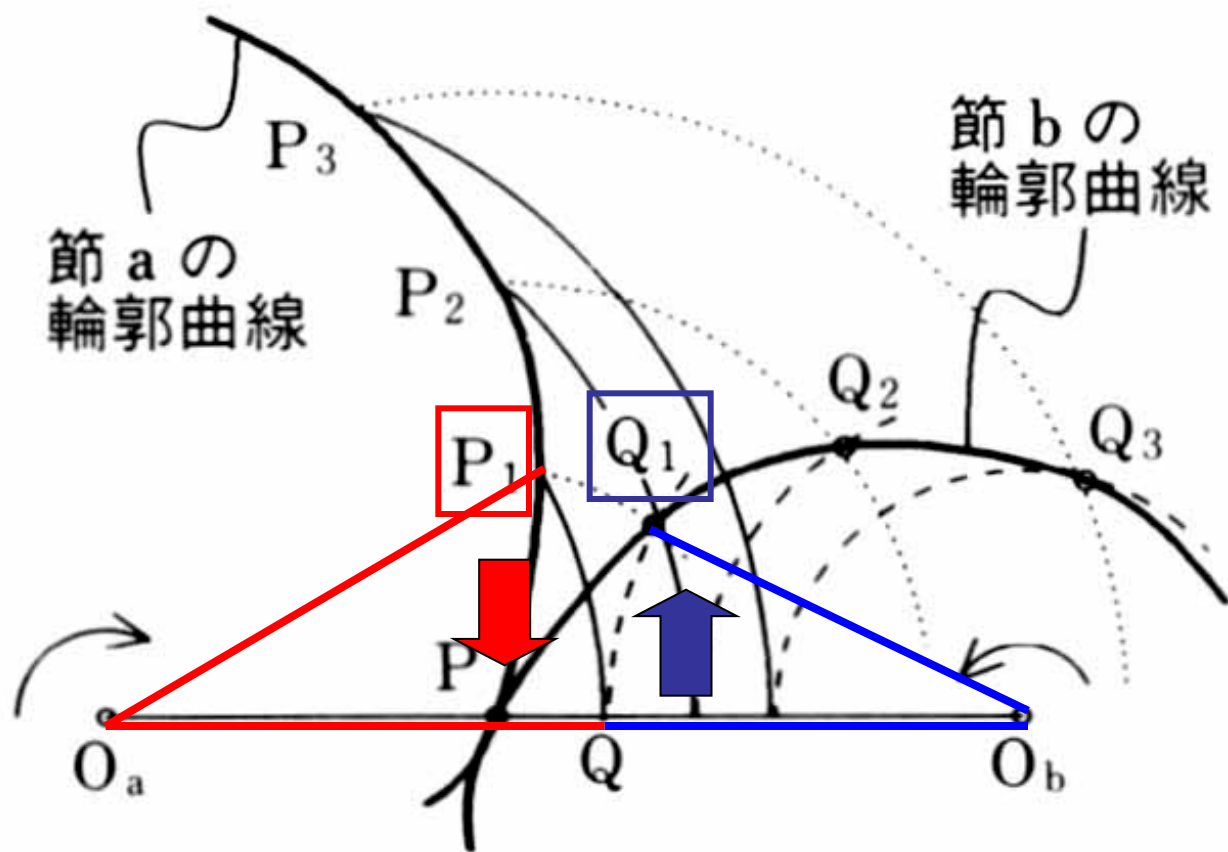
$$\phi + \phi' = \pi$$

$$s_a = s_b$$

のいずれかが2つ

# 作図法による輪郭曲線の求め方

$$\text{基本式は, } O_a P_i + O_b Q_i = O_a O_b$$



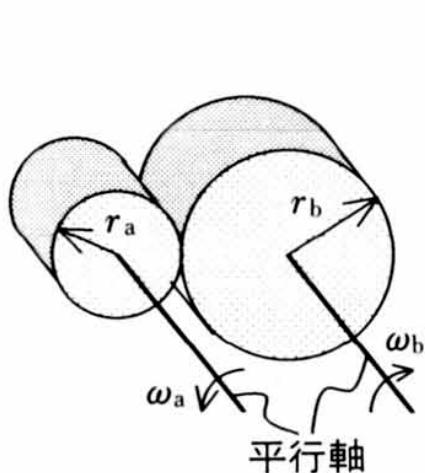
節aの輪郭曲線  
が決まれば, 節b  
の輪郭曲線も  
決まる

## 4.3 角速度比一定の摩擦車

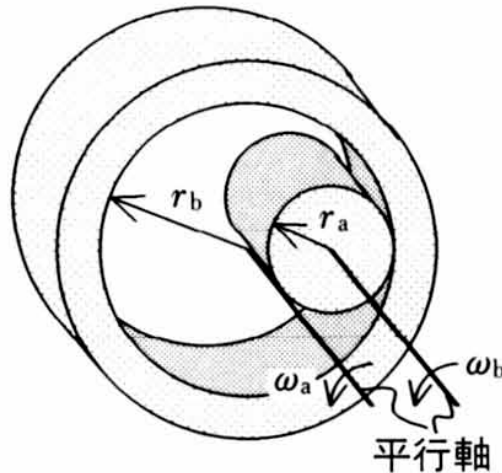
