

Antonín Libický

O aequivalenci šroubových pohybů a šroubových sil

Časopis pro pěstování matematiky a fysiky, Vol. 22 (1893), No. 2, 88--121

Persistent URL: <http://dml.cz/dmlcz/122051>

## Terms of use:

© Union of Czech Mathematicians and Physicists, 1893

Institute of Mathematics of the Academy of Sciences of the Czech Republic provides access to digitized documents strictly for personal use. Each copy of any part of this document must contain these *Terms of use*.



This paper has been digitized, optimized for electronic delivery and stamped with digital signature within the project *DML-CZ: The Czech Digital Mathematics Library* <http://project.dml.cz>

## O aequivalenci šroubových pohybův a šroubových sil.

Dle Ballovy „Theory of screws“ napsal A. Liblický, profëssor v Roudnici.

V XVIII. ročníku tohoto časopisu uveřejněn jest článek: „Dynamická pohádka“ (pag. 149—169), obsahující překlad oslovení, kterým ředitel dublinské hvězdárny, prof. *R. St. Ball* zahájil schůze mathematicko-fysikalní sekce na sjezdu British Association v Manchesteru r. 1887; v řeči té vyložena jest zajímavým způsobem v hlavních rysech nová theorie v mechanice, zvaná *theorií šroubův*, jež čím dále, tím více obrací k sobě zření všech, kteří se obírají theoretickou mechanikou. Překladatel této řeči Ballovy, prof. dr. A. Seydler, v připojeném připomenutí podotýká, že hodlá později jakožto doplněk k této úvaze podati trest Ballova spisu: „Theory of screws“, čímž by obtížnější místa její doznala náležitého vysvětlení.

Bohužel nebylo mu dopřáno, provésti svůj úmysl; předčasná smrt tomu zabránila. Pokusil jsem se o to, zpracovati ve článku tomto počáteční kapitoly zmíněného díla Ballova (se zřetelem ku pozdějšímu pojednání téhož autora: *Dynamics and Modern Geometry*), jednak aby slib, daný čtenářům tohoto časopisu, nezůstal nesplněn, jednak abych přispěl k rozšíření známosti theorie Ballovy v kruzích, které se zajímají o každý pokrok věd mechanických.\*)

1. Kinematika nás učí, že nejjednodušší pohyb, kterým lze neproměnnou prostorovou soustavu z jedné polohy převésti do druhé, jest obecně pohyb šroubový kolem určité osy v prostoru.\*\*)

\*) Není asi většho díla o theoretické mechanice, vydaného v novější době, v němž by theorie šroubův nedocházela náležitého povšimnutí; tak v II. vydání Schellovy: „Theorie der Bewegung und der Kräfte“ jest jí věnována 10. kapitola třetího dílu (pag. 211—235) a 8. kapitola dílu čtvrtého (pag. 571—581); též E. Budde ve své „Allgemeine Mechanik der Punkte und starren Systeme“ (1891) na mnohých místech k ní přiblíží. Nejúplnější vyličení prací a method Ballovyh čte se ve spise: „Theoretische Mechanik starrer Systeme, herausgegeben von Harry Gravelius, Berlin, 1889“, který obsahuje téměř všechna do té doby vydaná pojednání Ballova.

\*\*\*) Dr. A. Seydlera: „Theoretická mechanika“, pag. 140.

O pohybu tom známo jest, že vzniká složením dvou heterogenních pohybů: translace ve směru osy pohybu a rotace kolem této osy. Jest tedy pohyb šroubový pohybem složeným, při kterém body soustavy opisují oblouky různých šroubovic; všechny tyto šroubovice mají však společnou osu a stejnou výšku závitů. Ku znázornění tohoto pohybu můžeme použít šroubu (v obyčejném slova smyslu) s přiměřeným stoupáním; myslíme-li si neproměnný útvar k matici jeho připevněný a šroub v prostoru tak umístěný, aby osa jeho s osou pohybu se stotožňovala, lze otočením matice kolem vřeteny, jehož poloha v prostoru se nemění, převést útvar z polohy původní do polohy nové. Jest zřejmo, že při pohybu takovém poměr elementární translace k elementární rotaci pro každý prvek časový v době, pokud pohyb trvá, jest stálým a roven poměru úhrnné translace k úhrnné rotaci.

Bylo dříve obvyklo při vyšetřování rozličných problémů mechanických rozkládati všeobecný pohyb neproměnné soustavy v translaci a v rotaci; Ball sloučením obou těchto jednoduchých pohybův utvořil nový prvek kinematický: pohyb šroubový a stal se tak zakladatelem theorie, která k dalšímu rozvoji mechaniky nemálo přispěla.

Dospějeme pak k takovému pojímání pohybu šroubového touto úvahou: Při pohybu otáčecím probíhá každý bod soustavy oblouk kružnice, která osou rotace a bodem tím úplně jest ustanovena; určení trajektorie daného bodu soustavy při pohybu šroubovém není tak jednoduché. Tu jest třeba znáti kromě osy pohybu ještě výšku závitů šroubovice, dále musíme věděti, je-li křivka ta v pravo točivou (vystupuje-li totiž pro pozorovatele, který se dívá z vnější strany na válec, na němž si myslíme šroubovici navinutou, od levé ruky ku pravé) anebo v levo točivou. Osa pohybu i výška závitů jsou však společny všem bodům neproměnné soustavy, též jsou všechny šroubovice jen v jednom směru točivé; je-li tedy dána osa v prostoru a délka stanovící stejnou výšku závitů všech šroubovic, v udaném směru točivých, lze sestrojiti šroubovici, na níž se pohybuje kterýkoli daný bod útvaru. Z podstatných důvodů neuzijeme přímo zmíněné výšky závitů  $h$ , nýbrž zavedeme tak zvanou redukovanou výšku šroubovice, t. j. poloměr kružnice, jejíž obvod se rovná výšce závitů. Má tudíž přímka v prostoru, daná co do polohy i směru,

na níž kdekoli jest vnesena délka  $\frac{h}{2\pi}$ , pro pohyb šroubový zvláštní důležitost; spojením tím určeny jsou totiž křivky, jichž oblouky pohybem svým opisují jednotlivé body neproměnného útvaru.

*Přímku neomezenou, k níž přidružena jest určitá délka, nazývá Ball šroubem (screw); přímka jest osou šroubu a délka výškou neb výstupem (pitch) jeho.*

V následujícím budeme označovati šrouby malými písmeny řeckými:  $\alpha, \beta, \gamma, \dots$ , jejich osy velkými písmeny latinskými:  $A, B, C, \dots$  a výšky písmenem  $p$ , k němuž připojíme co ukazovatele písmeno, značící příslušný šroub, tedy  $p_\alpha, p_\beta, p_\gamma, \dots$

Aby šroub úplně byl určen, jest třeba znáti pět veličin; čtyři z nich stanoví osu, pátá výšku jeho.

Zbývá ještě přiměřeným způsobem vyznačiti, jsou-li šroubovice, na nichž se pohybují body soustavy, v pravo nebo v levo točivé. Za tím účelem přisuzujeme výšce šroubu znaménko jakostné, a to v prvním případě  $+$ , ve druhém  $-$ ; dle znaménka toho vneseme pak výšku od libovolného bodu osy ve směru buď kladném aneb záporném.

Pomocí šroubu lze pak výhodně stanoviti každý pohyb šroubový (twist); jest nám jen ještě udati veličinu, jíž by se snadno určiti mohla velikost dráhy, opsané kterýmkoli bodem útvaru na příslušné šroubovici. K tomu zvolil Ball amplitudu rotace  $\vartheta$ , jejíž spojení s určitou translací  $\tau$  jest pohybu šroubovému *aequivalentní*, a nazval tuto metrickou veličinu *amplitudou šroubového pohybu*. Amplituda ta jest kladná neb záporná dle toho, děje-li se rotace  $\vartheta$  ve směru kladném (pro pozorovatele, zpřímá do směru osy postaveného, od pravé ruky k levé) neb ve směru záporném.

Z toho, co o pohybu šroubovém z počátku bylo pověděno, plyne bezprostředně, že platí

$$\frac{\tau}{\vartheta} = \frac{h}{2\pi} = p_\alpha;$$

tudíž můžeme o složkách toho pohybu vysloviti:

translace = výšce šroubu  $\times$  amplitudou rotace.

Tedy značí výška šroubu též velikost translační složky šroubového pohybu, má-li jeho rotační složka amplitudu rovnou jednotce. Pohyb šroubový redukuje se na pouhou rotaci, jestli výška šroubu se rovná nulle, a na pouhou translaci, je-li výška ta nekonečně velká a zároveň amplituda rovna nulle.

Ve shodě se zavedeným již poznačením chceme amplitudy šroubových pohybů znamenati malými písmeny latinskými:  $a, b, c, \dots$  a pohyby šroubové symboly  $(a, \alpha), (b, \beta), (c, \gamma) \dots$ . Aby pohyb šroubový úplně byl určen, jest k pěti veličinám, kterými stanoven jest šroub, ještě připojiti šestou: amplitudu pohybu.

Zvláštní důležitost při vyšetřování všeobecného pohybu neproměnné soustavy mají nekonečně malé pohyby šroubové; jde-li totiž o pohyb aequivalentní v užším smyslu s libovolným pohybem takové soustavy, lze v každém okamžiku naléztí pohyb dle nějakého šroubu, který se v ničem neliší od skutečného pohybu soustavy při přechodu z jedné polohy její do polohy nekonečně blízké.

Šroub takový nazýváme *okamžitým*; výška jeho udává též poměr mezi rychlostí složky translační  $u$  a úhlovou rychlostí složky rotační  $\omega$ . Při pohybu kolem okamžitého šroubu opisuje bod soustavy, jehož vzdálenost od osy jest  $r$ , prvek šroubovice, odchýlený od osy o úhel  $\varphi$ , daný vzorcem:

$$\cotg \varphi = \frac{p\alpha}{r};$$

šroubová rychlost toho bodu pak jest:

$$v^2_r = u^2 + r^2\omega^2 = \omega^2 (p^2\alpha + r^2).$$

Kdykoli budeme přístě mluvit o šroubech, budeme jimi vždy vyrozumívati šrouby okamžité.\*)

## 2. Známá analogie mezi geometrií pohybu a geometrií sil,

---

\*) Jest známo, že s každým nekonečně malým pohybem šroubovým souvisí lineární komplex, utvořený všemi přímkami, které na trajektorích svých bodů kolmo stojí. Osou toho komplexu jest okamžitá osa pohybu a parametrem jeho podíl  $u : \omega$ ; představuje tedy šroub též vytčený komplex přímek. V theorii Ballově jest komplex ten prvkem prostorovým, jako jest jím v geometrii Plückerově přímá čára.

dle níž nekonečně malé rotaci odpovídá síla (postupná) a nekonečně malé translaci dvojice sil, poukazuje k tomu, že dospějeme k podobným výsledkům, zavedeme-li do geometrie sil sílu šroubovou co příčinu pohybu šroubového. Dle první základní věty o aequivalenci sil v prostoru\*) jest soustava sil rovnomocná výslednici  $R$  a výsledné dvojici  $M$  a to nekonečně mnohým způsobem. Obecně jest směr výslednice  $R$  v jistém úhlu  $\varphi$  ku směru výsledného osového momentu nakloněn; výraz  $MR \cos \varphi$  jest pak pro všechny redukce stálým, jest to dle Somova invariant dané soustavy sil. Jest však jedna přímka v prostoru, zvaná centrální osou soustavy sil, pro kterou má příslušný moment  $M_0$  též směr jako výslednice  $R$ .

