

海軍機關學校

機關術教科書 應用力學 機械運動學

生徒第三學年

昭和三年十一月



海軍機關學校長 清 水 得 一

昭和三年十一月

本書ニ依リ機械運動學ヲ修得スヘシ

第六版	昭和三年十一月	教官	海軍機關少佐	草間昌夫
第五版	大正十四年四月	教官	海軍機關中佐	工藤重治郎
第四版	大正十一年八月	教官	海軍機關中佐	川原宏
第三版	大正八年六月	教官	海軍機關少佐	長野安太郎
第二版	大正六年一月	教官	海軍機關大尉	木梨律馬
第一版	大正二年十二月	教官	海軍機關少佐	太田十三男

發行年月

本書二刷(一)編纂 海軍機關少佐 草間昌夫

第一版 大正二年十二月 教官 海軍機關少佐 太田十三男

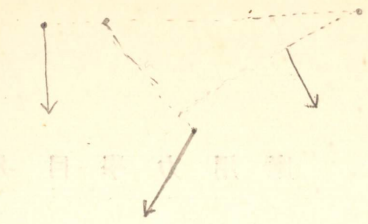
第二版 大正六年一月 教官 海軍機關大尉 木梨律馬

第三版 大正八年六月 教官 海軍機關少佐 長野安太郎

第四版 大正十一年八月 教官 海軍機關中佐 川原宏

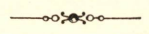
第五版 大正十四年四月 教官 海軍機關中佐 工藤重治郎

第六版 昭和三年十一月 教官 海軍機關少佐 草間昌夫



應用力學

機械運動學目次



	Page
第一章 物體ノ運動	I
一、物體ノ運動	I
二、變位,速サ及ビ速度	I
三、強制運動	2
四、瞬心,心跡	4
五、必要ナル定理	5
六、瞬必ノ位置	6
七、速度比角速度比	7
第二章 機械運動學	8
八、機械及ビ機械裝置	8
九、對,組子,初等對及ビ高等對	9
一〇、初等對ノ種類	9
一一、運動連鎖及ビ「リンク」	10
一二、初等對ヨリナル機械	10
第三章 曲肱連鎖及ビ螺旋連鎖	12
一三、曲肱連鎖	12
一四、運動連鎖ノ轉換	13

	Page
一五、曲肱連鎖ノ種類	13
一六、滑動曲肱連鎖	14
一七、曲肱機械ノ吸鏢速度——圖解法	15
一八、曲肱機械裝置ノ變形シタル急退裝置	16
一九、曲肱機械裝置ノ轉換	16
二〇、複滑式連曲肱鎖	18
二一、「ラプソン」式舵取裝置	20
二二、變換點及ビ思案點	20
二三、螺旋連鎖	21
二四、運動連鎖ノ閉鎖法	22
練習問題	22
第四章 摩擦車裝置及ビ齒車裝置	24
二五、轉觸及ビ滑動觸	24
二六、速度比一樣ナル摩擦車裝置	24
二七、滑動觸ノ速度比	26
二八、兩軸ノ角速度比ガ一樣ナル場合	28
二九、齒車	28
三〇、齒ノ形狀	29
三一、擺齒	29
三二、複擺齒	30
三三、伸開齒	32
三四、齒車諸部ノ名稱	33
三五、齒車接觸點ノ動跡	35
三六、齒車ノ Obliquity of Action.	35

	Page
三七、齒車ニ於ケル齒ノ最小數	36
三八、伸開齒ト擺齒トノ比較	37
三九、齒板及ビ兒齒車	38
四〇、環狀齒車	39
四一、段齒車及ビ斜齒齒車	39
四二、斜齒車	41
四三、正斜齒車	42
四四、筋違齒車	42
四五、螺齒棒及ビ螺齒車	44
四六、速度比一樣ナル齒車裝置ノ摘要	45
第五章 車聯裝置	46
四七、車聯裝置	46
四八、中間車及ビ複車	46
四九、車聯裝置ニ於ケル軸ノ回轉方向及ビ速度係數	46
五〇、多擺車聯裝置	48
五一、斜齒車ヲ使用シタル場合	51
練習問題	52
第六章 調革裝置綱裝置鏈裝置及ビ十字自在關節	53
五二、剛體ナラザル「リンク」ヲ含ム運動連鎖	53
五三、調革裝置	53
五四、輪掛調革及ビ千鳥掛調革	54

	Page
五五、角速度比	54
五六、段滑車或ハ錐形滑車	55
五七、調革ノ移動	56
五八、平行ナラザルニ軸間ニ於テ調革ニヨル 運動ノ傳達——導滑車	57
五九、綱装置及ビ鏈装置	58
六〇、十字自在關節	59
練習問題	60
第七章 歪輪装置	61
六一、歪輪	61
六二、受動子ガ所要ノ往復運動ヲ起スニ必要ナル 歪輪ノ形狀	62
第八章 曲肱機械運動學	65
六三、吸鑿變位	65
六四、吸鑿ノ速度	66
六五、吸鑿ノ加速度	67
六六、吸鑿加速度ノ値及ビ線圖	68
六七、吸鑿加速度ヲ作圖ニ依リテ求ムル方法、—— 「クライン」氏ノ法	70
六八、接合棒ノ角速度及ビ角加速度	72

應用力學

機械運動學

Kinematics of Machine.

第一章

物體ノ運動

Motion of a Body

一、物體ノ運動、

Motion of a Body.

或ル物體ガ他ノ物體ニ對シテ其ノ相對位置ヲ變シタルトキ、其ノ物體ハ他ノ物體ニ對シテ運動シタリト云フ、

第一ノ物體ガ第二ノ物體ニ對シテ運動シツツアルトキハ、逆ニ第二ノ物體ガ第一ノ物體ニ對シテ反對ニ運動シツツアリト考フルモ可ナリ、

二、變位、速サ及ビ速度、

Displacement, Speed, and Velocity.

物體ガ他ノ物體ニ對シテ運動シツツアルトキ、或ル瞬時ニ於ケル相互ノ距離ヲ其ノ物體ノ變位ト稱ス、

變位ハ大サト方向トヲ有ス、單位時間ニ物體ノ位置ノ變ズル割合ヲ速サト稱シ、其ノ方向ヲ考フルトキハ之ヲ速度ト云フ、

Velocity.

三軸に沿ひ直線運動 } 六
" " " 回転 " " }

一點ガーツノ曲線ニ沿フテ動クトキ t 時間ニ對スル
變位ノ變化ヲ s トスレバ

$$\text{速サ} = \frac{ds}{dt}$$

又直交坐標ニテ t 時間ノ變位ノ變化ヲ x, y トスレバ
其ノ瞬間ニ於テハ

$$x \text{ 方向ノ速度 } v_x = \frac{dx}{dt},$$

$$y \text{ 方向ノ速度 } v_y = \frac{dy}{dt},$$

$$\text{速度 } v = \sqrt{v_x^2 + v_y^2} = \sqrt{\left(\frac{dx}{dt}\right)^2 + \left(\frac{dy}{dt}\right)^2},$$

ニシテ方向ハ x 軸ト $\tan^{-1} \frac{dy}{dx}$ ナル角ヲナス、

角變位ニアリテハ、 θ ヲ「ラデアン」ニテ表セル角變位
Angular displacement.

トセバ

$$\text{角速度ハ } \omega = \frac{d\theta}{dt},$$

Angular velocity.

$$\text{角加速度ハ } a = \frac{d\omega}{dt},$$

Angular acceleration.

ニテ表ス、而シテ毎分 N 回轉スルモノニアリテハ

$$\text{角速度ハ } \omega = \frac{2\pi N}{60} \text{ radian per sec.}$$

ニシテ半徑 r ナル圓周上ノ運動ニハ次ノ關係ヲ有ス、

$$\text{變位 } S = r\theta$$

$$\text{速度 } v = r\omega$$

$$\text{加速度 } a = r\alpha$$

三、強制運動、

Constrained Motion.

一定ノ法則ニ從フ物體ノ運動ヲ強制運動ト云フ、
Constrained motion

自由運動ハ六例、

自由ノ他、初、轉角 $\theta = \theta_0 + \omega_0 t = \theta_0 + \omega_0 t$ ニテ表セル
之ヲ constrained motion トス。

例へば汽車が軌道ニ沿ヒテ走り、桌上ニテ箱ヲ滑ラ
スガ如シ、

強制運動ノ場合ニハ物體ヲ進マシムル力ノ外ニ強
制ニ必要ナル力ヲ要ス、汽車ガ軌道ニ沿フテ曲ルトキ
ニハ軌道ヨリ相當ノ力ヲ受ケ、又箱ガ桌上ヲ滑ルトキ
ハ其ノ重量ニ等シキ反作用ヲ卓ヨリ受クルガ如シ、

強制運動ノ中殊ニ必要ナルモノヲ列記スレバ

(1) 平面運動、

Plane motion.

物體中ノ各點ガ夫々與ヘラレタル一平面ニ平行ナ
ル平面上ニ運動スルヲ云フ、

(2) 直線運動、

Rectilinear motion.

物體中ノ總ベテノ點ガ或ル直線ニ平行ナル運動ヲ
ナスヲ云フ、即チ平面運動ノ特別ノ場合ナリ、

(3) 回轉運動、

Rotary motion.