\* 2軸が平行である場合

$$\text{角速度比 } \varepsilon = \omega_b / \omega_a = AC(r_a) / BC(r_b)$$

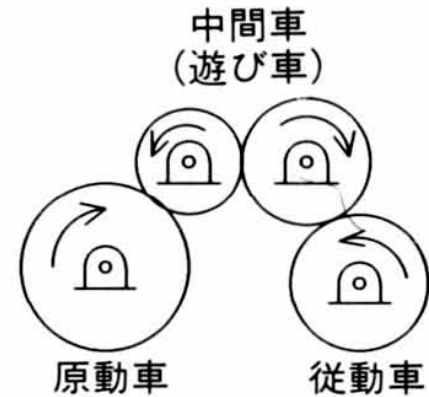
→ 回転中心から輪郭曲線までの距離が変化できないので、2節の輪郭曲線は円となる



外接摩擦車



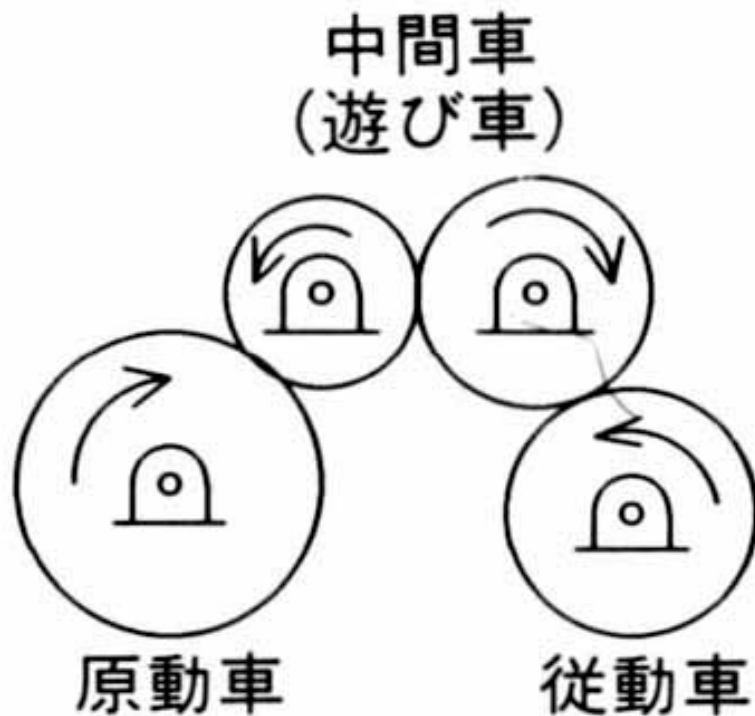
内接摩擦車



(c)