Soubor síly a dvojice tak položené, že rovina její jest kolmá ku směru síly, pokládáme za nový útvar dynamický, který nazveme *sílu šroubovou* (wrench)\*\*) neb dle Plückera *dynamou*. Dvojici  $M_0$  tvořící součást síly šroubové, lze vyjádřiti součinem z výslednice  $R$  a nějakého ramene  $p$ ;  $i$  má lineární veličina  $p = \frac{M_0}{R}$  vzhledem k síle šroubové též význam, jaký má délka  $p_\alpha = \frac{v}{\omega}$  vzhledem k nekonečně malému pohybu šroubovému. Sílu šroubovou můžeme tedy podobně stanoviti šroubem t. j. přímkou, k níž přidružena jest jakási délka, a určitou veličinou metrickou. Osou šroubu jest centrální osa soustavy sil, jíž jest síla šroubová aequivalentní; výškou jeho jest délka stanovící podíl  $\frac{M_0}{R}$ : veličinou metrickou pak jest velikost síly  $R$ , kterou budeme zvatí *intensitou* síly šroubové. O obou součástkách síly šroubové platí tedy:

$$\text{dvojice} = \text{výšce šroubu} \times \text{intensitou.}$$

Zavedeme-li invariant  $J = RM_0$  rovnomocné soustavy sil, můžeme též psáti:

\*) Dr. A. Seydlera: Theoretická mechanika, pag. 276.

\*\*\*) Dovolují si zde poukázati k nemalým obtížím, které způsobuje překládání terminologie Ballovy; pro slova: twist, wrench a j. asi sotva se najdou v naší mateřštině termíny tak krátké a případné.

$$p_\alpha = \frac{J}{R^2}.$$

Zvláštní případy síly šroubové jsou: síla postupná, rovná-li se výška příslušného šroubu nulle a dvojice sil, je-li tato výška nekonečně velká a zároveň intenzita rovna nulle.

3. Než přikročím k vlastnímu předmětu této úvahy, jest mi ještě vysvětliti, co zoveme *momentem šroubového pohybu* neb *šroubové síly*. Dle Möbiusa\*) jest moment nekonečně malé rotace  $\alpha$  vzhledem ku přímce  $P$  vyjádřen délkou, kterou obdržíme, promítneme-li na  $P$  dráhu, opsanou při pohybu kterýmkoli, původně v přímce  $P$  ležícím bodem neproměnné soustavy. K určení tohoto momentu zvolme na přímce  $P$  bod  $M$ , jenž nejbliže se nalézá k ose  $A$  dané rotace; nazveme-li  $d$  nejkratší vzdálenost přímek  $A$  a  $P$  a  $\varepsilon$  úhel jejich pozitivních směrů ( $AP$ ), jest  $ad$  dráha, kterou rotací  $\alpha$  vykoná bod  $M$  a —  $ad \sin \varepsilon$  průmět této dráhy na přímku  $P$ . Znaménko — toho výrazu značí, že průmět dráhy bodu  $M$  při kladné rotaci (od pravé ruky k levé) padne do negativního směru přímky  $P$ .

Podobným způsobem ustanovíme moment nekonečně malého pohybu šroubového ( $\alpha, \alpha$ ) vzhledem ku přímce  $P$ ; poněvadž totiž dráhy, které opisují při tomto pohybu jednotlivé body přímky  $P$ , k soustavě náležející, mají na tuto přímku stejné průměty, jest tímto stálým průmětem zmíněný moment dán. Pohyb bodu  $M$ , na přímce  $P$  nejbliže k ose  $A$  položeného, rozložíme za tím účelem v translaci  $ap_\alpha$  ve směru osy  $A$  a v rotaci  $ad$  v rovině kolmé k  $A$ . Průmět translační složky na přímku  $P$  jest patrně  $ap_\alpha \cos \varepsilon$  a průmět rotační složky na touže přímku jako výše —  $ad \sin \varepsilon$ ; poněvadž průmět výsledného pohybu rovná se algebraickému součtu průmětův obou složek, obdržíme proň výraz

$$a(p_\alpha \cos \varepsilon - d \sin \varepsilon).$$

Moment šroubového pohybu (šroubové síly) ( $\alpha, \alpha$ ) vzhledem ku přímce  $P$  rovná se tedy součinu z amplitudy (intensity) a dvojčlenu  $p_\alpha \cos \varepsilon - d \sin \varepsilon$ , závislého pouze na výšce šroubu

\*) Über die Zusammensetzung unendlich kleiner Drehungen, v Crelle-ově Journalu, XVIII. svaz., § 12.

$\alpha$  a na vzájemné poloze přímek  $A$  a  $P$ ; za dvojčlen ten zavedeme si kratší označení:  $[\alpha, P]$ .

Je-li přímka  $P$  osou nějaké rotace, jejíž amplituda dána jest délkou  $p$ , můžeme podobně součin

$$pa (p_\alpha \cos \varepsilon - d \sin \varepsilon) \quad (1)$$

zvátí momentem šroubového pohybu  $(\alpha, \alpha)$  vzhledem k rotaci  $p$ . Značí-li však délka  $p$  sílu, mající směr přímky  $P$ , jest, jak netřeba šíře vykládati, výrazem tím stanovena velikost elementární práce té síly, působí-li na nějaký bod neproměnné soustavy, jež má pohyb šroubový  $(\alpha, \alpha)$ .

Přikročíme nyní k vyšetření nejvšeobecnějšího momentu, totiž *vzájemného momentu dvou šroubových pohybů (šroubových sil)  $(\alpha, \alpha)$  a  $(b, \beta)$* . K tomu cíli nahradíme šroubový pohyb  $(b, \beta)$  aequivalentními třemi rotacemi a utvoříme součet momentů pohybu  $(\alpha, \alpha)$  vzhledem k těmto rotacím. Jest tu především rotační složka pohybu  $(b, \beta)$ , jejíž amplituda jest  $b$  a osa  $B$ ; nazveme-li teď  $\varphi$  úhel os  $A$  a  $B$  a  $d$  nejkratší jich vzdálenost, obdržíme dle (1) pro moment pohybu  $(\alpha, \alpha)$  vzhledem k této rotaci výraz

$$ab (p_\alpha \cos \varphi - d \sin \varphi).$$

Za složku translační  $bp_\beta$  pohybu  $(b, \beta)$ , mající směr osy  $B$ , položme pak dvojici rotační, jež leží v rovině kolmé ku  $B$ . Osu jedné z nekonečně malých rotací, tvořících tuto dvojici, volme v ose obou mimoběžek  $A$  a  $B$ ; osa druhé rotace buď v uvedené rovině vzdálena od osy první o výšku  $p_\beta$ . Upotřebíme-li známé věty, že velikost translace, rovnocenné určité dvojici, rovná se součinu ze vzdálenosti os obou rotací a společné jejich amplitudy,\*) nalezneme v našem případě pro tuto amplitudu

$$\text{hodnotu } \frac{bp_\beta}{p_\beta} = b.$$

Moment šroubového pohybu  $(\alpha, \alpha)$  vzhledem ku první rotaci zavedené dvojice jest patrně roven nulle, neboť ve vzorci (1)

$\times \varepsilon = \frac{\pi}{2}$  a  $d = 0$ ; moment téhož pohybu ke druhé rotaci, jejíž

\*) Dr. A. Seydlera: Theoretická mechanika, pag. 66. (upraveno pro pohyby nekonečně malé).



směr se směrem translace souhlasí, má hodnotu  $abp_\beta \cos \varphi$ , poněvadž tu sice opět  $\sphericalangle \varepsilon = \frac{\pi}{2}$ , nejkratší vzdálenost os však jest  $p_\beta \cos \varphi$ . Součet tří momentův, takto stanovených, totiž výraz

$$ab [(p_\alpha + p_\beta) \cos \varphi - d \sin \varphi] \quad (2)$$

vyjadřuje hledaný vzájemný moment obou šroubových pohybův (šroubových sil)  $(\alpha, \alpha)$  a  $(b, \beta)$ . Značí-li však  $(\alpha, \alpha)$  pohyb šroubový,  $(b, \beta)$  pak sílu šroubovou, jest výrazem tím dána velikost práce, kterou vykoná síla, působící dle šroubu  $\beta$  na těleso, jež se pohybuje kolem šroubu  $\alpha$ .

Moment dvou šroubových pohybů (šroubových sil) rovná se tedy součinu z obou amplitud (intensit) a činitele  $(p_\alpha + p_\beta) \cos \varphi - d \sin \varphi$ , který závisí pouze na výškách šroubů  $\alpha$  a  $\beta$  a na vzájemné poloze jejich os. Nazývájme důležitý tento výraz *vzájemným momentem šroubů  $\alpha$  a  $\beta$*  a značme ho  $[\alpha, \beta]$ .\*) Sluší zvláště vytknouti, že uvedený činitel jest souměrný vzhledem k  $\alpha$  a  $\beta$ ; vzájemný moment dvou šroubů se tedy nemění, vyměníme-li spolu oba šrouby.

Jsou-li oba šrouby o společné ose (šrouby koaxialní), má vzájemný jich moment hodnotu  $p_\alpha + p_\beta$ ; jest-li tu ještě  $p_\alpha = p_\beta$ , obdržíme  $2p_\alpha$  co hodnotu momentu šroubu vzhledem k sobě samému.

Dva šrouby, které přísluší šroubovým pohybům, jichž vzájemný moment roven jest nulle, zovou se dle Balla *přídruženými* (reciprocal screws).\*\*) Tudíž nekonečně malé pošinutí dle jednoho ze dvou přídružených šroubů nemůže vykonati žádnou práci proti šroubové síle, dle druhého působící.