物體中ノ總テノ點ガ或ル一直線上ニ中心ヲ置キ、其
ノ直線ヲ法線トスル平面内ニ圓周ニ沿ヒテ運動スル
ヲ云フ、其ノ直線ヲ回轉軸ト稱ス、

Axis of rotation.

回轉運動ハ平面運動ノ特別ノ場合ナリ、

(4) 螺旋運動、

Helical motion.

回轉運動ト其ノ回轉軸ニ平行ナル直線運動トノ聯
合シタルモノヲ云フ、a point along screw axis

螺旋 = 螺の運動

(5) 球面運動、

Spherical motion.

物體中ノ各ノ點ガ一定點ヲ中心トスル球面ニ沿フ
テ運動スルヲ云フ、若シ球ノ半徑ガ無限大トナルトキ

ex. gyration, ball, 運動

Definition of Free motion by Pt. Sibley

A body which has no rigid connection
with other bodies has F.M.

ex. The planets are example of F.M
since every disturbing force acting
upon them alters their path to a
certain extent.

Pure Mechanism by Sibley

機構学 工学 丹羽重光

Definition of Constrained motion

A body which has rigid connection
with other bodies ~~has~~ thereby
restricting its motion to a definite
path, is constrained. from pure mechanism

Sibley

Form of motion

1) 平面運動.

{ 回轉運動
線運動 - { 直線運動
 { 曲線 " "

a) plane motion

1) Rotation

2) Translation

2) Helical motion

b) Helical motion

3) spherical motion

c) spherical motion

- 同一方向に運動するものは平面運動トナル、

四、瞬心、心跡、

Instantaneous Centre, Centrode.

物體ノ運動ハ或ル瞬時ニハ或ル一ツノ直線ヲ回轉軸トスル回轉運動ナリト考フルコトヲ得ルモノニシテ、其ノ回轉軸ヲ瞬軸ト稱シ、瞬軸ト、運動ノ平面トノ交點ヲ瞬心ト稱ス、物體中ノ一點ヨリ瞬軸ヘノ垂直距離ヲ回轉ノ腕ト名ヅク、

Arm of rotation

直線運動ハ瞬軸ガ無限ノ遠距離ニアルモノ、換言スレバ回轉ノ腕ガ無限大ナル場合ナリト考フルコトヲ得、

又物體ノ運動ガ純然タル回轉運動ナルトキハ瞬軸ハ回轉ノ軸ト同一トナリ、常ニ一定ノ位置ヲ取レドモ、其ノ他ノ場合ニハ各瞬時ニ於テ夫々異ナリタル瞬軸ヲ有スルコトナリ、惹テ運動ノ平面上ニ於ケル瞬心モ、各瞬時ニ於テ各異ナリタル位置ヲ取ルニ至ル、此ノ如クシテ得タル瞬心ノ軌跡ヲ心跡ト呼ブ、

Centrode.

例ヘバ海上ニ漂フ舟ヲ考フルニ、舟ノ中心線 ab ガ次第ニ cd 及 ef ト移動セリトスレバ、此ノ運動ハ直線運動ト回轉運動トヲ混交シタルモノナリ、今 ac , bd ヲ直角ニ二等分スル線ガ O 點ニ於テ交ワルモノトス、三角形 Oab , Ocd ハ全ク相等シキガ故ニ、 ab , cd ノ兩位置間ノ距離ガ僅少ナル時ハ、舟ハ恰モ O 點ヲ中心トシテ回轉運動ヲナシ新位置ニ來レルモノト見做シテ差支ヘナシ、此ノ O 點ヲ舟ノ海面ニ對スル瞬心ト云フ、次ノ瞬

地球ハ太陽ニ對シテ revolution ヲナス。

地球軸ニ對シテ Rotation ヲナス。

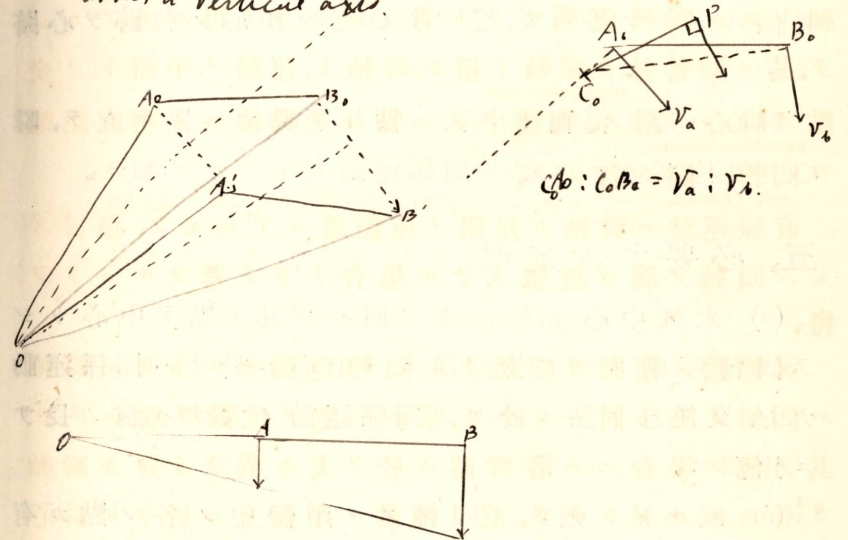
或ハ地球ヲ滑リ、軸周リヲ平面運動ヲナス \rightarrow revolution

Relation between plane, spherical, and herical motion.

Herical and spherical motion are combination of simultaneous plane motion at right angle to each other.

Herical motion is rectilinear translation along an axis combined with a plane rotation about the axis.

The governor balls, as an illustration of spherical motion, have plane rotation about a horizontal axis and plane rotation about a vertical axis.



間 cd ヨリ ef ニ移動シタルモノトセバ同様ニ此ノ瞬間ニハ O' ノ中心トシテ回轉運動ヲナシタルモノト見做シ得ベシ、斯ノ如ク舟ノ運動ヲ見ルトキニハ各瞬間毎ニ其ノ中心ノ位置ト半径ヲ異ニセル回轉運動ノ連続ト見做スコトヲ得ベシ、此ノ $O O'$ 等ノ瞬心ノ軌跡ヲ心跡ト云フ、

瞬心ハ舟ト海面トノ間ニ關係運動ナキ點ニシテ、瞬心ヨリ遠ザカルニ從ヒ關係運動大トナルヲ知ル、

五、必要ナル定理、

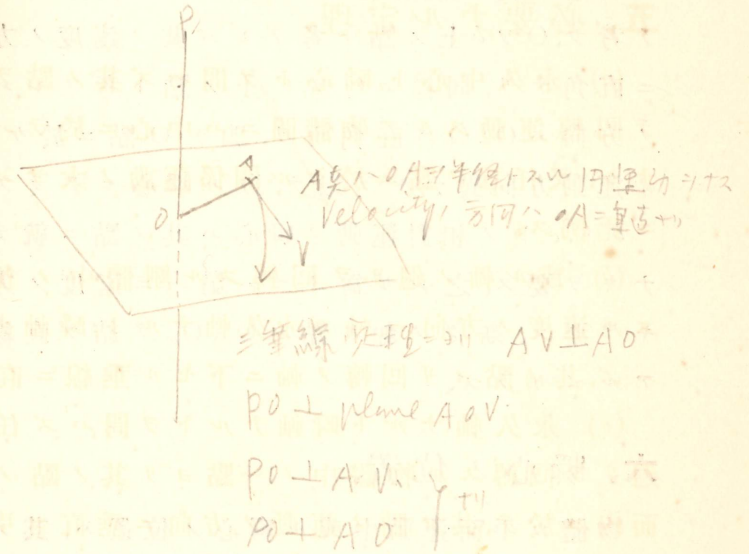
(a) 永久中心ト、瞬心トヲ問ハズ其ノ點ヲ中心トシテ回轉運動スル二物體間ニハ中心ニ於テハ關係運動ナシ、又任意ノ點ニ於ケル關係運動ノ大サハ腕ノ長サニ比例ス、

(b) 或ル軸ノ廻リヲ回轉スル剛體中ノ各ノ點ガ有スル速度ノ方向ハ、軸ガ永久軸ナルト、瞬軸ナリトヲ問ハズ、其ノ點ヨリ回轉ノ軸ニ下セル垂線ニ直角ナリ、

(c) 永久軸ナルト瞬軸ナルトヲ問ハズ任意ノ軸ノ廻リヲ回轉スル物體中ノ一點ヨリ其ノ點ノ運動ノ平面内ニ於テ、其ノ點ノ運動ノ方向ニ垂直ニ引ケル線ハ必ズ回轉ノ軸ニ交叉ス、

(d) 或ル二物體ガ第三ノ物體ニ對シテ夫々相等シキ相對速度ヲ有スルトキ、其ノ二物體ノ相對速度ハ零ナリ、

(e) 二物體間ノ相對速度ハ其ノ二物體ニ共通ナル



速度ノ變化アルモ變ルコトナシ、

(f) 相互ニ相當ノ相對速度ヲ以テ動キツツアル三物體ノニツ宛取リタルトキノ三個ノ瞬心ハ一直線上ニアリ、

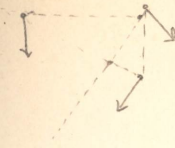
「第2圖」ニ於テ a ト、 b トノ相對運動ノ瞬心ヲ O_{ab} トシ a ト c トノ相對運動ノ瞬心ヲ O_{ac} トスレバ、 b ト c トノ相對運動ノ瞬心ハ O_{ab} ト、 O_{ac} トヲ結ブ直線ノ上ニ在リ、今之ヲ證明セン、