中間車(遊び車)がある場合の最終的な角速度比は,

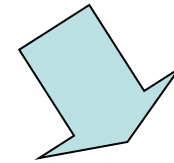
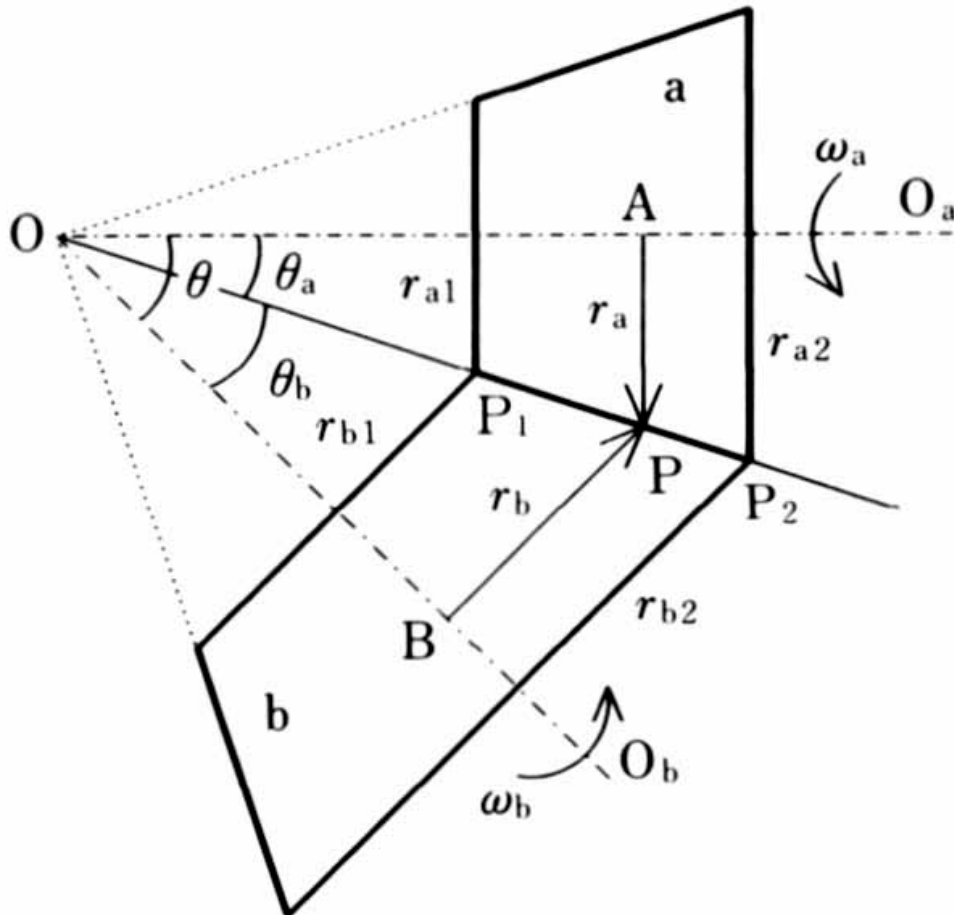
$$\epsilon = \frac{\omega_n}{\omega_1} = \frac{\omega_2}{\omega_1} \cdot \frac{\omega_3}{\omega_2} \cdots \frac{\omega_n}{\omega_{n-1}} = \frac{r_1}{r_2} \cdot \frac{r_2}{r_3} \cdots \frac{r_{n-1}}{r_n} = \frac{r_1}{r_n}$$



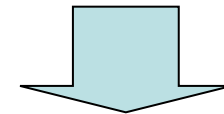
中間車の半径は角速度比に関係しない

# \* 2軸が交わる場合

$$\epsilon = \frac{\omega_b}{\omega_a} = \frac{r_a}{r_b} = \frac{r_{a1}}{r_{b1}} = \frac{r_{a2}}{r_{b2}}$$



節a, bの形は  
円錐形



円錐車(傘車)



# 円錐車の関係式

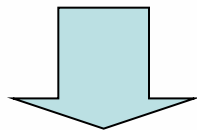
角度  $\theta = \theta_a + \theta_b$

$$\sin \theta_a = \frac{PA}{OP} = \frac{r_a}{OP}$$

$$\sin \theta_b = \frac{PB}{OP} = \frac{r_b}{OP}$$

## 角速度比

$$\epsilon = \frac{\omega_b}{\omega_a} = \frac{r_a}{r_b} = \frac{\sin \theta_a}{\sin \theta_b}$$



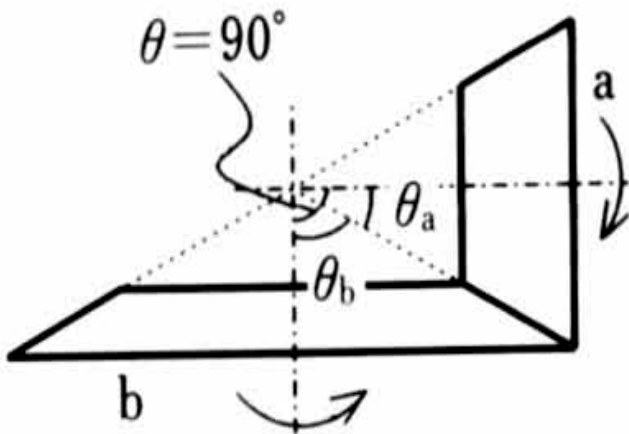
$$\tan \theta_a = \frac{\sin \theta}{1/\epsilon + \cos \theta},$$

$$\tan \theta_b = \frac{\sin \theta}{\epsilon + \cos \theta}$$

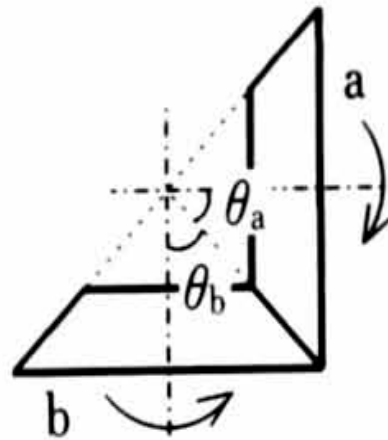
円錐車では、 $\theta=90^\circ$  が多く使われる [下図(a)]