Podmínečná rovnice, aby šrouby  $\alpha$  a  $\beta$  byly přídruženými, zní pak:

$$ab [(p_\alpha + p_\beta) \cos \varphi - d \sin \varphi] = 0.$$

Není-li  $a$  nebo  $b$  rovno nulle, můžeme říci:

Dva šrouby, jichž osy se protínají, jsou přídruženými,

\*) Ball jmenuje ho *virtualním koeficientem* dvou šroubů; viz: Theory of Screws, pag. 13.

\*\*) Ibid. pag. 21.

jestli buď osy ty na sobě kolmo stojí neb jestli součet jejich výšek se rovná nulle.

Dva šrouby, jichž osy jsou rovnoběžny neb v jednu splývají, jsou přidruženými, jestli součet jejich výšek roveň jest nulle.

Dva šrouby, jichž výšky se rovnají nulle, jsou přidruženými, jestli se osy jejich protínají neb jsou-li osy ty rovnoběžny.

Rovná-li se  $a$  neb  $b$  nulle, což se může jen státi, je-li zároveň  $p_\alpha$  neb  $p_\beta$  nekonečně velké, bude výraz (2) hodnoty neurčité; uvážíce však, že mají  $ap_\alpha$  nebo  $bp_\beta$  určitou hodnotu konečnou (velikost translace, ve kterou v tom případě pohyb šroubový přechází), přesvědčíme se o správnosti vět:

Dva šrouby, jichž výšky jsou nekonečně velké, jsou vždy přidruženými.

Dva šrouby, jichž osy na sobě kolmo stojí, jsou přidruženými, je-li výška jednoho z nich nekonečně velká.

4. Z theorie momentů známa jest věta: Máme-li několik rotací, které se vzájemně ruší, jest součet momentů těchto rotací vzhledem k libovolné ose roveň nulle; obdobnou větu můžeme vysloviti též o pohybech šroubových. Mějme šroubové pohyby:  $(\alpha_1, \alpha_1), (\alpha_2, \alpha_2), \dots, (\alpha_n, \alpha_n)$ , které převádějí neproměnný útvar z určité polohy do téže polohy zpět a mimo ně libovolnou přímku  $R$ . Každý z těchto pohybů šroubových rozložme ve tři rotace týmž způsobem, jak jsme učinili výše, ustanovujíce vzájemný moment dvou pohybův; i obdržíme soustavu rotací, která jest aequivalentní nulle. Nazveme-li  $d_m$  nejkratší vzdálenost osy  $A_m$  pohybu  $(\alpha_m, \alpha_m)$  a přímky  $R$ ,  $\varphi_m$  úhel jejich, bude součet momentů tří rotací, rovnomocných pohybu  $(\alpha_m, \alpha_m)$  vzhledem ku přímce  $R$  dán výrazem

$$a_m (p_{\alpha_m} \cos \varphi_m - d_m \sin \varphi_m) = a_m [\alpha_m, R];$$

použijíce věty, na počátku tohoto oddílu pronesené, můžeme psáti:

$$\begin{aligned} a_1 (p_{\alpha_1} \cos \varphi_1 - d_1 \sin \varphi_1) + a_2 (p_{\alpha_2} \cos \varphi_2 - d_2 \sin \varphi_2) \\ + \dots = 0 \end{aligned} \quad (a)$$

neb kratčeji

$$\sum_1^n a_m [\alpha_m, R] = 0.$$

Poněvadž jest polygon všech rotací, ve které jsme dané pohyby šroubové rozdělili, uzavřený, obdržíme promítnutím jeho na přímku  $R$  rovnici

$$a_1 \cos \varphi_1 + a_2 \cos \varphi_2 + \dots = 0,$$

uvážíme-li ještě, že obě rotace dvojice, která jest aequivalentní translační složce každého šroubového pohybu, stojí na  $R$  kolmo.

Dejme nyní tomu, že přímka  $R$  jest osou šroubového pohybu  $(r, \varrho)$ ; násobíme-li poslední rovnici výškou  $p_\varrho$  a přičteme-li pak k (a), vyjde nám:

$$a_1 [(p_{\alpha_1} + p_\varrho) \cos \varphi_1 - d_1 \sin \varphi_1] + a_2 [(p_{\alpha_2} + p_\varrho) \cos \varphi_2 - d_2 \sin \varphi_2] + \dots = 0,$$

což lze také psáti, připojíme-li ještě činitele  $r$ :

$$\sum_1^n a_m r [\alpha_m, \varrho] = 0. \quad (3)$$

Můžeme tudíž vysloviti větu:

Máme-li soustavu šroubových pohybův, které se vzájemně ruší, rovná se součet všech momentů těchto pohybů vzhledem k jinému libovolnému pohybu šroubovému nulle.

Větu tu lze ještě tímto způsobem rozšířiti. Buďte dány dvě rovnomocné soustavy šroubových pohybův:

$$(a_i, \alpha_i) \quad (i = 1, 2, 3, \dots m), \quad (b_k, \beta_k) \quad (k = 1, 2, 3, \dots n);$$

obě převádějí neproměnný útvar z téže polohy začáteční v tutéž polohu konečnou. Použijme nyní věty, jejíž správnost bezprostředně jest zřejmá: Dva pohyby šroubové o stejných osách a výškách, jichž amplitudy jsou co do absolutní hodnoty stejny, ale protivnými znaménky označeny, jsou aequivalentní nulle: změníme-li tedy u všech pohybů druhé soustavy znaménka amplitud, převede soustava, skládající se z pohybů  $(a_i, \alpha_i)$ ,  $(-b_k, \beta_k)$  útvar z polohy začáteční do téže polohy zpět, i obdržíme dle věty předešlé rovnici

$$\sum_1^m a_i r [\alpha_i, \varrho] + \sum_1^n (-b_k) r [\beta_k, \varrho] = 0$$

aneb

$$\sum_1^m a_i r [\alpha_i, \varphi] = \sum_1^n b_k r [\beta_k, \varphi]; \quad (4)$$

t. j. máme-li dvě rovnomocné soustavy šroubových pohybů a vytvoříme-li součty momentů každé soustavy vzhledem k libovolnému šroubu jinému, jsou součty ty sobě rovny.

Značí-li  $(a_i, \alpha_i)$ ,  $(b_k, \beta_k)$  soustavy sil šroubových,  $(r, \varphi)$  pak pohyb šroubový, praví nám rovnice (4), že elementární práce dvou rovnomocných soustav sil šroubových jest při stejném šroubovém pohybu neproměnného útvaru, na který soustavy ty působí, stejná.\*)

5. Především výklad hlavních pojmův a základních vět theorie šroubův, přikročím ku vyhledání nejjednoduššího pohybu, aequivalentního dvěma neb několika daným pohybům šroubovým. Počnu s případem nejjednodušším: dané pohyby šroubové  $(\alpha_1, \alpha_1)$ ,  $(\alpha_2, \alpha_2), \dots (a_n, \alpha_n)$  mají společnou osu. Snadno poznáme, že výsledný pohyb jest opět šroubový o téže ose; jeho translační složka rovná se součtu translací jednotlivých složek a amplituda rotační složky součtu všech amplitud. Jest tedy výška výsledného šroubu dána výrazem

$$P_\alpha = \frac{\sum_1^n \alpha_m p_{\alpha_m}}{\sum_1^n \alpha_m}. \quad (5)$$

Z toho plyne jednoduché sestrojení této výšky. Od libovolného bodu  $O$  společné osy vnesme všechny výšky daných šroubů:  $p_{\alpha_1}, p_{\alpha_2}, \dots$ , každému koncovému bodu přisudme koeficient, úměrný příslušné amplitudě a sestrojme součet této soustavy bodů tímž způsobem, kterým se stanoví střed hmotný soustavy hmotných bodův. Obdržíme takto bod, jehož vzdálenost od bodu  $O$  jest hledanou výškou. Pomíjím zde případy zvláštní, ve kterých pohybem výsledným jest pouhá translace neb rotace; podmínky, za kterými nastává jedno neb druhé, lze poznati bezprostředně ze vzorce (5).

Podobně určíme pohyb rovnomocný několika pohybům šroubovým:  $(\alpha_1, \alpha_1), (\alpha_2, \alpha_2) \dots (a_n, \alpha_n)$ , jichž osy jsou rovnoběžné;

\*) Srovnej Dr. A. Seydlera: Theoretická mechanika, § 83.

výsledný pohyb bude i tu obecně šroubový a ustanoví se takto: Rotační složky těchto pohybů složíme v jedinou rotaci, jejíž amplituda rovná se součtu amplitud všech složek a jejíž osa jest s danými osami rovnoběžná; polohu osy ustanovíme podobně jako vyhledáváme výslednici rovnoběžných sil. Protneme tedy všechny osy libovolnou rovinou, každý bod průsečný opatříme koeficientem, úměrným příslušné amplitudě rotace, a sečteme tyto body. Rovnoběžka k osám vedená bodem, stanovícím součet pomocné soustavy bodů, jest osou výsledného pohybu. Do té přeložíme ještě složky translační daných pohybů šroubových, jejich arithmetický součet jest translační složkou výsledného pohybu. Výška jeho šroubu jest opět určena vzorcem (5). Sestrojení to platí jen pro případ, že  $\sum a_m$  se nerovná nulle; je-li  $\sum a_m = 0$ , vychází jako součet uvedené soustavy bodů bod úběžný. Tudíž jest osa výsledného pohybu přímka úběžná a výška jeho šroubu nekonečně velká; výsledný pohyb jest translací.

6. Složitější případ nastává, jsou-li osy daných šroubových pohybů mimoběžny; obmezíme se nejprve na dva pohyby:  $(a, \alpha)$  a  $(b, \beta)$ . Nejkratší vzdálenost jejich os  $A$  a  $B$  buď  $d$  a úhel  $(AB) = \varphi$ .

Osa výsledného pohybu jest patrně okamžitou osou centrální soustavy nekonečně malých pohybův, ve které lze šroubové pohyby  $(a, \alpha)$ ,  $(b, \beta)$  rozložit, totiž dvou rotací  $a$ ,  $b$  a dvou translacích  $ap_\alpha$ ,  $bp_\beta$ . Použijeme-li úvahy, obsažené ve Seydlerově: „Theoretické mechanice“ (pag. 144), která o tom jedná, jak se vyhledá výsledná rychlost dané soustavy rychlostí postupných a otáčecích, stanovíme v tomto případě pohyb výsledný takto:

Sestrojíme nejprve rovnoběžník  $MJKL$  (viz obr. 1.) nekonečně malých rotací  $a$  a  $b$ ;\* ) úhlopříčnou jeho  $MK$  určena jest amplituda  $c$ , již má rotační složka pohybu výsledného. Osa  $C$  toho pohybu jest s úhlopříčnou  $MK$  rovnoběžná, tudíž kolmá na ose  $Z$  obou mimoběžek  $A$  a  $B$ . Vedme nyní rovinu  $\Gamma$ , procházející přímkou  $Z$  kolmo ke směru osy  $C$ ; rovinu tu protínají osy  $A$ ,  $B$ ,  $C$  v bodech  $M$ ,  $N$ ,  $O$ , i jest  $MN = d$ .