瞬心ガ此ノ直線上ニアラズトシ、任意ノ一點 O ニ就テ考フ、 O ヲ b 上ノ點ト考フレバ其ノ速度ノ方向ハ $O_{ab}O$ ニ直角ナリ、同様ニ O ヲ C 上ノ點ト考フレバ其ノ速度ノ方向ハ $O_{ac}O$ ニ直角ナリ、即チ O 點ニ於ケル b ト c トノ運動方向異ナルヲ以テ、 O ハ瞬心ニアラズ、

b ト、 c トノ相對運動ノ瞬心ハ其ノ點ニ就テ關係運動ナキヲ要ス、之レガ爲メニハ第一ニ速度ノ方向相等シキヲ要ス、斯クノ如キ點ハ O_{ab} 、 O_{ac} ヲ結ブ直線上以外ニアルベカラズ、

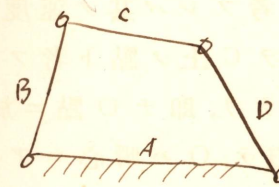
六、瞬心ノ位置、

物體ガ平面運動中或ル瞬心ノ位置ハ、其ノ物體中ノ任意ノ二點ノ其ノ瞬時ニ於ケル速度ヨリ見出スコトヲ得可シ、即チ今「第3圖」ニ於テ D ヲ運動シツツアル一物體トシ、或ル瞬時ニ於ケル A 點ノ速度ヲ v_a 、 C 點ノ速度ヲ v_c トスルトキハ、 A 及ビ C ヲ通リ v_a 及ビ v_c ノ方向線ニ夫々直交シテ引キタル二線ノ交點 O ハ其ノ瞬



瞬心ノ數ヲ N
~~連結~~ ^{link} 物體ノ數ヲ n トスレバ

$$N = \frac{n(n-1)}{2} = \frac{2(2-1)}{2} = 1$$



心ナラザルベカラズ、

而シテ「第3圖」ノ如キ場合ニ於テハ、

$$D \text{ ノ 角 速 度 } \omega = \frac{v_a}{AO} = \frac{v_c}{CO},$$

$$B \text{ ノ 速 度 } v = \omega BO.$$

七、速度比、角速度比、

Velocity Ratio. Angular Velocity Ratio.

機械ノ二點ノ線速度ノ比ヲ速度比ト稱シ、角速度ノ

Linear velocity.

Velocity ratio.

Angular velocity.

比ヲ角速度比ト云フ、

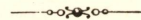
Angular velocity ratio.



第二章

機械運動學

Kinematics of machines.



八、機械及ビ機械装置、

Machine, Mechanism.

抵抗體ヲ適當ニ配列シ、其ノ運動ヲ完全ニ強制シ、以

Resistant body.

テ「エネルギー」ヲ必要ナル仕事ニ變換セシムル装置ヲ

Energy.

Useful.

Work.

機械ト稱ス、

Machine.

機械ニ於テ「エネルギー」ノ考ヲ去リ、單ニ運動ノ變轉
ノミニ就テ見ルトキハ、之ヲ機械装置ト稱ス、

Mechanism.

機械ニ對スル研究ハ、概括シテ次ノ二種ニ分ツコト
ヲ得可シ、即チ

(a) 機械運動學、——機械各部ニ働ク力ヲ全ク度外視
シテ單ニ之ヲ構成スル各物體間ノ相對運動ヲ幾何學
的ニ研究スルコト、換言スレバ機械装置トシテノ研究、

Kinematics of machines.

(b) 機械力學、——機械ノ或ル部ニ働カサレタル外力、
之ヲ構成スル部分ノ慣性、重量等ニヨリテ機械ノ内部
ニ生ズル力ヲ考へ、其ノ結果タル「エネルギー」ノ變轉ニ
關スル研究、

Dynamics of machines.

Transformation.

(c) 機械計畫、——機械ヲ構成スル各部ニ働ク力ニヨ
リテ生ズル各部ノ内力及ビ歪ヲ研究シ、所要ノ目的ヲ
達セシムルニ必要ニシテ充分ナル形狀大サ等ヲ定ム

Design of machine parts.

Stress and strain.

ル研究、

九、對、組子、初等對及ビ高等對、

Pair, Element of pair, Lower Pair and Higher Pair.

相互ニ一定ノ相對運動ヲノミナシ得ル如ク強制セラルル二物體ノ一組ヲ對ト稱シ、其ノ各₂ヲ對ノ組子ト稱ス、

Pair.

Element.

兩組子ガ面接觸ヲナス對ヲ初等對ト稱シ、線或ハ點接觸ヲナスモノヲ高等對ト稱ス、

Lower pair.

Line or point

contact.

Higher pair.

一〇、初等對ノ種類、

初等對ニ屬スルモノヲ、次ノ三種トス、

(a) 滑動對、—初等對ニ於テーツノ組子ガ他ノ組子ニ對シテ直線運動ヲノミナシ得ルモノヲ云フ、

Sliding pair.

例ヘバ吸鏢ト筧、又ハ滑金ト滑坐等ノ如シ、

(b) 回轉對、—初等對ニ於テ相互ニ回轉運動ノミヲナシ得ルモノヲ云フ、

Turning pair.

例ヘバ滑頭栓ト裏金、曲肱栓ト裏金、軸ト軸承推力軸鏢ト馬蹄片等ノ如シ、

(c) 螺對、—初等對ニ於テ相互ニ螺線運動ノミヲナシ得ルモノヲ云フ、

Screw pair.

「ネーピアー」舵取裝置ノ螺棒ト母螺等ノ如シ、

注意—各種對ノ瞬心及ビ心跡ノ位置ヲ研究セヨ、

Higher pair 線路ト車輛

sliding } pair
turning }

一、運動連鎖及ビ「リンク」

Kinematic Chain. Link.

ニツ以上ノ對ヲ直列ニ連結シタル場合ニ於テ、一ノ對ノ一組子ト他ノ對ノ一組子トヲ連結スル材片ヲ「リンク」ト稱シ、「リンク」ニヨリ結合セラレタル對ノ一群ヲ運動連鎖ト呼ブ、

Kinematic chain.

例ヘバ通常形ノ吸鋸式機械ハーツノ運動連鎖ニシテ、吸鋸(棒ヲモ含ム)、接合棒、曲肱軸、機械臺等ハ各一ツノ「リンク」ナリ、

同一ノ「リンク」ヲ以テ三ツ以上ノ組子ヲ連結スルモノヲ複運動連鎖ト稱シ、然ラザルモノヲ單運動連鎖ト稱ス、例ヘバ滑弁装置ノ如キハ複運動連鎖ナリ、

Compound kinematic chain. Single kinematic chain.

運動連鎖ノ一ツノ「リンク」ヲ固定シ他ノ一ツノ「リンク」ニ運動ヲ與フルトキ殘リノ「リンク」ガ皆完全ニ強制セラレテ運動スルモノヲ、閉鎖運動連鎖ト稱ス、

Closed kinematic chain.

[注意] 本編ニ於テ以下單ニ運動連鎖ト稱スルハ常ニ閉鎖運動連鎖ノコトナリトス、

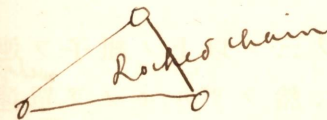
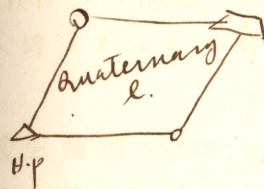
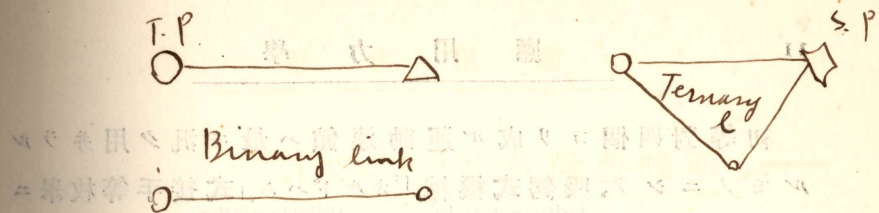
一二、初等對ヨリナル機械、

桿杆(第4圖)ハ最モ簡單ナル機械ノ一例ニシテ「リンク」ABト栓Pトハ回轉對ナリ、其ノ他之ニ屬スル機械ハ斜面(第5圖)螺車地(第6圖)等ナリ、

Inclined plane. Screw wheel and axle.

初等對二個ヨリ成ル運動連鎖ハナシ、三個ヨリ成ルモノ楔(第7圖)ハ螺旋壓搾機(第8圖)等ナリ、

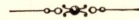
Wedge, Screw press.



第三章

曲 肱 連 鎖 及 ビ 螺 旋 連 鎖

Crank Chain and Screw Chain.



一三、曲 肱 連 鎖、

Crank Chain.

四本ノ「リンク」ガ互ニ平行セル軸ヲ有スル四個ノ回轉對ヲ以テ連結セラレタル運動連鎖ヲ曲肱連鎖ト稱ス、(第9圖)

而シテ固定セラレタル「リンク」ニ隣レル一「リンク」ニシテ、固定「リンク」ニ對シテ完全ニ回轉シ得ルモノナルトキハ、之ヲ曲肱ト稱シ、若シ單ニ左右ニ動搖シ得ルノミナルトキハ、之ヲ挺ト呼ブ、

Lever.