特に、 $\theta_a = \theta_b = 45^\circ \rightarrow$  **マイタ車**

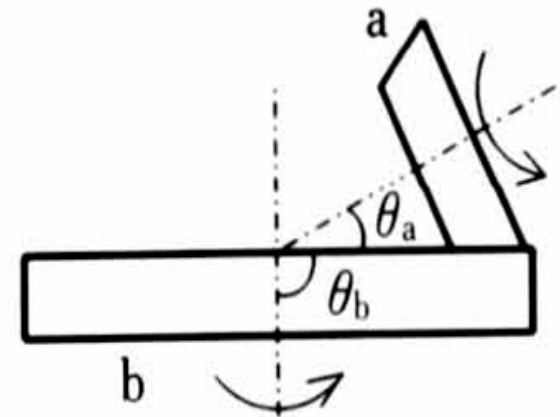
$\theta_b = 90^\circ \rightarrow$  **冠車**



(a)



(b) マイタ車

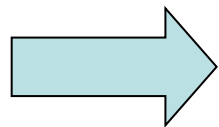


(c) 冠車

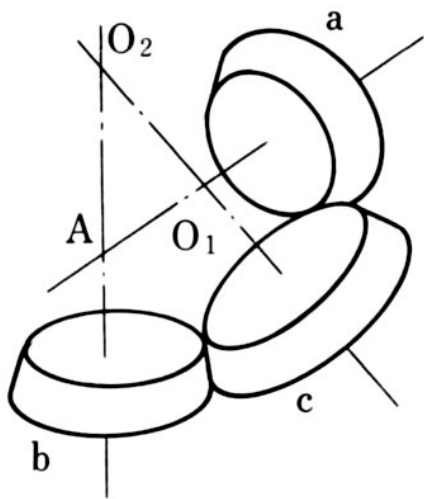
円錐車の例

\* 2軸が平行でなく, かつ交わらない場合

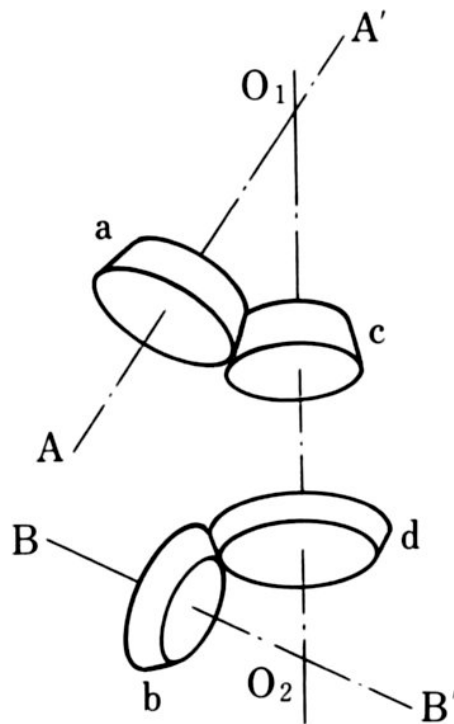
円錐車を3つ以上組み合わせると実現できる