Každou z obou rotací  $a$  a  $b$ , které jsou znázorněny děl-

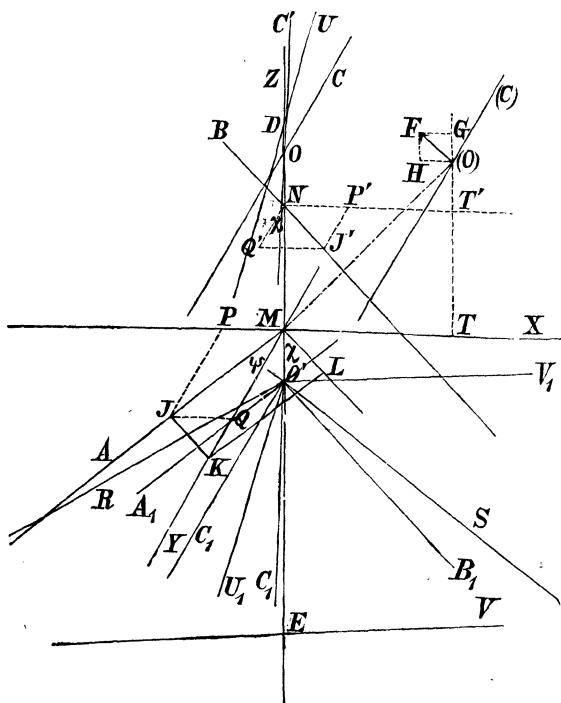
---

\*) Rovnoběžník ten lze sestrojiti kdekoliv, poněvadž jde jen o velikost amplitudy  $c$  a směr osy  $C$ .

kami  $MJ$  a  $NJ'$ , vnesenými na příslušných osách od bodů  $M$  a  $N$ , rozložme ve dvě složky k sobě kolmé; osy jedné složky jsou rovnoběžny s  $C$ , osy druhé leží v rovině  $\Gamma$  kolmo ku  $C$ . Majíce náležitý zřetel ke směru těchto složek, obdržíme pro ně výrazy:

$$\begin{aligned} MQ &= a \cos \psi, & MP &= -a \sin \psi; \\ NQ' &= b \cos \chi, & NP' &= b \sin \chi, \end{aligned}$$

jsou-li  $\psi$  a  $\chi$  úhly, které tvoří osa  $C$  s osami  $A$  a  $B$ . Podobně každou z translací  $ap_\alpha$  a  $bp_\beta$  rozložíme ve dvě složky, mající



Obr. 1.

směry os uvedených složek rotací  $a$  a  $b$ ; složky první translace jsou  $ap_\alpha \cos \psi$  a  $-ap_\alpha \sin \psi$ , druhé:  $bp_\beta \cos \chi$  a  $bp_\beta \sin \chi$ .

Polohu bodu  $O$ , kterým prochází výsledná osa  $C$  rovnoběžně k úhlopříčně  $MK$  určíme z podmínky, že bod ten nemůže

míti žádného pohybu v rovině  $\Gamma$ ; musí se tedy vzájemně rušiti pohyby bodu  $(O)$ , které by způsobily translační složky —  $ap_\alpha \sin \psi$  a  $bp_\beta \sin \chi$  a rotační  $a \cos \psi$  a  $b \cos \chi$ .

V rovině  $\Gamma$  zavedme nyní soustavu souřadnic pravoúhlých, jejímž počátkem jest bod  $M$ , jednou osou přímka  $Z$ , jejíž pozitivní směr jde od  $M$  ku  $N$ ; pozitivní směr druhé osy  $X$  volme tak, abychom jej pozitivní rotací převedli v pozitivní směr osy  $Z$ . Bod  $(O)$ , jehož souřadnice v této soustavě budtež  $x$  a  $z$ , má následkem rotace  $a \cos \psi$  ve směrech  $X$  a  $Z$  pošinutí:

$$(O)H = -a \cos \psi \cdot z \quad \text{a} \quad (O)G = a \cos \psi \cdot x$$

a následkem rotace  $b \cos \chi$  v týchž směrech pošinutí:

$$-b \cos \chi (z - d) \quad \text{a} \quad b \cos \chi \cdot x.$$

Poněvadž obě translace —  $ap_\alpha \sin \psi$  a  $bp_\beta \sin \chi$  jsou rovnoběžné s osou  $X$ , máme k určení polohy bodu  $(O)$  tyto dvě rovnice:

$$\begin{aligned} -az \cos \psi - b(z - d) \cos \chi - ap_\alpha \sin \psi + bp_\beta \sin \chi &= 0, \\ ax \cos \psi + bx \cos \chi &= 0. \end{aligned}$$

Vzhledem k relacím:

$$\begin{aligned} a \sin \psi &= b \sin \chi, \\ c &= a \cos \psi + b \cos \chi, \end{aligned} \quad (6)$$

které plynou z trojúhelníka  $MJK$ , můžeme dáti rovnicím těm tvar:

$$\begin{aligned} cz &= bd \cos \chi + (p_\beta - p_\alpha) b \sin \chi, \\ cx &= 0. \end{aligned}$$

Z druhé rovnice jde, že  $x = 0$ , t. j. bod  $O$  nalézá se na ose  $Z$ , což již předem bylo lze očekávatí. V rovnici první zavedeme pomocný úhel  $\omega$ , pro který platí:

$$\operatorname{tg} \omega = \frac{d}{p_\beta - p_\alpha}, \quad (7)$$

i obdržíme z ní po několika snadných přeměnách:

$$z = d \frac{b \sin (\omega + \chi)}{c \sin \omega}. \quad (8)$$

Nahradíme-li na pravé straně úhel  $\chi$  rozdílem  $\varphi - \psi$  a  $\frac{b}{c}$  poměrem  $\frac{\sin \psi}{\sin \varphi}$ , bude

$$z = d \frac{\sin \psi \sin (\omega + \varphi - \psi)}{\sin \varphi \sin \omega},$$

aneb, položíme-li ještě

$$\frac{d}{\sin \varphi \sin \omega} = 2m, \quad (9)$$

konečně

$$z = 2m \sin \psi \sin (\omega + \varphi - \psi). \quad (8a)$$

Délku  $2m$  lze na základě rovnice (7) též vyjádřit výrazy:

$$2m = \frac{p_\beta - p_\alpha}{\sin \varphi \cos \omega} = \frac{\sqrt{d^2 + (p_\beta - p_\alpha)^2}}{\sin \varphi}, \quad (9a)$$

dle toho, vyloučíme-li  $z$  (9) pomocí té rovnice buď  $d$  aneb úhel  $\omega$ .

Translační složku výsledného pohybu  $cp_\gamma$  stanoví podmínka, že bod  $O$  může mít jen postupný pohyb ve směru osy  $C$ ; pohyb ten vzniká translacemi  $ap_\alpha \cos \psi$  a  $bp_\beta \cos \chi$  a rotacemi  $-a \sin \psi$  a  $b \sin \chi$ . Poněvadž souřadnicí  $z$  bodu  $O$  dána jest vzdálenost jeho od osy rotace  $MP$  a rozdílem  $z - d$  vzdálenost téhož bodu od osy rotace  $NP$ , zjednáme si rovnici:

$$cp_\gamma = ap_\alpha \cos \psi + bp_\beta \cos \chi - az \sin \psi + (z - d) b \sin \chi,$$

aneb, užijeme-li prvé z rovnic (6):

$$cp_\gamma = ap_\alpha \cos \psi + bp_\beta \cos \chi - bd \sin \chi. \quad (10)$$

I do této rovnice zavedeme úhel  $\omega$ ; přičteme-li a odečteme-li na pravé straně  $bp_\alpha \cos \chi$ , obdržíme:

$$cp_\gamma = p_\alpha (a \cos \psi + b \cos \chi) + b [(p_\beta - p_\alpha) \cos \chi - d \sin \chi],$$

aneb se zřetelem ke druhé z rovnic (6) a k rovnici (7):

$$p_\gamma - p_\alpha = d \frac{b \cos (\omega + \chi)}{c \sin \omega}, \quad (11)$$

čili dle (9):



$$p_y - p_x = 2m \sin \psi \cos (\omega + \varphi - \psi). \quad (11a)$$

Úhel  $\psi$ , ve vzorcích (8a) a (11a) se vyskytující, vyhledáme z úměry:

$$a : b = \sin (\varphi - \psi) : \sin \psi.$$

Výsledek dosavadního vyšetřování můžeme zahrnouti ve větu:

*Dva pohyby šroubové ( $\alpha$ ,  $\alpha$ ), ( $\beta$ ,  $\beta$ ) dle mimoběžných os  $A$  a  $B$ , jež spolu uzavírají úhel  $\varphi$  a jichž nejkratší vzdálenost jest  $d$ , jsou aequivaleční pohybu šroubovému ( $c$ ,  $\gamma$ ), jehož amplituda  $c$  rovná se geometrickému součtu daných amplitud  $a$  a  $b$ : pohybu tomu příslušný šroub má výšku, danou vzorcem (11) a osa jeho  $C$  protíná osu mimoběžek  $A$  a  $B$  kolmo v bodě, jehož vzdálenost od osy  $A$  stanoví vzorec (8); mimo to jest osa ta odchýlena od os  $A$  a  $B$  o úhly, jichž sinusy jsou úměrny amplitudám  $b$  a  $a$ .*

Podobná věta platí též o skládání sil šroubových; třeba jen slova: pohyb šroubový, amplituda zaměnití za: síla šroubová, intenzita.\*)

7. Polohu bodu  $O$ , ve kterém výsledná osa  $C$  protíná osu mimoběžek  $A$  a  $B$ , můžeme též určití poměrem  $\xi$  toho bodu vzhledem k bodům  $M$  a  $N$  jako bodům základním. Vzdálenost  $z_1$  bodu  $O$  od osy  $B$  jest totiž:

$$z_1 = z - d = d \frac{\sin \psi \sin (\omega + \varphi - \psi) - \sin \varphi \sin \omega}{\sin \varphi \sin \omega};$$

použijeme-li známého vzorce goniometrického:

$$2 \sin \alpha \sin \beta = \cos (\alpha - \beta) - \cos (\alpha + \beta),$$

obdržíme pro tuto vzdálenost nejprve:

$$z_1 = m [\cos (\omega + \varphi - 2\psi) - \cos (\varphi - \omega)]$$

a konečně

$$z_1 = 2m \sin (\varphi - \psi) \sin (\psi - \omega).$$

Tudíž hledaný poměr vyjádřen jest výrazem:

\*) Táž poznámka vztahuje se i ku všem následujícím oddílům tohoto pojednání.

$$\xi = \frac{z}{z_1} = \frac{\sin \psi \sin (\omega + \varphi - \psi)}{\sin (\varphi - \psi) \sin (\psi - \omega)}. \quad (12)$$

Ze vzorce toho vychází, že poloha osy  $C$  závisí na úhlu  $\psi$  a tím i na hodnotě poměru amplitud  $b : a$ . Každému úhlu  $\psi$  odpovídá jediná osa  $C$ ; měníme-li tento úhel, ponechávající oba dané šrouby v téže poloze, mění se také poloha osy  $C$ . I naskytá se tu otázka: jaké jest geometrické místo os  $C$ , příslušících všem hodnotám úhlu  $\psi$  od 0 do  $\pi$ . Místem tím bude patrně plocha přímková; bude nyní naší úlohou, vyšetřiti tuto plochu, která má v theorii šroubů nemalou důležitost.