「第10圖」ニ示セルモノハ曲肱連鎖ナリ、其ノ各ノ「リンク」ノ長サハ夫々 a, b, c , 及ビ d ニシテ、ABヲ固定シタルモノトス、

DAノABニ對スル瞬心ハAニシテ、CDノADニ對スル瞬心ハDナリ、故ニ第五節定理(f)ニヨリDCノABニ對スル瞬心ハ直線ADノ上ニアリ、又同様ニ直線BCノ上ニモアラザルベカラズ、故ニAD, BCノ交點IハDCノABニ對スルノ瞬心ナリ、同様ニAD, BCノ相對運動ノ瞬心ハIナリ、

$$\therefore \frac{D \text{ 點ノ速度 } (v_D)}{C \text{ 點ノ速度 } (v_C)} = \frac{DI}{CI}$$

BKヲADニ平行ニ引クトキハ

$$\frac{DI}{CI} = \frac{BK}{b}$$

$$\frac{v_D}{v_C} = \frac{BK}{b} \dots \dots \dots (1).$$

$$\omega_A = \frac{v_D}{d}; = A \text{ 點ニ對スル } DA \text{ ノ角速度}$$

$$\omega_B = \frac{v_C}{b}; = B \text{ 點ニ對スル } CD \text{ ノ角速度}$$

$$\therefore \frac{\omega_A}{\omega_B} = \frac{v_D}{d} \times \frac{b}{v_C} = \frac{BK}{b} \times \frac{b}{d} = \frac{BK}{d}.$$

DCト、ABトノ交點ヲJトスレバ

$$\frac{BK}{d} = \frac{BJ}{AJ},$$

$$\frac{\omega_A}{\omega_B} = \frac{BJ}{AJ} \dots \dots \dots (2).$$

此レニ由リテ DA 及ビ CB ノ角速度比ハ、其ノ二「リンク」ノ相對運動ノ瞬心ヨリ、其ノ「リンク」ノ固定點迄ノ距離ニ反比例ス、

一四、運動連鎖ノ轉換、

Inversion of Kinematic Chain.

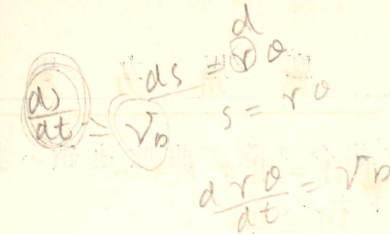
運動連鎖ニ於テハ何レノ「リンク」ヲ固定スルモ、各「リンク」間ノ相對運動ハ變ズルコトナキモ、固定スベキ「リンク」ヲ變更シタルタメ種々ナル形式ノ機械裝置ヲ生ズ、此ノ變更ヲ運動連鎖ノ轉換ト稱ス、

一五、曲肱連鎖ノ種類、

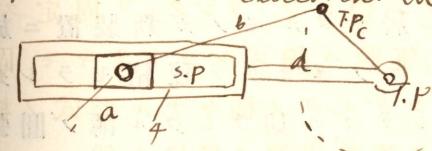
Kinds of Crank Chain.

平行曲肱、—相對スル「リンク」ノ長サガ互ニ相等シ
Parallel crank.
キモノヲ云フ、

$$\frac{DI}{CI} = \frac{\phi d}{v_C}$$



Definition of inversion.
The alteration by which we change one mechanism into another (using the same chain) in the choice of a fixed link is called the inversion of the chain.



平行曲肱ノ場合ヲ除キ曲肱連鎖ハ其ノ轉換ニヨリテ、次ノ三種トナル、

挺曲肱、——一ハ挺、一ハ曲肱トナルトキ、(第11圖)
Lever crank.

(第13圖ノ二)

雙曲肱、——曲肱トナリ得ベキ「リンク」二本ヲ有スルトキ、(第12圖ノ一)(第13圖ノ一)
Double crank.

雙挺、——二個トモ挺ナルトキ、(第12圖二,三,四,五.)
Double lever.

要スルニ曲肱連鎖ニ於ケル雙曲肱、挺曲肱、雙挺等ノ差違ハ各「リンク」ノ長短ト固定「リンク」ノ關係即チ連鎖ノ轉換ニヨリ生ズルモノナリ、

一六、滑動曲肱連鎖、

Slider Crank Chain.

「第14圖」ニ示スガ如キ曲肱連鎖ノ一「リンク」ヲ去リ、之ニ代フルニ其ノ「リンク」ノ長サヲ半徑トスル圓弧形ノ溝ヲ有スル板ヲ以テシ、「第15圖」ニ示スガ如キモノトナスモ、「リンク」 c ノ右端ノ運動ハ全ク前ト同一ナリ、從ツテ「リンク」 c 及ビ a 間ノ相對運動ハ少シモ前ト異ナルコトナク、唯機械裝置ニ於テ前ニ a ト d トハ回轉對ニテ連絡セラレ居リタルモノガ新裝置ニ於テハ滑動對ノ變形シタルモノニヨリテ連結セラレタルノ差アルノミナリ、而シテ a ニ切ラレタル溝ノ圓弧ノ半徑ガ漸々増大シテ遂ニ無限大トナルトキハ、機械裝置ハ「第16圖」ニ示スガ如ク三個ノ回轉對ト一個ノ滑動對トヲ四本ノ「リンク」ヲ以テ連結シタルモノヲ生ズ、之ヲ滑動曲肱連鎖ト稱ス、

Slider crank chain.

相對スルリンク、長サが相等シキモノ

「第16圖」ノ滑動曲肱連鎖ノ a ナル「リンク」ヲ固定シタル場合ハ之ヲ曲肱機械ト名ヅク、普通ノ吸鑿式機械
Crank engine. Reciprocating engine.
 (蒸氣機械並ニ内火式機械)ノ装置是ナリ、
Steam engine. Internal combustion engine.

一七、曲肱機械ノ吸鑿速度、—圖解法、

「第17圖」ニ於テ曲肱ガ OC ノ位置ニアルトキ、 C ハ滑頭 B トヲ結ビタル直線ガ軸ノ中心 O ヲ過リ行程線ニ直角ナル直線ト交ル點ヲ K トスレバ

$$\frac{\text{吸鑿速度 } (v_p)}{\text{曲肱栓ノ速度 } (v_c)} = \frac{OK}{OC}$$

ナル關係アリ、

[證明] 接合棒 BC ノ一端 B ノ運動ハ EO ニ沿ヘルヲ以テ、 BC ノ瞬心ハ BO ニ垂直ナル BI ノ上ニ在ルベキナリ、又 OC ハ C ノ運動ノ方向ニ直角ナル直線ナルヲ以テ、 BC ノ瞬心ハ OC ノ上ニモ在ルベキナリ、故ニ BI ト、 OC トノ交點 I ハ接合棒 BC ノ瞬心ナリ、接合棒ノ角速度ヲ Ω トスレバ

$$v_p = \overline{BI} \Omega, \quad v_c = \overline{CI} \Omega.$$

$$\therefore \frac{v_p}{v_c} = \frac{BI}{CI} = \frac{OK}{OC}$$

倍テ OC ノ上ニ $OK' = OK$ ニトリ、曲肱ノ各位置ニ就テ斯様ナル點 K' ヲ求ムレバ圖ニ示ス如キ圓ノ歪ミタル如キ曲線ヲ得、是レ曲肱線ノ速度 v_c ガ一定ナルトキ曲肱ノ位置ニ對スル吸鑿速度ノ極式曲線ナリ、
Polar curve.

此ノ曲線ハ接合棒ノ長サ無窮大ナルトキニハ、點線ノ如ク曲肱半径ヲ直径トスルニツノ圓トナルベシ、

又 BI ノ上ニ BK'' = OK' ナル如クトリ、斯クノ如キ K''
ノ軌跡 EK''F ヲ作レバ、是レ吸鑿位置ニ對スル吸鑿速
度ノ直交軸式曲線ナリ、
Cartesian curve.

一八、曲肱機械裝置ノ變形シタル急退裝置、 Quick Return.

普通ノ曲肱機械ニ於テハ吸鑿ノ行程線ハ必ズ曲肱
軸ノ中心ヲ通過スルモノニシテ、吸鑿速度ハ思案點ヲ
中心トシテ前後ニ對稱ナリ、從ツテ其ノ線圖モ亦行程
線ヲ對稱軸トナス、

然レドモ若シ曲肱軸心ガ行程線上ニアラザルトキ
ハ吸鑿ノ前進速度ト、後退速度トハ對稱ヲ缺キ、「第18圖」
ニ示スガ如キモノトナル、是レ一種ノ急退裝置トシテ
用キラルルモノナリ、又内火式機械ノ「オフ、セツト」シタ
ルモノハ此ノ機構ナリ、
Off sett.

一九、曲肱機械裝置ノ換轉、

曲肱機械裝置ヲ轉換スルトキハ、一般ニ用キラルル
種々ナル機械裝置ヲ生ズ、以下之ガ諸裝置ニ就テ簡單
ニ研究セン、

(a) 「第16圖」ニ於ケル c ヲ固定シタル場合、

此ノ場合ニ於テ得ラルベキ機械裝置ハ、「第19圖(一)」
ニ示スガ如キモノナリ、之ガ實際ノ應用トシテハ、「第19
圖(二)」ノ搖動機械或ハ同圖(三)ノ形削機械ノ急退裝
置等アリ、
Oscillating engine. Shaping machine.