運動の解析は2個の円錐車に分割して行う

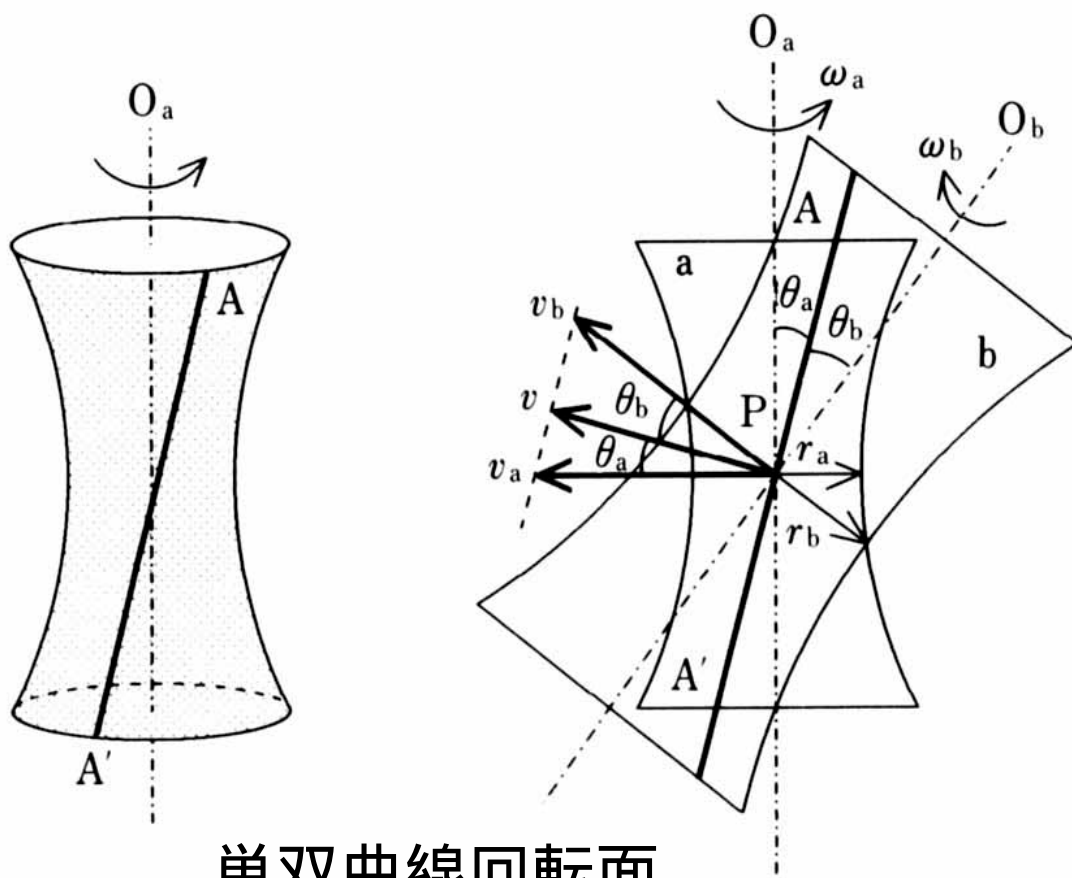


(a)



(b)

原動軸と従動軸を直接接触させる場合には，  
 両者の輪郭曲線は，**単双曲線回転面**となる



単双曲線回転面

$$r_a \omega_a \cos \theta_a = r_b \omega_b \cos \theta_b$$

角速度比

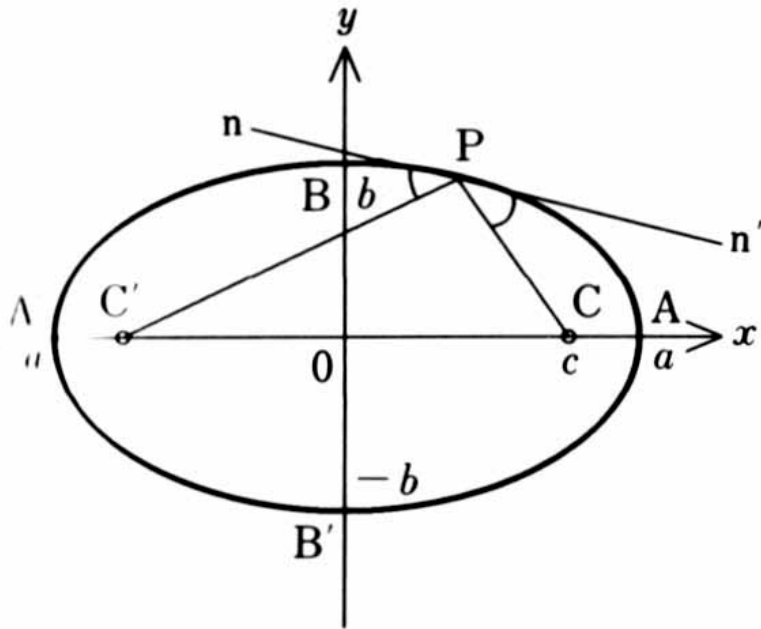
$$\epsilon = \frac{\omega_b}{\omega_a} = \frac{v_a \cos \theta_a}{v_b \cos \theta_b}$$