Některé vlastnosti hledané plochy plynou bezprostředně z rovnice (12). Položíme-li na pravé straně této rovnice úhel  $\omega + \varphi - \psi$  za  $\psi$ , obdržíme pro poměr  $\xi$  tutéž hodnotu; tudíž bodem  $O$  osy  $Z$  procházejí dvě osy  $C$ , z nichž jedna přísluší úhlu  $\psi$ , druhá úhlu  $\omega + \varphi - \psi$ .

Ve dvou případech obě ty osy splývají v jednu, poprvé, jestli

$$\psi' = \omega + \varphi - \psi'$$

čili

$$\psi' = \frac{\omega + \varphi}{2}.$$

Vložíme-li tuto hodnotu do vzorce (12), obdržíme pro poměr  $\xi_u$  bodu  $D$ , ve kterém taková osa  $U$  protíná osu  $Z$ , výraz:

$$\xi_u = \frac{\sin^2 \frac{\varphi + \omega}{2}}{\sin^2 \frac{\varphi - \omega}{2}};$$

délku  $MD$  stanovíme pak z rovnice (8a) vzorcem:

$$MD = 2m \sin^2 \frac{\varphi + \omega}{2}.$$

Po druhé splývají obě osy  $C$  v jedinou, jestli

$$\psi'' = \pi + (\omega + \varphi - \psi''),$$

čili

$$\psi'' = \frac{\pi}{2} + \frac{\omega + \varphi}{2};$$

bod  $E$ , ve kterém tato osa  $V$  protíná osu  $Z$ , dán jest poměrem:

$$\xi_v = \frac{\cos^2 \frac{\varphi + \omega}{2}}{\cos^2 \frac{\varphi - \omega}{2}};$$

pro délku  $ME$  pak vychází:

$$ME = -2m \cos^2 \frac{\varphi + \omega}{2}.$$

Promítneme-li všechny osy  $C$  na rovinu kolmou ku  $Z$ , obdržíme svazek paprskový; přičteme-li k úhlu  $\varphi$ , který spolu uzavírají průměty  $A_1$  a  $B_1$  obou os  $A$  a  $B$ , úhel  $\omega$ , sestrojený na základě rovnice (7) z daných veličin  $d$ ,  $p_\alpha$  a  $p_\beta$ , budou patrně průměty  $U_1$  a  $V_1$  os  $U$  a  $V$  půliti úhel  $\varphi + \omega$  a jeho úhel vedlejší. Obě osy  $C$ , týmž bodem  $O$  osy  $Z$  procházející, mají pak průměty souměrné položené vzhledem k  $U_1$  a  $V_1$ . Mezi těmi různými páry os  $C$  nalezneme také jeden, jehož osy na sobě kolmo stojí; příslušné úhly  $\psi$  mají tu hodnotu  $\frac{\varphi + \omega}{2} + \frac{\pi}{4}$ .

Tyto osy  $R$  a  $S$  procházejí bodem  $O'$  osy  $Z$ , který jest určen poměrem:

$$\xi_r = \frac{\cos(\varphi + \omega)}{\cos(\varphi - \omega)}; \quad (13)$$

délku  $MO'$  vyhledáme pak opět ze vzorce (8a), i obdržíme:

$$MO' = -m \cos(\varphi + \omega). \quad (13a)$$

Z uvedených hodnot pro  $MD$ ,  $ME$  a  $MO'$  plyne relace:

$$MO' = \frac{MD + ME}{2},$$

t. j. bod  $O'$  rozpoluje délku  $ED$ .

Důležitá pro hledanou plochu délka  $EO' = O'D$  vypočte se pomocí rovnice:

$$O'D = O'M + MD;$$

vložíme-li tu příslušné hodnoty, vychází:

$$O'D = m \cos(\varphi + \omega) + 2m \sin^2 \frac{\varphi + \omega}{2} = m.$$

Budiž zde ještě podotknuto, že osy  $C$ , které se protínají v bodech osy  $Z$ , ležících uvnitř délky  $ED$  jsou reálnými; ostatním bodům osy  $Z$  odpovídají osy  $C$  pomyslné. Též úběžným bodem osy  $Z$  procházejí dvě pomyslné osy  $C$ ; výšky jejich jsou nekonečně velké.

8. Abychom určili rovnici plochy obsahující osy  $C$  šroubových pohybův, rovnomocných dvěma pohybům při proměnlivém úhlu  $\psi$ , ve tvaru co možná jednoduchém, volme novou soustavu souřadnic; počátkem jejím buď bod  $O'$ , rozpolující délku  $ED$ , osami  $X'$  a  $Y'$  buďte zmíněné osy  $R$  a  $S$  na sobě kolmo stojící, osou  $Z'$  pak ponechme přímkou  $Z$ , všechny povrchové přímký plochy v pravém úhlu protínající. Poněvadž osa  $X'$  uzavírá s osou  $A$  úhel  $\frac{\varphi + \omega}{2} - \frac{\pi}{4}$  \*), libovolná osa  $C$  s touž osou úhel  $\psi$ , jest

$$\sphericalangle X'C = \alpha = \psi - \left( \frac{\varphi + \omega}{2} - \frac{\pi}{4} \right).$$

Zavedeme-li úhel  $\alpha$  do vzorce (8a), obdržíme:

$$z = 2m \sin \left( \frac{\varphi + \omega}{2} + \alpha - \frac{\pi}{4} \right) \sin \left( \frac{\varphi + \omega}{2} - \alpha + \frac{\pi}{4} \right);$$

přihlížejíce ke známému vzorci goniometrickému:

$$\sin(\alpha + \beta) \sin(\alpha - \beta) = \frac{1}{2} (\cos 2\beta - \cos 2\alpha),$$

můžeme též psáti:

$$z = m \left[ \cos \left( 2\alpha - \frac{\pi}{2} \right) - \cos(\varphi + \omega) \right].$$

---

\*) V obrazci jest  $\sphericalangle A, X'$  záporný, což bude vždy, je-li  $\sphericalangle \varphi + \omega < \frac{\pi}{2}$ .

Přičteme-li ku  $z = MO$  délku

$$O'M = m \cos(\varphi + \omega)$$

ustanovíme

$$O'O = z' = m \cos\left(2\alpha - \frac{\pi}{2}\right) = m \sin 2\alpha. \quad (14)$$

Jsou-li  $x', y', z'$  souřadnice libovolného bodu osy  $C$ , jest patrně

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{y'}{x'};$$

vyločením úhlu  $\alpha$  z posledních dvou rovnic nalezneme rovnici hledané plochy ve tvaru:

$$z'(x'^2 + y'^2) - 2m x' y' = 0. \quad (15)$$

Zavedeme-li ve vzorci (9a) pro  $2m$  výšky  $p_\rho$  a  $p_\sigma$  šroubů  $\rho$  a  $\sigma$ , jichž osy  $R$  a  $S$  se souřadnicovými osami  $X'$  a  $Y'$  splývají, obdržíme, poněvadž pak  $d = 0$ ,  $\sphericalangle \varphi = \frac{\pi}{2}$ :

$$2m = p_\sigma - p_\rho; \quad (16)$$

tudíž jest rovnice plochy též:

$$z'(x'^2 + y'^2) - (p_\sigma - p_\rho) x' y' = 0.$$

Plocha, jejíž rovnici jsme takto ustanovili, jest přímý konoid stupně třetího, jehož přímkou řídící jest osa  $Z$ , rovinou řídící rovina  $X' Y'$  a středem bod  $O'$ . Ball nazval tuto plochu po návrhu Cayleyově *cylindroidem*.\*)

Měl bych nyní uvéstí některé důležitější vlastnosti cylindroidu, pokud o nich nebyla již výše učiněna zmínka; avšak v té příčině odkazuji ku článku V. Jarolímkova: „O některých geometrických místech přímkových, zejména o zvláštním konoidu

\*) Burmester užívá pro tuto plochu názvu: „Plückerův konoid“ (viz jeho článek: Kinematische Flächenerzeugung vermittelt cylindrischer Rollung. Zeitschrift für Math. und Physik, XXXIII, pag. 340), poněvadž se jí poprvé Plücker ve své: „Neue Geometrie des Raumes“ zabýval, ustanoviv ji jako místo os komplexů lineárních dvojčlenné skupiny.

kubickém“ v XX. ročníku tohoto časopisu, kde najde laskavý čtenář též obsírnější popis i vyobrazení této plochy.