今「第19圖(一)」ニ就テ「リンク」 b 及ビ d ノ相對運動ヲ

考フルニ、明ラカニ其ノ瞬心ハEナリ、從ツテEヲ「リンク」*b*ノ上ノ點ト考フルトキ、其ノ線速度ハ $\omega_b \cdot BE$ ナリ、然ルニ之ヲ「リンク」*d*ノ上ノ點ト考フルトキハ、其ノ線速度ハ $\omega_d \cdot AE$ ナリ、故ニEガ*b*及ビ*d*ノ相對運動ノ瞬心ナルタメニハ

$$\omega_b \cdot BE = \omega_d \cdot AE;$$

$$\therefore \omega_b : \omega_d :: AE : BE.$$

今BヨリCAニ垂線BFヲ下シ、FGヲBCニ平行ニ引トキハ

$$AE : BE :: AC : CF :: AB : BG;$$

トナリ、*b*ノ角速度ヲ長サBAニテ示ストキ、BGノ長サハ*d*ノ角速度ヲ表示ス、故ニ曲肱*b*ノ角速度ヲ一様ナリトスレバ、BGノ長サガ各夫レニ相當スル曲肱ノ位置ニ對スル*d*ノ角速度ヲ表示ス、依ツテBG'ヲBGニ等シク取り曲肱ノ各位置ニ就テ同法ヲ反覆シテG'ノ軌跡ヲ求ムルトキハ、「第20圖」ニ太キ線ニテ示ス如キ曲線ヲ得、此レニヨリテ觀ルトキハ「リンク」ACノ搖動ハ或ル方向ニ進ムトキ、反對ニ歸ルトキトニ其ノ角速度ニ著シキ差アルヲ見ル、是急退裝置トシテ用井ラルル理由ナリ、

(b) 「第16圖」ニ於テ*b*ヲ固定シタル場合、

此ノ場合ニ於テ得ラルベキ機械裝置ハ「第21圖(一)」ノ如キモノニシテ、「ウイットオース」急退裝置、航空機旋轉式機械、及ビ「ヘルショウ」唧筒等ニ應用セラル、

Whitworth quick return mechanism, Revolving cylinder engine, Hleshow pump.

(第21圖二,三)

運動傳導, 変換 (mode of transformation)
a) direct

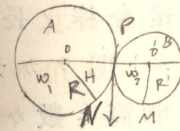
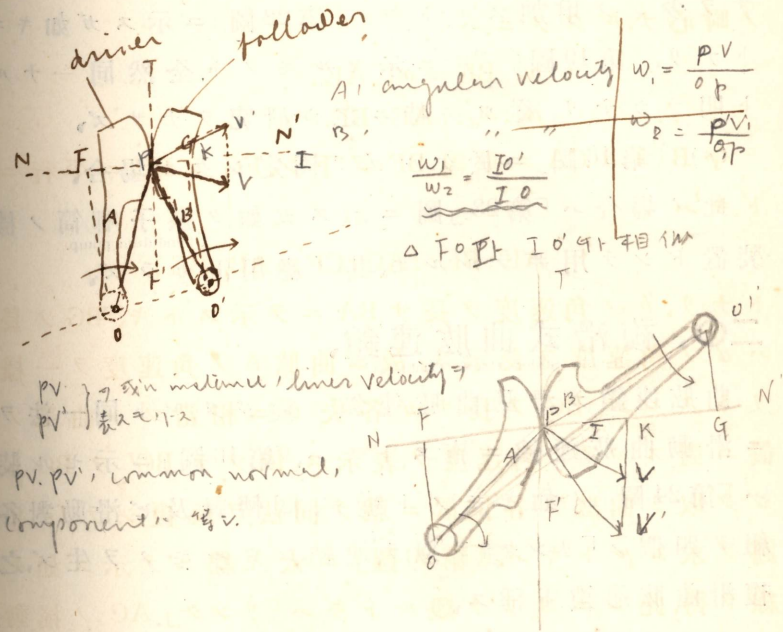
Rolling contact
sliding " "
mixed " "

b) (indirect) intermediate

link

ラフキヤク コンネクター

流体

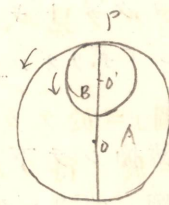


$$\omega_1 = \frac{d\theta}{dt} \quad R d\theta = R' d\theta'$$

$$\omega_2 = \frac{d\theta'}{dt} \quad d\theta' = \frac{R}{R'} d\theta$$

$$= \frac{R}{R'} \frac{d\theta}{dt}$$

$$= \frac{R}{R'} \omega_1$$



$$R\omega_2 = R'\omega_1 \quad \frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{R'}{R}$$

此ノ部類ニ屬スル機械裝置ハ全クa項ニ於テ説明シタルモノト異ナルコトナク、唯各「リンク」ノ長サノ關係ニヨリ一見異ナリタルモノノ如ク見ユルニ過ギズ、何トナレバ「第21圖(一)」ニ示ス裝置ノ固定「リンク」ノ長サヲ少シク増加スルトキハ「第22圖」ニ示スガ如キモノトナリ、「第19圖(三)」ニ示セルモノト全然同一ナルコト明ラカナリ、從ツテ特ニ之ガ研究ヲナサズ、

(c) 「第16圖」ニ於ケルdヲ固定シタル場合、

此ノ場合ハ「第23圖」ニ示スガ如ク振子唧筒ノ機械裝置トシテ用井ラルルモ、其ノ應用汎カラズ、

二〇、複滑式曲肱連鎖、

Double Slider Crank Chain.

曲肱連鎖ガ滑動曲肱連鎖ニ變ジタルト同一法ヲ更ニ滑動曲肱連鎖ニ施ストキハ、「第16圖」ニ示セル裝置ハ「第24圖」ノ如キモノト變ジ、回轉對及ビ滑動對各二組ヲ四個ノ「リンク」ヲ以テ連結シタルモノヲ生ズ、之ヲ複滑曲肱連鎖ト稱ス、

之ヲ曲肱機械裝置ト比較スルニ接合棒ノ長サガ無限ニ長クナリタルトキニ相當スルコト明ラカナリ、

此ノ裝置ハ「チリオン」式其ノ他ノ唧筒ニ數々用井ラルヲ觀ル、

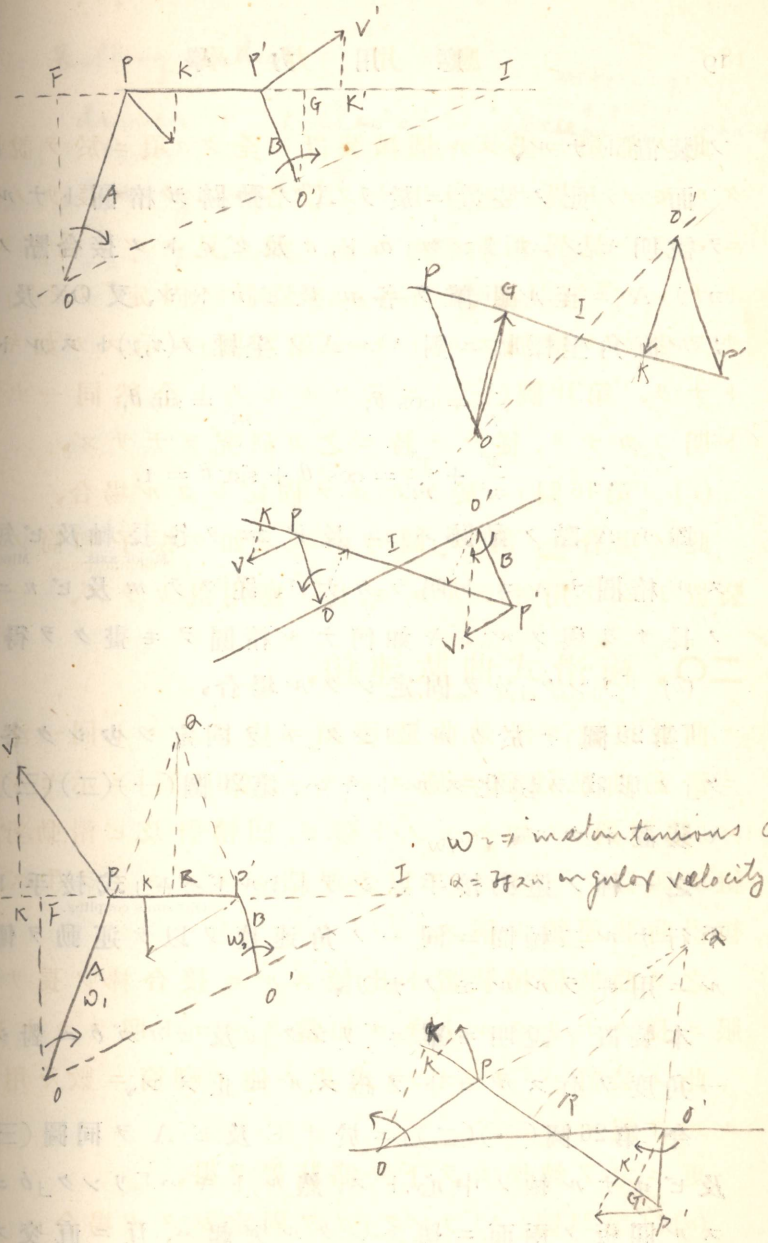
更ニ之ヲ轉換シテ下ノ諸裝置ヲ得、

(a) 「第24圖」ノ「リンク」dヲ固定シタル場合、

「第24圖」ニ於ケル「リンク」dヲ固定シテ少シク各「リンク」ノ形狀ヲ變ズルトキハ、「第25圖」ニ示スガ如キ楕圓規

Elliptic trammel.