## 4.4 角速度比が回転中に変化する摩擦車

大きさの等しい2つの楕円の組合せで実現できる

→ 楕円車

### 楕円の関係式



$$CP + CP' = 2a \text{ (一定)}$$

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} = 1$$

$$c^2 = a^2 - b^2 \quad (\text{BC} = a \text{ を意味する})$$

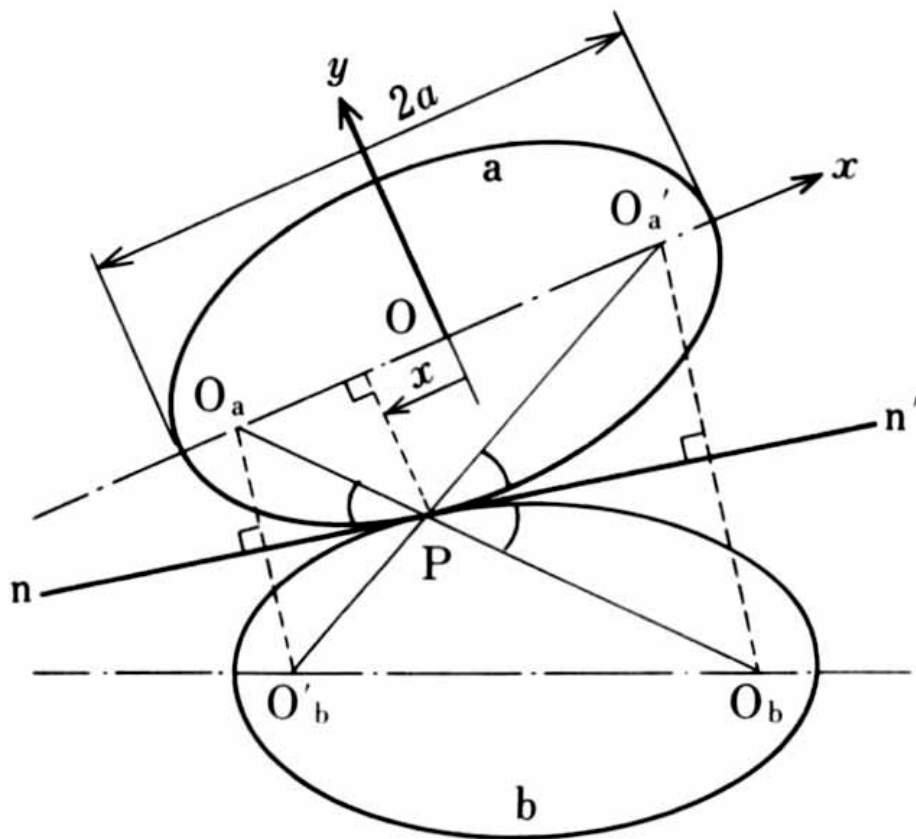
$$e = \sqrt{a^2 - b^2} / a = c / a$$

$$\angle nPC' = \angle n'PC$$

式(4・3)のABおよびBCの長さが変化する  
→ 角速度比は変化する(ただしAB+BCは一定)



$$\epsilon_{\max} = \frac{1+e}{1-e}, \quad \epsilon_{\min} = \frac{1-e}{1+e}$$



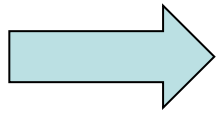
ACが増加する範囲  
においては、原動節  
が従動節を押しつけ  
ながら回転する