9. Vratme se nyní ku vzorci (10), kterým se stanoví výška  $p_\gamma$  šroubu, příslušícího pohybu  $(c, \gamma)$ , jež jest rovnomocný dvěma pohybům šroubovým  $(a, \alpha)$  a  $(b, \beta)$ ; vzorci tomu lze dáti ještě jiný tvar, zavedeme-li v něm za úhly  $\psi$  a  $\chi$  úhel  $\varphi$  obou os  $A$  a  $B$ . Z rovnoběžníka  $MJKL$  nekonečně malých rotací  $\alpha$  a  $b$  odvodíme totiž:

$$c \cos \psi = a + b \cos \varphi, \quad c \cos \chi = b + a \cos \varphi, \\ c \sin \chi = a \sin \varphi;$$

dosadíme-li do rovnice (10) za  $\cos \psi$ ,  $\cos \chi$ ,  $\sin \chi$  hodnoty, z těchto vzorců plynoucí, obdržíme snadno:

$$c^2 p_\gamma = a^2 p_\alpha + b^2 p_\beta + ab [(p_\alpha + p_\beta) \cos \varphi - d \sin \varphi]. \quad (17)$$

Součiny  $a^2 p_\alpha$ ,  $b^2 p_\beta$  a  $c^2 p_\gamma$  jsou invarianty soustav pohybův, rovnomocných šroubovým pohybům  $(a, \alpha)$ ,  $(b, \beta)$  a  $(c, \gamma)$ ; označme je  $J^2_a$ ,  $J^2_b$  a  $J^2_c$ . Výraz v závorce jest vzájemný moment  $[\alpha, \beta]$  šroubů  $\alpha$  a  $\beta$ ; nazveme-li podíl  $\frac{[\alpha, \beta]}{2\sqrt{p_\alpha p_\beta}}$  *cosinem úhlu* těchto dvou šroubů\*), můžeme poslední rovnici též psáti:

$$J^2_c = J^2_a + J^2_b + 2J_a J_b \cos \widehat{\alpha\beta}. \quad (17a)$$

Podobnost tohoto vzorce se vzorcem, jímž se stanoví amplituda výsledného pohybu dvou nekonečně malých rotací o osách různoběžných, jest zřejmá.

Je-li  $\cos \widehat{\alpha\beta} = 0$ , jsou šrouby  $\alpha$  a  $\beta$  přidružené; v tom případě platí

$$J^2_c = J^2_a + J^2_b;$$

můžeme tudíž šrouby přidružené pokládati za šrouby na sobě kolmo stojící.

Rovnice (17a) změní se ve:

---

\*) Dle analogie s cosinem úhlu dvou lineárních complexů přímkových; viz na př. E. Müller: Die Liniengeometrie nach den Principien der Grassmannschen Ausdehnungslehre. Monatshefte für Math. und Physik. II. Jahr., pag. 283.

$$J_o = J_a \pm J_b,$$

jestli  $\widehat{\alpha\beta} = \pm 1$ ; podmínce té vyhovují dva šrouby o stejných výškách, jichž osy jsou rovnoběžné nebo v jedno splývají, majíce směr buď stejný nebo protivný.

10. Z rovnice (11a) jde, že též výška šroubu  $p_\gamma$  výsledného pohybu ( $c, \gamma$ ) závisí pouze na úhlu  $\psi$  nebo na poměru  $a : b$  obou proměnlivých amplitud složek ( $\alpha, \alpha$ ), a ( $b, \beta$ ), jichž šrouby  $\alpha$  a  $\beta$  jsou stálými, jako na tomto úhlu závisela za téže podmínky poloha osy  $C$ . Vneseme-li tuto výšku  $p_\gamma$  (s náležitým zřetelem ku znaménku jejímu) na příslušnou osu  $C$ , stane se z ní šroub; učiníme-li tak na všech osách  $C$ , různými hodnotami úhlu  $\psi$  mezi 0 a  $2\pi$  daných, obdržíme plochu, která se od pojmu geometrické plochy tím liší, že každá povrchová přímka její opatřena jest jakousi délkou, čili že jest šroubem. Takovou plochu nazývejme dle Budde-ho \*) *metrickým* cylindroidem na rozdíl od plochy *ametrické*, při níž pouze k poloze a směru přímek povrchových přihlížíme. A poněvadž v geometrii šroubových pohybů hlavně metrické plochy docházejí užívání, chceme příště slovem cylindroid rozuměti vždy metrický cylindroid, ač není-li jinak výslovně udáno.

Vneseme-li výšku  $p_\gamma$  na příslušnou osu  $C$  od bodu, ve kterém tato přímka řídící cylindroidu protíná, budou koncové body těchto délek tvořiti křivku prostorovou na ploše, kterou Plücker též poprvé vyšetřoval. \*\*) Avšak k našim účelům se nehodí ani tato křivka ani průmět její na rovinu řídící konoidu; musíme ji nahraditi čarou jednodušší, kterou by rozvržení výšek všech šroubů cylindroidu snadněji přehlédnouti se mohlo. Ball užívá k tomu cíli kuželosečky, k níž dospívá tímto způsobem:

Promítneme-li všechny povrchové přímky ametrického cylindroidu na jeho rovinu řídící, obdržíme svazek paprskový; na průmět každé přímky povrchové vnesme od počátku  $O'$  délku

$$\rho = \frac{k}{\sqrt{p_\gamma}},$$

kde značí  $k$  libovolnou konstantu a  $p_\gamma$  výšku šroubu,

\*) Budde: „Allgemeine Mechanik der Punkte und starren Systeme“. Zweiter Band, pag. 570.

\*\*) „Neue Geometrie des Raumes“, pag. 98. Plücker nazval tuto křivku charakteristickou křivkou kongruence.

jehož osou jest promítnutá přímka. Vyšetřme nyní křivku, kterou tvoří koncové body těchto délek.

Přeseme-li:

$$k^2 = \varrho^2 p_\gamma$$

a vložíme-li tu za  $p_\gamma$  hodnotu, vycházející z rovnice (11a), dostaneme

$$k^2 = \varrho^2 [p_\alpha + 2m \sin \psi \cos (\omega + \varphi - \psi)],$$

aneb, rozvedeme-li  $\cos (\omega + \varphi - \psi)$ :

$$k^2 = \varrho^2 [p_\alpha + 2m \cos (\omega + \varphi) \sin \psi \cos \psi + 2m \sin (\omega + \varphi) \sin^2 \psi].$$

Zaveďme v rovině řídící  $X'Y'$  soustavu souřadnic pravoúhlých, jejíž osou  $Z'$  jest průmět  $A_1$  osy  $A$  na tuto rovinu; i jest

$$\varrho^2 = \xi^2 + \eta^2,$$

$$\sin \psi = \frac{\eta}{\varrho}, \quad \cos \psi = \frac{\xi}{\varrho} :$$

tudíž rovnice hledané křivky:

$$[p_\alpha + 2m \sin (\omega + \varphi)] \eta^2 + 2m \cos (\omega + \varphi) \xi \eta + p_\alpha \xi^2 - k^2 = 0.$$

Jest to rovnice kuželosečky, mající střed svůj v počátku  $O'$ . Přetvořme nyní rovnici tuto, aby odpadl člen, obsahující součin obou souřadnic  $\xi \eta$ . Za tím účelem musíme soustavu souřadnic otočiti o jakýsi úhel  $\vartheta$ , pro který platí v tomto případě vzorec: \*)

$$\operatorname{tg} 2\vartheta = -\operatorname{cotg} (\omega + \varphi) = \operatorname{tg} \left( \omega + \varphi - \frac{\pi}{2} \right),$$

z čehož plyne:

$$\sphericalangle \vartheta = \frac{\omega + \varphi}{2} - \frac{\pi}{4}.$$

Poněvadž  $\sphericalangle A_1 X' = \vartheta$  shledáváme, že osy souřadnicové v otočené poloze splývají s osami  $X'$  a  $Y'$  obou šroubů  $\varrho$  a  $\sigma$ ,

\*) Viz na př. Jandečky: Analytickou geometrii v rovině, III. vyd., pag. 105.



ležících na cylindroidu v jeho rovině řídící. V této soustavě nalezneme pak známým způsobem rovnici hledané kuželosečky v jednodušším tvaru; ta zní:

$$(p_\alpha + 2m \cos^2 \vartheta) \eta'^2 + (p_\alpha - 2m \sin^2 \vartheta) \xi'^2 - k^2 = 0.$$

Ze vzorce (11a), dosadíme-li v něm jednou

$$\sphericalangle \psi = \vartheta = \frac{\omega + \varphi}{2} - \frac{\pi}{4}$$

a po druhé

$$\sphericalangle \psi = \vartheta + \frac{\pi}{2} = \frac{\omega + \varphi}{2} + \frac{\pi}{4},$$

vycházejí pro výšky šroubů  $\varrho$  a  $\sigma$  hodnoty:

$$\begin{aligned} p_\varrho &= p_\alpha - 2m \sin^2 \vartheta, \\ p_\sigma &= p_\alpha + 2m \cos^2 \vartheta; \end{aligned} \quad (18)$$

tudíž jest rovnice hledané křivky též:

$$p_\sigma \eta'^2 + p_\varrho \xi'^2 - k^2 = 0. \quad (19)$$

Kuželosečku tuto, jejíž poloměry jsou úměrné ke zvrtným hodnotám druhých odmocnin z výšek šroubů na cylindroidu, nazývejme dle Balla *kuželosečkou výšek* (pitch conic). Jest ellipsou, jsou-li obě hlavní výšky  $p_\varrho$  a  $p_\sigma$  pozitivní, a jest hyperbolou, mají-li tyto výšky protivná znaménka. V tom případě vyskytují se na cylindroidu dva reálné šrouby, jichž výšky rovnají se nulle; osy jejich jsou rovnoběžné k asymptotám kuželosečky výšek. Rovná-li se jedna z hlavních výšek, na př.  $p_\varrho$  nulle, redukuje se křivka na dvě přímek rovnoběžných:  $\eta' = \pm \frac{k}{\sqrt{p_\sigma}}$ .

Kuželosečkou (19) určují se tedy jednoduchým způsobem výšky všech šroubů cylindroidu, vyjímaje výšky negativní, poněvadž pro ty jest  $\varrho$  imaginární; můžeme pak křivku tu pokládati za součást metrického cylindroidu, kterou se tento liší od cylindroidu ametrického, pouhé to plochy geometrické.

Z předcházejícího jde, že dvěma šrouby  $\alpha$  a  $\beta$  dán jest vždy určitý cylindroid; známe-li totiž  $d$ ,  $\sphericalangle \varphi$ ,  $p_\alpha$ ,  $p_\beta$ , ustanovíme

pomocí rovnice (13) polohu jeho středu  $O'$ ; úhly  $\frac{\varphi + \omega}{2} + \frac{\pi}{4}$  určeny jsou dále osy  $X'$  a  $Y'$ , rovnicí (9a) velikost jeho parametru a konečně rovnicemi (18) numerická excentricita kuželosečky výšek  $\sqrt{\frac{p_e - p_\sigma}{p_e}}$ . Zavedeme si poznačení  $(\alpha, \beta)$  pro cy-

lindroid stanovený šrouby  $\alpha$  a  $\beta$ . Budeme též používati rčení: dvěma šrouby položití cylindroid, jako říkáme: dvěma přínkami položití rovinu; aneb: šroub leží na cylindroidu, cylindroid prochází šroubem a pod.