P.P. link



ノ装置トナル、

而シテ此ノ装置ニ於テ A ノ動跡ガ楕圓トナルコトヲ説明センニ「リンク」b ト、a 及ビ c トノ接合點ノ中心ヨリ A ニ至ル距離ヲ各 m 及ビ n トシ、又 OX 及ビ OY ナル直角坐標軸ニ對スル A ノ坐標ヲ(x, y)トスルトキハ

$$\frac{x}{n} = \cos \theta, \quad \frac{y}{m} = \sin \theta,$$

$$\therefore \frac{x^2}{n^2} + \frac{y^2}{m^2} = \cos^2 \theta + \sin^2 \theta = 1.$$

即チ A 點ノ動跡ハ 2m 及ビ 2n ヲ各長軸及ビ短軸トスル楕圓ナルコト明ラカナリ、從ツテ m 及ビ n ニ適當ノ長サヲ與フルトキ如何ナル楕圓ヲモ畫クヲ得可シ、
(b) 「リンク」b ヲ固定シタル場合、

「第25圖」ニ於ケル「リンク」b ヲ固定シ少シク各「リンク」ノ形狀ヲ變化スルトキハ、「第26圖(一)(二)(三)」ノ如キ装置トナル、

之一種ノ遊動接手ニシテ「オールドハム」式接手ト稱シ Oldham's coupling. 平行ナル二軸間ニ同一ノ角速度ヲ以テ運動ヲ傳達スルニ用ララルモノナリ、

本装置ノ説明モ單ニ「リンク」c 及ビ a ガ b ニ對シテ同一角度ヲ有スルコトヲ證スルニ止メン、

今「第26圖(一)(二)」ニ於テ C 及ビ A ヲ同圖(三)ノ c 及ビ a ナル軸ノ中心トス、然ルトキハ「リンク」b ニ相當スル圓板ノ兩面ニ切ラレタル突起ハ、互ニ直交スル直徑ニ沿ヒテ作ラレタルヲ以テ、其ノ交點即チ b ニ相當スル圓板ノ中心 O₁ ト B 及ビ D ノ中心トヲ夫々連結ス

A condition of
an Angular velocity ^{ratio} constant
 $\frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{I O'}{I O}$

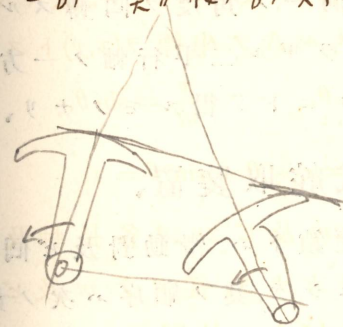
Rolling contact

driver + follower, ^{相対する 軸} consecutive ^{連続した} point が

sliding contact

fixed 17 地が 其 1 周回ヲ 繞ル

一 點 一 點 が 他 1 點 ノ スガテ = 接觸スル



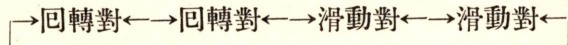
$$\frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{I O'}{I O}$$

ル二直線ハ圓板ノ位置如何ニ關ラズ、常ニ直交スルコト明ラカナリ、換言スレバ、ナル圓板ノ中心ノ動跡ハACヲ直徑トスル圓周トナリ、從ツテ送軸ガ或ル角度回轉スル間ニ遣軸モ全ク同一ノ角度ヲ回轉スルコトトナル結果、同一線上ニアラザル二平行軸ノ一方ヨリ他方ニ同一ノ速度ヲ傳フルコトヲ得ルモノナリ、

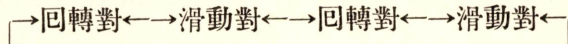
√二一、「ラプソン」式舵取裝置、

Rapson's Slide.

上述セル複滑曲肱連鎖トハ、滑動對及ビ回轉對各二組ヲ連結シタルモノニシテ、其ノ順序ハ次ノ如シ、



而シテ之ト同一ノ初等對ヲ集メタルモノニテ、次ノ如キ場合アリ、



之ガ實例トシテハ「ラプソン」式舵取裝置アリ、「第27圖」ニ之ヲ示ス、其ノ角速度比ハ、次ノ如シ

舵柄ノ角速度ヲ ω_d トシ、 b ノ線速度ヲ V_b トスルトキハ

$$\omega_d = \frac{V_b \cos \theta}{AO} = \frac{V_b \cos \theta}{\frac{AB}{\cos \theta}} = V_b \frac{\cos^2 \theta}{AB}$$

二二、變換點及ビ思案點、

Change Point and Dead Point.

或ル運動連鎖ニ於テハ運動中或ル位置ニ達スルトキ、「リンク」ノ運動ノ強制不完全トナリ、自ラ他ノ機械

装置ニ變換スル場合アリ、此ノ位置ヲ變換點ト稱ス、例
Isni. へバ「第28圖」ニ就テ平行曲肱ノ四ノ「リンク」ガ一直線
Change point.
 ヲナストキハ、點線ニテ示ス如キ變換ヲナシ平行曲肱
 ニ非ラザルモノヲ生ズルガ如シ、

又機械装置ニ於テ或ル位置ニ達スルトキ、或ル「リン
 ク」ハ運動ヲ起スカニ全ク反對スル如キ場合アリ、此ノ
 位置ヲ思案點ト稱ス、例へバ曲肱機械ニ於テ肱曲腕ガ
Dead point.
 行程線ニ一致スル如キ場合はナリ、

思案點ハ運動力ノ加ヘラレル「リンク」ニヨリテ異ナ
 ル、例へバ曲肱機械装置ニ於テ吸鏢ニ力ヲ加フル場合
 ニハ一回轉ニ二回ノ思案點ヲ生ズト雖、曲肱ヲ回轉シ
 テ吸鏢ヲ動カス場合ニハ思案點ヲ生ズル位置ナシ、
 變換點ハ装置ノ形狀ニヨリ異ナルモノナリ、

二、三、螺旋連鎖、

Screw Chain.

初等對ヨリ成ル運動連鎖ニ於テ螺旋對ヲ含メルモ
 ノヲ螺旋連鎖ト稱ス、螺旋連鎖ノ最モ簡單ナルモノハ
 螺旋對回轉對及ビ滑動對、各一個ヲ含メルモノニシテ、
 「第29圖」ニ示ス如キ装置之ナリ、

螺旋對二個ト、滑動對一個ヨリナル装置ハ其ノ應用
 廣ク應差螺、Differential screw (第30圖) 舵取裝置(第31圖)等ハ之ガ例ナリ、

「第30圖」ニ於テ螺齒 c 及ビ c' ノ節ヲ夫々 p 及ビ p' ト
 スレバ一回轉スル間ニ a, b 間ノ距離ハ

螺齒ガ同方向ナルトキ $p - p'$ 丈ケ
 螺齒ガ反對ナルトキ $p + p'$ 丈ケ

變化ス、

舵取装置ハ螺齒反對方向ナルガ、應差螺ハ同方向ニシテ、 p 及 p' ヲ通常ノ大サトシテ、 $p-p'$ ヲ小ナラシメタルモノナリ、

二四、運動連鎖ノ閉鎖法、

運動連鎖ノ閉鎖ガ不完全トナル原因ハ

1. 「リンク」及ビ對ノ數ニ過不足アルトキ
2. 思案點ニ於テ連鎖運動不可能トナルカ、又ハ變換點ニ於テ相對運動不定トナルトキ、
3. 對ヲ形成スル組子ノ形狀不完全ナルトキ、

ニシテ之ヲ閉鎖セシムル爲メニ用ヒラルル普通ノ方法ハ

1. 外力ヲ以テスルコト、
2. 機械装置ヲ重複スルコト、
3. 新シキ對又ハ「リンク」ヲ附加スルコト、

等ナリ、

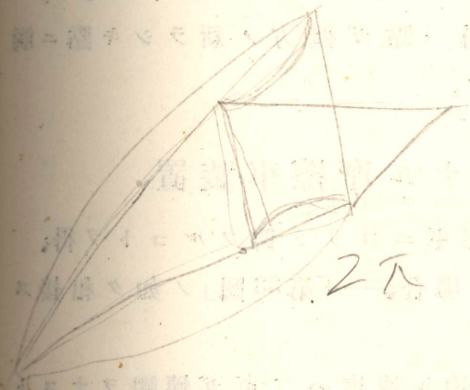
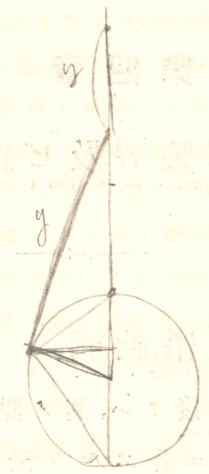
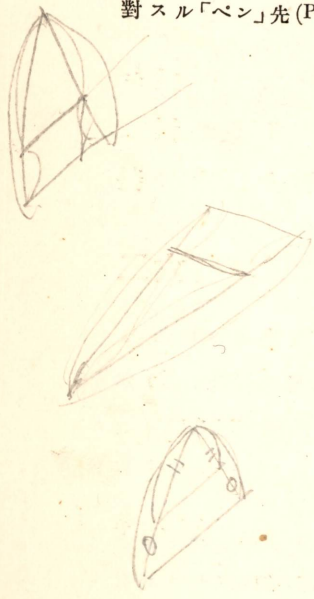
練習問題