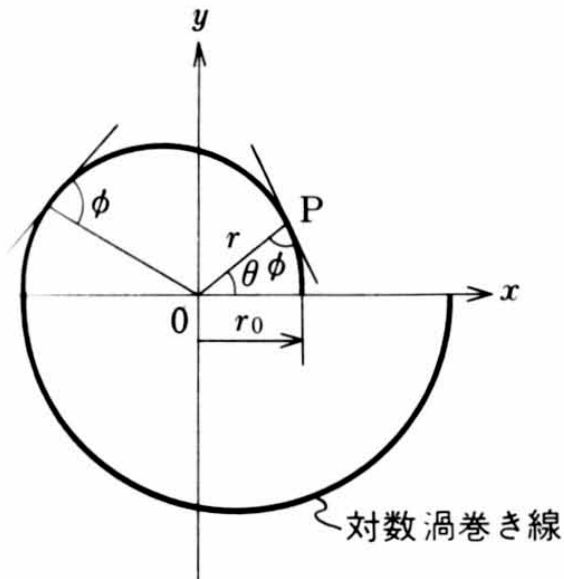
确实伝動

# \* 対数渦巻き線車

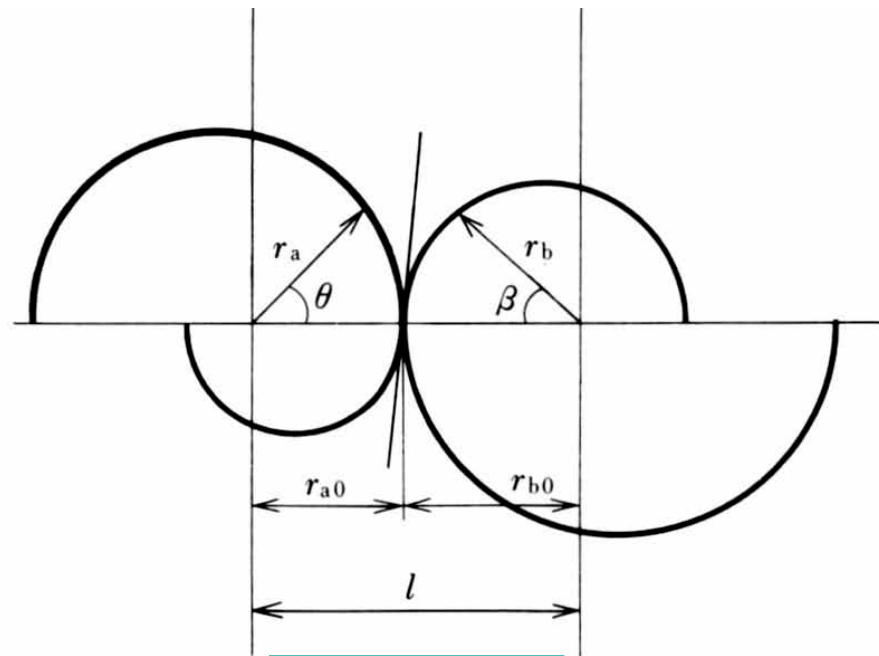
対数渦巻き線を輪郭曲線としても摩擦伝動装置が可能



回転に対して絶えず増加か減少する曲線  
閉じた曲線にならない



$$r = r_0 e^{c\theta}$$

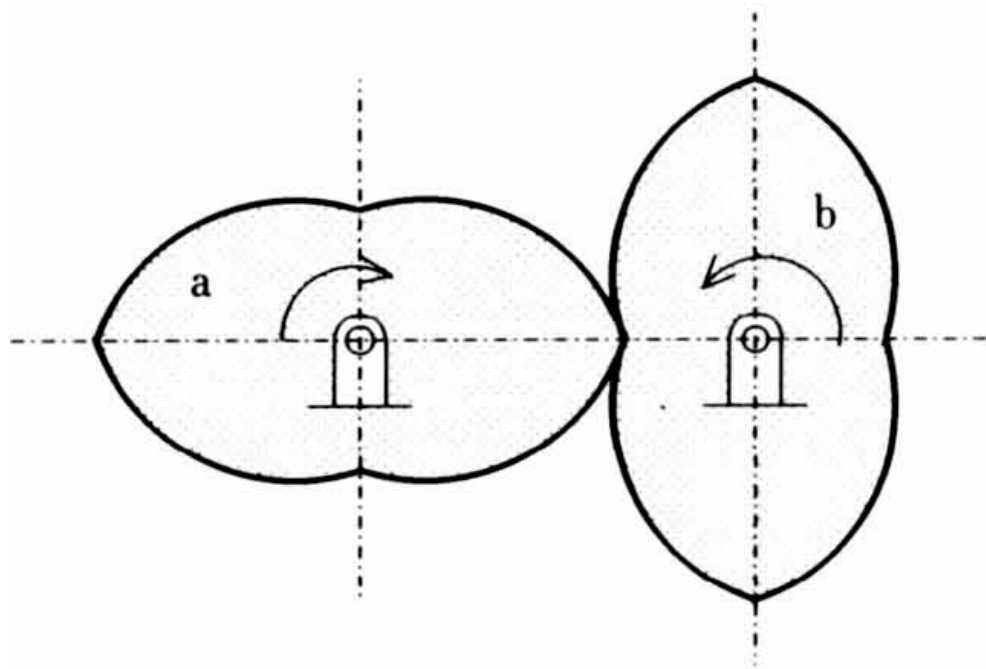


$l$ は一定

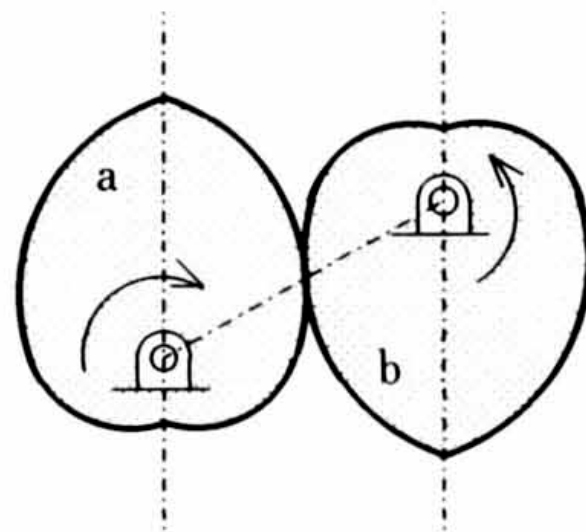
対数曲線を組み合わせて、閉じた曲線として使用する



# 葉形車



( a )