Jest zásluhou Ballovou, že poznal mechanický význam cylindroidu; on byl první, který vyslovil pro skládání šroubových pohybů toto pravidlo:\*)

*Abychom složili dva nekonečně malé šroubové pohyby (šroubové síly)  $(a, \alpha)$ ,  $(b, \beta)$ , položíme šrouby  $\alpha$  a  $\beta$  cylindroid; šroub této plochy, který má osu rovnoběžnou s úhlopříčnou rovnoběžníka, jehož strany co do směru i velikosti dány jsou amplitudami (intenzitami)  $a$  a  $b$ , přísluší pohybu výslednému.*

Jestliže ve zvláštním případě  $p_e = p_\sigma$ , cylindroid přechází v rovinu; pak se též výšky všech šroubů jeho sobě rovnají, jak v následujícím oddíle ukážeme. Je-li tato stálá hodnota výšek nullou neb nekonečně velkou, obdržíme známá pravidla o skládání nekonečně malých rotací (sil) nebo translací (dvojic sil).

11. Pomocí kuželosečky výšek můžeme z mnohých vět geometrických odvoditi věty týkající se šroubů na cylindroidu. Některé z nich buďte tu uvedeny.

Z analytické geometrie kuželoseček znám jest vzorec:

$$\rho^2 = \frac{a^2 b^2}{a^2 \sin^2 \alpha + b^2 \cos^2 \alpha},$$

kterým se stanoví délka polovičního průměru  $\rho$ , dána-li jest odchylka jeho  $\alpha$  od hlavní osy kuželosečky a délka obou poloos  $a$  a  $b$ .

Píšeme-li tento vzorec ve tvaru:

\*) Theory of Screws, pag. 18.

$$\frac{1}{\varrho^2} = \frac{\sin^2 \alpha}{b^2} + \frac{\cos^2 \alpha}{a^2}$$

a položíme-li:

$$\frac{1}{a^2} = \frac{p_\varrho}{k^2}, \quad \frac{1}{b^2} = \frac{p_\sigma}{k^2}, \quad \frac{1}{\varrho^2} = \frac{p_\gamma}{k^2},$$

dostaneme:

$$p_\gamma = p_\varrho \cos^2 \alpha + p_\sigma \sin^2 \alpha, \quad (20)$$

jak jsme také z rovnic (18) mohli odvoditi.

Rovnicí tou určuje se výška libovolného šroubu  $\gamma$  na cylindroidu, jsou-li dány hlavní výšky  $p_\varrho$  a  $p_\sigma$  a úhel  $\alpha$ , který tvoří osa jeho  $C$  s osou šroubu  $\varrho$ .

Je-li  $p_\varrho = p_\sigma$ , jest patrně každé  $p_\gamma = p_\varrho$ , všechny výšky jsou stejně velké, jak již bylo výše poznamenáno.

Sdružené průměry kuželosečky výšek mají i v naší theorii zvláštní důležitost: lze totiž ukázati, že dva šrouby cylindroidu, jichž osy jsou rovnoběžné ku dvěma sdruženým průměrům kuželosečky výšek, jsou přidruženými. Za tím účelem dejme podmíněné rovnici

$$(p_\alpha + p_\beta) \cos \varphi - d \sin \varphi = 0$$

jiný tvar, zavedouce v ní oba úhly  $\mu$  a  $\nu$ , které tvoří osy  $A$  a  $B$  přidružených šroubů  $\alpha$  a  $\beta$  s osou  $R$  jednoho hlavního šroubu cylindroidu. Poněvadž jest dle vzorce (14) vzdálenost osy  $A$  od roviny řídící plochy

$$z = m \sin 2\mu,$$

a podobně vzdálenost osy  $B$  od téže roviny

$$z' = m \sin 2\nu,$$

bude

$$d = z' - z = m (\sin 2\nu - \sin 2\mu) = 2m \sin (\nu - \mu) \cos (\mu + \nu).$$

Dle rovnic (18) jest

$$p_\alpha = p_\varrho + 2m \sin^2 \mu$$

$$p_\beta = p_\sigma - 2m \cos^2 \nu;$$

tudíž:

$$p_\alpha + p_\beta = p_\rho + p_\sigma - 2m(\cos^2\nu - \sin^2\mu) = p_\rho + p_\sigma - 2m \cos(\mu + \nu) \cos(\nu - \mu).$$

Vložíme-li tyto hodnoty pro  $d$  a  $p_\alpha + p_\beta$  do rovnice podmíněčné a uvážíme-li, že  $\varphi = \nu - \mu$ , dostaneme:

$$(p_\rho + p_\sigma) \cos(\nu - \mu) - 2m \cos(\mu + \nu) \cos^2(\nu - \mu) - 2m \cos(\mu + \nu) \sin^2(\nu - \mu) = 0,$$

aneb

$$(p_\rho + p_\sigma) \cos(\nu - \mu) - 2m \cos(\mu + \nu) = 0; \quad (21)$$

dosadíme tu

$$2m = p_\sigma - p_\rho,$$

nabudeme

$$p_\rho [\cos(\nu - \mu) + \cos(\mu + \nu)] + p_\sigma [\cos(\nu - \mu) - \cos(\mu + \nu)] = 0,$$

čili:

$$p_\rho \cos \mu \cos \nu + p_\sigma \sin \mu \sin \nu = 0,$$

a konečně

$$p_\rho + p_\sigma \operatorname{tg} \mu \operatorname{tg} \nu = 0. \quad (22)$$

Z tohoto tvaru podmíněčné rovnice pro přidruženost dvou šroubů plyne:

$$\operatorname{tg} \mu \operatorname{tg} \nu = -\frac{p_\rho}{p_\sigma},$$

aneb, poněvadž jsou délky poloos kuželosečky výšek dány podíly:

$$a^2 = \frac{k^2}{p_\rho}, \quad b^2 = \frac{k^2}{p_\sigma},$$

těž:

$$\operatorname{tg} \mu \operatorname{tg} \nu = -\frac{b^2}{a^2},$$

což jest známá podmínka, že průměry kuželosečky, tvořící s osou Xovou úhly  $\mu$  a  $\nu$ , jsou sdruženými.

Ke každému šroubu cylindroidu přináleží tedy na téže ploše jeden přidružený; jen v tom případě, že kuželosečka výšek redukuje se na dvě přímek rovnoběžných, jest šroub, jehož osa

jest s těmito přímkami rovnoběžná, přidružený ku všem šroubům příslušného cylindroidu. Poněvadž totiž výška toho šroubu rovna jest nulle, jest sám sobě přidruženým; ku všem ostatním šroubům cylindroidu jest pak přidruženým, protože osu jeho a každý z průmětů přímek povrchových konoidu na rovinu řídící lze pokládati za směry průměrů sdružených.

Z vět geometrických, jednajících o sdružených průměrech kuželoseček, plynou mnohé vlastnosti přidružených šroubů na cylindroidu, tak na př.:

Součet zvratných hodnot výšek dvou přidružených šroubův na cylindroidu jest stálou veličinou.

Na cylindroidu vyskytuje se jedno dvě přidružených šroubův, jichž výšky jsou stejně velké.

Veškeré páry přímek, jež obdržíme, promítneme-li osy přidružených šroubů cylindroidu na jeho rovinu řídící, tvoří involuci paprskovou, pro kterou jsou dvojnými paprsky průměty os obou šroubův, majících výšky rovny nulle.

12. Jest jednou z předností prací Ballových, že užívá k řešení mechanických problémů method geometrických ve všech případech, kde lze jimi docíliti zvláštní názornosti a přehlednosti. Tak ku stanovení pohybu výsledného dvou daných pohybů šroubových udává Ball \*) konstrukci, která vyniká svou jednoduchoostí a zaslужuje tudíž zde býti uvedena. Ke konstrukci té dospějeme pomocí rovnic (8a) a (11a), jež zní:

$$\begin{aligned} z &= 2m \sin \psi \sin (\omega + \varphi - \psi) \\ p_\gamma - p_\alpha &= 2m \sin \psi \cos (\omega + \varphi - \psi) : \end{aligned}$$

z rovnic těch odvodíme snadno dvě jiné, totiž

$$\operatorname{tg} (\omega + \varphi - \psi) = \frac{z}{p_\gamma - p_\alpha}, \quad (23)$$

$$(p_\gamma - p_\alpha)^2 + z^2 = 4m^2 \sin^2 \psi. \quad (24)$$

Vyloučením úhlu  $\psi$  z těchto rovnic vyhledáme rovnici křivky, jež stanoví, jak souvisí délky  $p_\gamma - p_\alpha$  a  $z$ ; za tím účelem, použijeme-li stejninu:

\*) V pojednání: „Dynamics and Modern Geometry“, pag. 7.

$$\sin \psi = \sin [\omega + \varphi - (\omega + \varphi - \psi)] = \sin (\omega + \varphi) \cos (\omega + \varphi - \psi) - \cos (\omega + \varphi) \sin (\omega + \varphi - \psi),$$

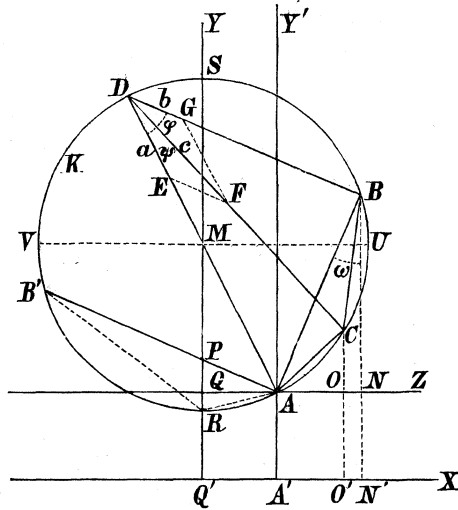
kteřá se dle rovnic (8a) a (11a) změní ve:

$$2m \sin^2 \psi = (p_\gamma - p_\alpha) \sin (\omega + \varphi) - z \cos (\omega + \varphi).$$

Násobíme-li tuto rovnice  $2m$ , obdržíme, hledíce zároveň ku (24) hledanou rovnici ve tvaru:

$$(p_\gamma - p_\alpha)^2 + z^2 - 2m \sin (\omega + \varphi) (p_\gamma - p_\alpha) + 2m \cos (\omega + \varphi) z = 0.$$

Jest to rovnice kružnice, procházející počátkem souřadnic; střed její dán jest souřadnicemi  $-m \cos (\omega + \varphi)$  a  $m \sin (\omega + \varphi)$ , poloměr její jest  $m$ . Sestrojení její nepodlehá žádným obtížím;



Obr. 2.

učinme nejprv  $AN = d$ ,  $NB = p_\beta - p_\alpha$  (viz obr. 2.) a sestrojme trojúhelník pravoúhlý  $ANB$ . V něm jest  $\sphericalangle ABN = \omega$ , poněvadž dle (7)

$$\operatorname{tg} \omega = \frac{d}{p_\beta - p_\alpha},$$

jeho přepona pak

$$AB = \sqrt{a^2 + (p_\beta - p_\alpha)^2}.$$

Vneseme-li od přímky  $AB$  u bodu  $A$  ve směru pozitivním  $\sphericalangle BAD = \frac{\pi}{2} - \varphi$  \*), protne druhé jeho rameno kolmici v bodě  $B$  na  $AB$  vztýčenou v bodě  $D$ ; i jest  $AD = 2m$ , neboť:

$$AD = \frac{AB}{\sin \varphi} = \frac{\sqrt{a^2 + (p_\beta - p_\alpha)^2}}{\sin \varphi},$$

což se srovnává s rovnicí (9a).