1. 垂直ナル壁ニ立テ掛ケタル長サ 1.2 m ノ棒アリ、上端(A)ハ上方ニ下端(B)ハ水平ニ動クモノトス棒ノ地面ニ對スル瞬心及ビ心跡ヲ求ム、又(A)ノ速度毎秒 5 cm ノトキ棒ガ地面ト 30° ノ傾斜ヲナストキノ(B)ノ速度ヲ算出セヨ、

2. 迂リナク軌道上ヲ走ル車輪アリ、此ノ車輪ノ軌道ニ對スル瞬心及ビ心跡ヲ問フ又車輪ノ直徑 1.5 m ニシテ同轉數毎秒 12 cm. ノトキ車輪上ノ各點(A,B,C,D)ガ軌道ニ對スル速度ヲ求ム、

3. 圖ノ如キ Crossed parallelogram link アリ、相對スル Link ノ Ceutrode ヲ畫ケ、

- 4. slider crank chain の Centrode を trace セヨ、
- 5. 第10圖ニ示ス如キ Mechanism ニ於テ I, J ノ畫ク Centrode を trace セヨ、
- 6. 圖ノ如キ 4 link mechanism ニ於テ各邊ノ長サ a ハ 2.8 ; b ハ 3.8 ; c ハ 4.2 ; d ハ 2.4 ナリ、 d ハ 毎秒 2.3 radian ノ角速度ニテ廻ルモノトシ、 b ガ a ニ垂直ナルトキノ b ノ角速度及ビ C, D ノ線速度ヲ求ム、(By graphical solution)
- 7. 第11圖ニ示ス Mechanism ニ於テ a, b, c, d ノ各邊ノ長サヲ夫々 3.5, 1.3, 2.1 トシ b ガ 毎分 120 R.P.M. ニテ回轉スルトキ D 點ノ速度線圖ヲ畫ケ、
- 8. 圖ノ如キ Oscilating engine アリ、Piston stroke 32 cm. l ノ長サ 70 cm. ナルトキ Cylinder ノ往復角運動ノ往行程ト復行程ニ要スル時間ノ比ヲ求メヨ、
- 9. 第30圖ノ如キ Differential screw アリ、一吋ニ付夫々 15 及ビ 16 山アリ、手柄ヲ四分ノ一回轉セバ a ノ b ニ對シテ進ム距離幾許ナルカ、
- 10. 指壓器ノ Mechanism ハ「ペン」先ガ吸鑿ト平行ナル直線運動(近似)ヲナシ一定ノ倍率ニ擴大スルモノナリ、圖ニ就キテ吸鑿ノ行程 6 m.m. ニ對スル「ペン」先(P)ノ運動ヲ trace シ其ノ倍率ヲ見出セ、



2π $2\pi = \theta$
 $\omega = \frac{d\theta}{dt}$
 $\omega = \frac{2\pi}{T}$
 $\omega = 2\pi N$
 $\omega = 2\pi \times 120$
 $\omega = 240\pi$

第四章

摩擦車裝置及ビ齒車裝置

Friction Gearing and Toothed Gearing.



二五、轉觸及ビ滑動觸、

Rolling Contact and Sliding Contact.

二ツノ物體ノ觸接トハ、其ノ點ニ於ケル各ノ物體ノ
Contact.
 外廓ノ切線ガ相互ニ合スルヲ云フ、

轉觸トハ刻々ニ二物體ノ新ラシキ點ガ觸接シテ同
 轉シ行クヲ謂ヒ、二物體ノ相觸接セル二點間ニハ少シ
 モ迂リナク又其ノ二點ノ切線方向ノ速度ハ相等シ、

滑動觸トハ一方ノ同一點ガ他方ノ新ラシキ點ニ觸
 接シテ迂リ行クヲ謂フ、

二六、速度比一樣ナル摩擦車裝置、

Friction Gearing with Constant Velocity Ratio.

二軸間ノ運動ハ摩擦車ニヨリテ傳フルコトヲ得、

(1) 二軸ガ平行ナル場合、——「第33圖」ノ如ク相接ス
 ル直圖場ヲ用フ、

接觸點 c ニ於ケル兩輪ル速度ハ二車ガ轉觸ヲナス
 キハ互ニ相等シ、故ニ今

v_a, ω_a, r_a ヲ夫々 A 車ノ周速度, 角速度, 半徑,

v_b, ω_b, r_b ヲ夫々 B 車ノ周速度, 角速度, 半徑

トセバ

$$v_a = v_b;$$

$$\omega_a r_a = \omega_b r_b$$

$$\therefore \frac{\omega_a}{\omega_b} = \frac{r_b}{r_a}$$

而シテ回轉ノ方向ハ「第33圖(一)」ノ場合ハ反對ニシテ、(二)ノ場合ニハ相同ジ、

(2) 二軸ガ交叉スル場合、

直圓嚙ニ代フルニ「第34圖」ノ如ク直圓錐ヲ以テスレバ可ナリ c 點ヲ任意ニ取リテ

$$\frac{\omega_b}{\omega_a} = \frac{r_a}{r_b} = \frac{\sin \alpha}{\sin \beta}$$

(3) 二軸ガ平行ナラズ又交叉セザル場合、即チ同一平面ニアラザル場合、

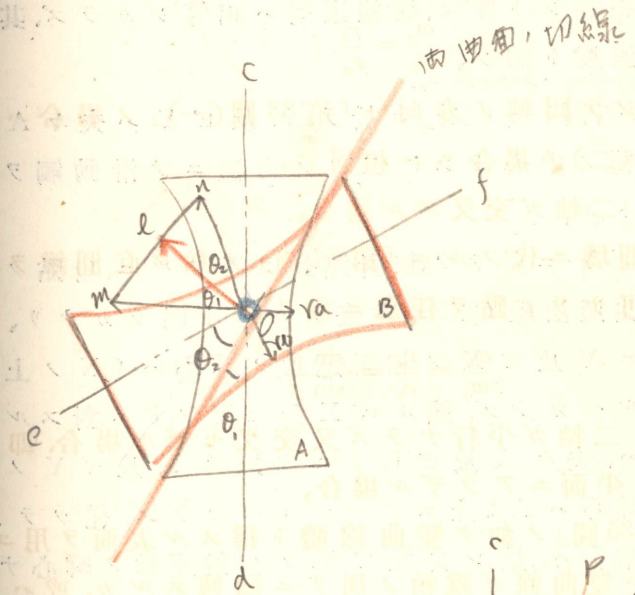
「第35圖」ノ如ク雙曲線體ト稱スル表面ヲ用ユ、此ノ表面ハ雙曲線ガ縦軸ノ周リニ回轉スルカ、或ハ一ツノ直線ガ之ト平行ナラズ、又相交ハラザル他ノ一ツノ直線ヲ軸トシテ回轉スルトキ作ラルル表面ナリ、故ニ此ノ表面ニ於テ母線即チ上記ノ回轉直線ヲ兩面間ノ接線トシテ相接セシメ得ルコトハ明カナリ、

但シ此ノ摩擦車ハ前二項ノ場合ト異ナリ、純然タル轉動ヲナサズ、共通接線ニ沿ヒテ這ルモノナリ、

上述ノ摩擦車装置ハ孰レモ一ツノ直線ニテ觸接セルヲ以テ皆高等對ナリ、而シテ車ガ如何ナル位置ニ在ルモ、兩軸ノ角速度比ハ一定ナリ、

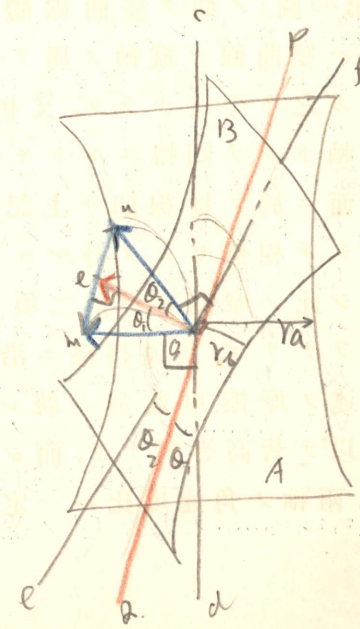
第 33 圖 直圓嚙ノ原理

直圓嚙ノ原理ハ、二直圓錐ノ頂點ニ同點ニシテ、其ノ底圓ノ周長ニ等シキニシテ、互ニ相反ノ方向ニ回轉スルニ由リ、其ノ表面ノ接線ニ沿ヒテ接觸スルニ在リ、



此ノ表面ニ於テ母線即チ上記ノ回轉直線ヲ兩面間ノ接線トシテ相接セシメ得ルコトハ明カナリ、

o n } 周速度ノ理ス
o m }
n-n: sliding speed
o l: rolling speed



此ノ表面ニ於テ母線即チ上記ノ回轉直線ヲ兩面間ノ接線トシテ相接セシメ得ルコトハ明カナリ、

二七、滑動觸ノ速度比、

Sliding Contact.