( b )

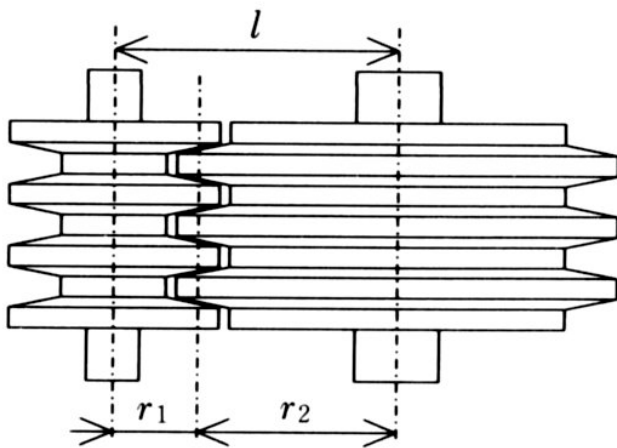
葉形車の例



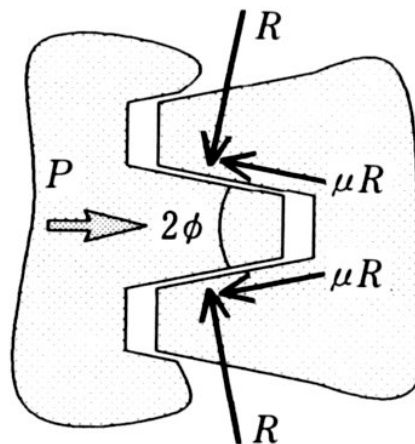
## 4.5 摩擦伝動装置の設計と問題点

力学的なことは、2年の機械設計で勉強する

機構学では、動くための仕組み / 原理を理解



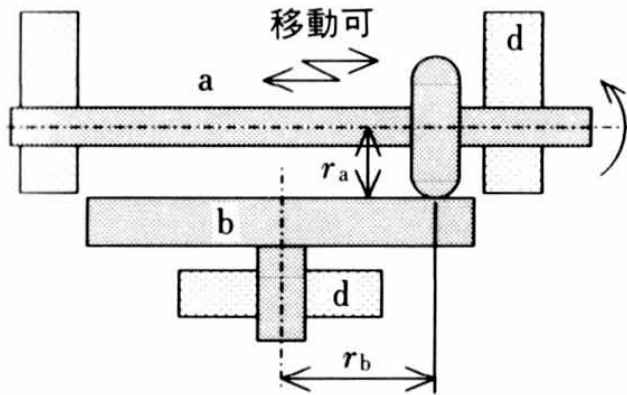
(a)



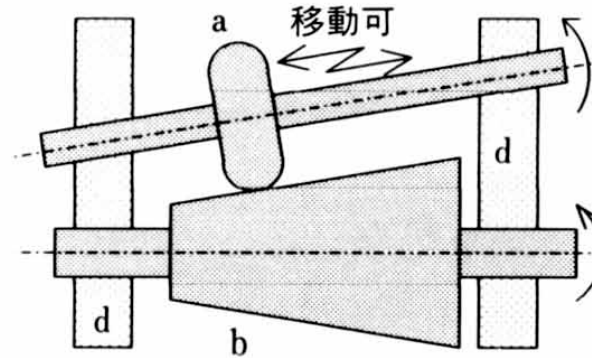
(b)

摩擦力を増加させるくさび効果

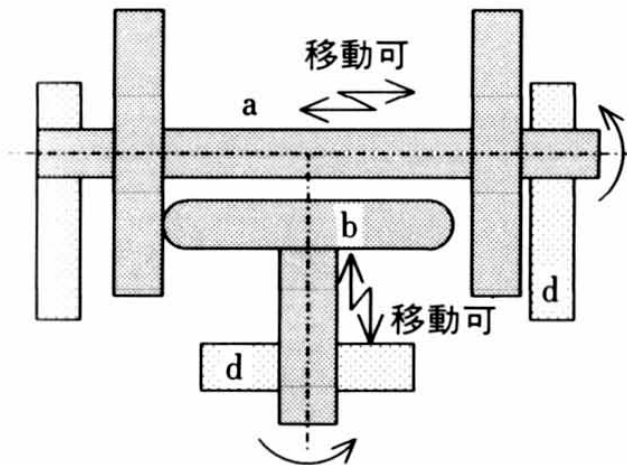
# 摩擦車の実用例：無断変速機



(a) 円板を用いた無断変速装置



(b) 円錐車を用いた無断変速装置



(c) 無断変速および逆回転

半径を変化させることにより、無段階に従動軸の回転速度を変えることが可能