滑動觸ニ在リテハ接觸點ニ於ケル二物體ノ法線速度ハ相等シト雖モ、切線速度ハ相等シカラズ、其ノ差ヲ摺動速度ト謂フ、

Rubbing velocity or Sliding velocity.

「第36圖(一)(二)」ニ於テ、X及ビYハ夫々A及ビBヲ回轉ノ中心トスルニツノ物體ニテ滑動觸ヲナセルモノトス、

XノYニ付テノ相對運動ヲ考フルニ、Q點ノ運動方向ハ共通法線QNニ垂直ナルコト明ラカナリ、

故ニY及ビXノ相對運動ノ瞬心ハQNノ上ニナカラザルベカラズ、然ルニX及ビYノPニ對スル運動ノ中心ハ、夫々A及ビBナルヲ以テ、X及ビYノ相對運動ノ瞬心ハAB上ニアラザルベカラズ、從ツテAB、QNノ交點Jハ、是レX及ビYノ相對運動ノ瞬心ナリ、

X及ビYノ角速度ヲ各 ω_x 及ビ ω_y トシ、 ω_x ヲ與ヘラレタルモノトスルトキ、Q點ノ線速度ハ $\omega_x \cdot AQ$ ニシテAQ線ニ垂直ナル方向ヲ有スルコト明ラカナリ、

又Q'トQトハ觸接シテ運動セルガ故ニ、Q'ノ線速度ノQJニ沿フ分速度ト、Qノ線速度ノQJニ沿フ分速度トハ相等シカラザルベカラズ、

A及ビBヨリQJニ垂線AM、BNヲ下シ

$V, V_n, V_t \dots$ ヲ夫々Qノ線速度、共通法線ニ沿フ分速度、共通切線ニ沿フ分速度、

$v, v_n, v_t \dots$ ヲ夫々Q'ノ線速度、共通法線ニ沿フ分速

$$A \text{ --- } \omega_a \quad \omega_o = \omega_a r_a$$

$$B \text{ --- } \omega_b \quad \omega_o = \omega_b r_b$$

$$\frac{\omega_a}{\omega_b} = \frac{r_b}{r_a} \times \frac{v_b}{v_a}$$

$$\omega_o = \frac{v_b}{r_b} \quad \omega_o = \frac{v_a}{r_a} \times \frac{r_a}{r_b}$$

$$\omega_o = \frac{v_b}{r_b} \quad \omega_o = \frac{\omega_a r_a r_b}{r_a}$$

[Faint handwritten notes and diagrams on the right page, including geometric diagrams and mathematical derivations.]

度, 共通切線 = 沿フ分速度、

トスレバ

$$\omega_x = \frac{V}{AQ} = \frac{V_n}{AM}$$

$$\omega_y = \frac{v}{BQ'} = \frac{v_n}{BN};$$

$$\therefore \omega_y : \omega_x :: \frac{v_n}{BN} : \frac{V_n}{AM};$$

然ルニ $V_n = v_n;$

$$\therefore \omega_y : \omega_x :: AM : BN :: AJ : BJ.$$

今接點ニ於ケル共通法線上ニ任意ニ點 D 及ビ C ヲ取リ DA 及ビ CB ノ如キ二線ヲ引クトキハ ABCD ナル四本ノ棒ヨリ成ル曲肱連鎖ヲ考フルヲ得、

$$\therefore \omega_{BC} : \omega_{AD} :: AJ : BJ.$$

即チ一個ノ高等對ヲ有スル X, Y 及ビ P ナル三個ノ「リンク」ヨリ成ル運動連鎖ハ初等對ヲ以テ連結セル AB, BC, CD 及ビ DA ナル四個ノ「リンク」ヨリ成ル曲肱連鎖ト相對運動全ク同一ナルヲ知ル、(第37圖ノ一)

次ニ「第37圖ノ二」ハ速力線圖ヲ示スモノニシテ、共通法線ノ分速度ハ相等シク切線速度ハ相異ナル

$$\therefore V_n = v_n;$$

$$\text{摺動速度 } V_R = V_t - V_t;$$

BK ヲ AQ = 平行ニ引クトキハ三角形 BKQ ハ三角形 QVv ニ相似ナルヲ以テ

$$V_R : v = QK : BQ;$$

$$V_R = v \frac{QK}{BQ} \omega_y \quad QK = \omega_y \{QJ \pm KJ\}$$

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(A) 點ニ於テ

$$v = \omega \cdot r = \omega \cdot \frac{V}{\omega} = V$$

$$\therefore \omega = \frac{V}{r} = \frac{V}{\frac{V}{\omega}} = \omega$$

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(B) 點ニ於テ

$$v = \omega \cdot r = \omega \cdot \frac{V}{\omega} = V$$

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(C) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(D) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(E) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(F) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(G) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(H) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(I) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(J) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(K) 點ニ於テ

又、此處ニ於テ、曲線ノ切線速度ハ、(L) 點ニ於テ

又三角形 AJQ ハ 三角形 BJK ニ 相似ナルヲ以テ

$$KJ = QJ \frac{BJ}{AJ} = QJ \frac{\omega_x}{\omega_y};$$

$$\therefore V_R = V_t - v_t = QJ \{ \omega_y \pm \omega_x \}$$

即チ上式ニ於ケル正負號ハ兩軸ガ同方向ニ回轉スルトキ負號ヲ採リ反對ニ回轉スルトキ正號ヲ採ルヲ意味スルモノナリ、

二八、兩軸ノ角速度比ガ一樣ナル場合、

「第36圖(一)(二)」ニ示セルガ如ク滑動觸ニ在リテハ

$$\omega_x : \omega_y :: BJ : AJ;$$

ナルコトヲ證セリ、此レニヨリテ兩軸ガ常ニ一定ノ角速度ノ比ヲ有スルタメニハ、接點ニ於ケル共通法線ハ常ニ AB 上ノ一定點 J ヲ通過セザルベカラザルコトトナル、由テ以上ノ如キ運動連鎖ニ於テ、一定ノ角速度比ヲ以テ一軸ヨリ他軸ニ運動ヲ傳ヘントスルニ當リテハ、X 及ビ Y ノ相對運動ノ瞬心ノ位置ハ直チニ見出スコトヲ得可シ、即チ所要ノ角速度比ヲアトシ二軸ノ中心ヲ A 及ビ B トスルトキハ (第37圖)

$$\frac{JA}{JB} = r$$

斯クノ如ク AB ヲ内分又ハ外分スル點 (J) ハ 定點ニシテ直チニ求ムルコトヲ得ベシ、

二九、齒車、

Spur wheel.

第二十六項ニ於テ説明セル如ク摩擦車ヲ用フルト

Friction wheel.

キハ一様ナル角速度比ヲ以テ、一軸ヨリ他軸ニ運動ヲ傳フルコトヲ得レドモ、Driven shaft. 遺軸ノ負荷大ナルトキハ、Friction 摩擦閉鎖ノミニテ兩車ノ迂リヲ防止スルコト能ハズシテ、Closure, 該連鎖ハ不完全ナモノトナル、此ノ缺點ヲ補フタメニ作ラレタル高等對ヲ齒車トス、從ツテ嵌合スル二個ノ齒車ニ於テハ、如何ナルトキニ於テモ兩齒車ノ齒ノ相接スル點ニ於ケル共通法線ハ、兩軸ノ中心ヲ結ブ直線ト一定點ニ於テ相交ハルヲ要ス、

此ノ點ヲ節點ト稱シ、此ノ點ガ齒車ノ面上ニ對スル動跡ヲ節圓ト云フ、
Pitch point
Pitch circle.

斯クノ如キ齒車裝置ノ兩軸ノ角速度比ハ、節圓ト同徑ナル摩擦車ノ角速度比ニ等シキナリ、

三〇、齒ノ形狀、

Form of Tooth.

齒車ノ齒ニ對スル必須條件ハ、如何ナル場合ニ於テモ兩齒車ノ相接スル點ニ於ケル共通法線ハ兩軸中心線上ノ一定點即チ節點ヲ通過セザルベカラズ、此ノ條件ヲ満足スルガ如キ齒ノ外形ノ中、一般ニ用井ラルルヲ伸開齒及ビ擺齒トナス、
Involute teeth and Cycloidal teeth.

三一、擺齒、

Cycloidal Teeth.

「第38圖」ニ於テ AP, PB, 及ビ DP ヲ各半徑トシ A, B 及ビ D ヲ其ノ中心トスル三圓ガ、中心ヲ一直線 AB 上ニ置キ、P 點ニ於テ互ニ相切スルモノトス、

pitch circle = 10 17 74 2 4 2 3 1

sup
Gear

spur gears } *pitch surfaces*
parallel annular gears } *cylinders*
skew elliptical gears }
pin gears }
twisted gears } *pitch surfaces*
irregular gears } *irregular.*

定率 = 7 74 = 1.730

軸の可 } *Bevel gears* } *pitch surfaces cones*
平面に平行 } *elliptical gears* }
或る角ヲ } *Face gears* } *pitch surfaces cylinders*
持つ }

軸の可 } *Helical gears* } *pitch surfaces hyperboloids.*
斜行平 } *Worm gears* }
面は平 } *skew gears* }