Rozpůlíme-li  $AD$  v bodě  $M$  a spustíme-li s bodu toho kolmici na  $AN$ , obdržíme trojúhelník  $AMQ$ , v němž úhel  $QAM = \omega + \varphi$ ; tedy jsou

$$AQ = -m \cos(\omega + \varphi), \quad QM = m \sin(\omega + \varphi)$$

souřadnice středu  $M$  hledané kružnice  $K$  v soustavě souřadnic pravoúhlých, jejíž osou  $Z$  jest přímka  $AN$ .

Pomocí kružnice  $K$  nyní velmi jednoduše vyhledáme vše, čeho jest třeba k určení výsledného pohybu ( $c$ ,  $\gamma$ ) dvou daných šroubových pohybů ( $a$ ,  $\alpha$ ) a ( $b$ ,  $\beta$ ). Sestrojíme totiž u bodu  $D$  rovnoběžník  $DEFG$ , mající strany  $DE$  a  $DG$  úměrné amplitudám  $a$  a  $b$ ; úhlopříčnou jeho  $DF$  udává amplitudu  $c$ . Mimo to protíná tato přímka kružnici  $K$  v bodě  $C$ , jehož souřadnicemi  $AO$  a  $OC$  v uvedené soustavě dány jsou délky  $z$  a  $p_\gamma - p_\alpha$ .  
Neboť:

$$AC = 2m \sin \psi,$$

$$\sphericalangle OAC = OAD - CAD = \frac{\pi}{2} - (\omega + \varphi - \psi);$$

tudíž:

$$\sphericalangle ACO = \omega + \varphi - \psi,$$

pročež:

$$AO = AC \sin(\omega + \varphi - \psi) = 2m \sin \psi \sin(\omega + \varphi - \psi),$$

$$OC = AC \cos(\omega + \varphi - \psi) = 2m \sin \psi \cos(\omega + \varphi - \psi),$$

čili dle rovnic (8a) a (11a):

---

\*) Je-li  $\sphericalangle \varphi$  tupým, vneseme  $\varphi - \frac{\pi}{2}$  ve směru negativním.

$$AO = z, \quad OC = p_\gamma - p_\alpha.$$

Pošineme-li osu  $Z$  rovnoběžně o délku  $AA' = p_\alpha$  do polohy  $X$ , bude  $CO' = p_\gamma$  a  $A'O' = z$ . Bodem  $C$  kružnice  $K$  ustanoven jest úplně šroub  $\gamma$  výsledného pohybu; polohu jeho osy určuje průmět tětivy  $AC$  na osu  $X$ ovou a úhel obvodový  $\psi$  nad obloukem  $AC$ , výšku jeho  $p_\gamma$  vzdálenost bodu  $C$  od osy  $X$ ové.

Z příčin pochopitelných bude výhodno, kružnici  $K$  vztahovati k soustavě souřadnic, jejíž jednou osou jest přímka  $X$  a druhou přímka  $Y$ , středem kružnice  $M$  ku  $X$  kolmo vedená; v této soustavě jest rovnice její:

$$x^2 + [y - (p_\alpha + m \sin(\omega + \varphi))]^2 = m^2,$$

kterouž lze po několika snadných přeměnách též psáti takto:

$$x^2 + \left( y - \frac{p_\alpha + p_\beta + d \operatorname{c} \cotg \varphi}{2} \right)^2 = m^2. \quad (25)$$

Zavedeme-li hlavní výšky  $p_\rho$  a  $p_\sigma$ , nabude rovnice ta tvaru

$$x^2 + \left( y - \frac{p_\rho + p_\sigma}{2} \right)^2 = m^2. \quad (25a)$$

Z obrazce jest patrnó, že měníme-li úhel  $\psi$  od 0 do  $\pi$ , nechávajíce body  $A$  a  $B$  beze změny, probíhá bod  $C$  obvod kružnice  $K$ ; každé poloze toho bodu odpovídá jeden šroub cylindroidu, který vytvoří šroub  $\gamma$  výsledného pohybu, jestliže v týchž mezích měníme úhel  $\psi$  při stálé poloze šroubů  $\alpha$  a  $\beta$ . Naopak též každému šroubu  $\gamma$  plochy  $(\alpha, \beta)$  přísluší jen jediný bod kružnice  $K$ . Křivka ta jest obrazem cylindroidu a Ball užívá ji měrou nejrozsáhlejší v kinematice, statice i kinetice neproměnných soustav, majících volnost stupně druhého. Zde buďtež vytknuty jen tyto základní vlastnosti její:

1. Výška libovolného šroubu  $\alpha$  cylindroidu rovná se délce kolmice, spuštěné s příslušného bodu  $A$  kružnice  $K$  na osu  $X$ ovou. Ball nazývá tuto přímku *osou výšek* (axis of pitch).

Tudíž hlavní výšky  $p_\rho$  a  $p_\sigma$  dány jsou délkami  $Q'R$  a  $Q'S$ ; oběma šroubům, jichž výšky se rovnají nulle, příslušejí pak



body (reální neb imaginární), ve kterých osa výšek kružnici  $K$  protíná.

2. Nejkratší vzdálenost os dvou šroubů  $\alpha$  a  $\beta$  rovna jest průmětu tětiny, spojující příslušné body  $A$  a  $B$  na osu výšek.

Z toho jde, že osy dvou šroubů cylindroidu, jichž příslušné body se nacházejí na tětivě, kolmo na ose výšek stojící, se protínají (na přímce řídící plochy). Šroubům, které mají za osy torsální přímky plochy, odpovídají body  $U$ ,  $V$ , ležící na průměru kružnice  $K$  rovnoběžném s osou výšek.

3. Úhel os dvou šroubů  $\alpha$  a  $\beta$  roven jest úhlu obvodovému nad obloukem  $AB$ .

Koncové body libovolného průměru kružnice  $K$  zobrazují tedy dva šrouby, jichž osy na sobě kolmo stojí.

4. Tětiva, spojující body příslušné dvěma přidruženým šroubům cylindroidu, prochází polem osy výšek vzhledem ke kružnici  $K$ .

Budtež  $A$  a  $B'$  obrazy dvou přidružených šroubů cylindroidu,  $P$  průsečíkem tětiny  $AB'$  s osou  $Y$ ovou; že jest bod ten polem osy  $X$ ové, dokážeme pomocí rovnice (21). Položíme-li v ní

$$p_\rho + p_\sigma = Q'R + Q'S = 2Q'M,$$

přejde ve

$$Q'M \cos(v - \mu) = m \cos(\mu + v);$$

násobíme-li obě strany délkou  $PM$ , obdržíme:

$$Q'M \cdot PM = m \frac{PM \cos(\mu + v)}{\cos(v - \mu)}.$$

V trojúhelníku  $PMA$  jest však:

$$PM : MA = \sin PAM : \sin MPA;$$

poněvadž

$$\sphericalangle RMA = 2\mu, \sphericalangle ARM = \sphericalangle RAM = \frac{\pi}{2} - \mu, \sphericalangle RAB' = \pi - v,$$

bude

$$\sphericalangle PAM = v - \left(\frac{\pi}{2} + \mu\right), \sphericalangle RPA = v - \left(\frac{\pi}{2} - \mu\right),$$

tudíž

$$PM : m = \cos(\nu - \mu) : \cos(\nu + \mu),$$

z čehož

$$m = \frac{PM \cos(\nu + \mu)}{\cos(\nu - \mu)}.$$

Přihlížejíce k této hodnotě, dostaneme z hořejšího vzorce

$$QM \cdot PM = m^2,$$

co důkaz, že bod  $P$  jest polem osy výšek.

5. Zaměníme-li znaménko amplitudy  $c$  výsledného pohybu  $(c, \gamma)$  dvou daných pohybů  $(a, \alpha)$ ,  $(b, \beta)$  v protivné, obdržíme tři pohyby:  $(a, \alpha)$ ,  $(b, \beta)$ ,  $(-c, \gamma)$ , které jsou aequivalentní nulle. Z obrazce jest patrnó, že  $\triangle DGF \sim ABC$ ; tudíž můžeme vysloviti větu:

Tři pohyby kolem šroubů  $\alpha, \beta, \gamma$  se vzájemně ruší, jsou-li amplitudy jejich úměrny protějším stranám příslušného trojúhelníka  $ABC$ .

13. Pomocí kružnice  $K$ , kterou se zobrazuje metrický cylindroid, lze řešiti též úlohy, jednající o rozkládání pohybu šroubového ve dva jiné, jichž šrouby se šroubem daného pohybu na témž cylindroidu leží.

Jednoduchá úloha toho druhu jest: Pohyb šroubový  $(c, \gamma)$  jest rozložiti ve dvě složky, jsou-li dány jejich šrouby  $\alpha$  a  $\beta$ . Tu jest třeba, stanoviti jen amplitudy složek; poněvadž jsou tyto úměrny stranám  $BC$  a  $CA$  trojúhelníka  $ABC$ , jehož vrcholy odpovídají známým způsobem šroubům  $\alpha, \beta$  a  $\gamma$ , rovnají se hledané amplitudy:

$$\frac{c}{AB} \cdot BC \quad \text{a} \quad \frac{c}{AB} \cdot CA$$

Úloha tato jest v theorii šroubů důležitou; položíme-li totiž amplitudu  $c$  daného pohybu rovnou jednotce, jsou amplitudy složek  $a$  a  $b$  dle Balla *souřadnicemi* šroubu  $\gamma$  v soustavě  $\alpha\beta$ . Šrouby  $\alpha$  a  $\beta$  jsou *šrouby souřadnicové*; pro souřadnice  $x_1$  a  $x_2$  šroubu  $\gamma$  pak máme:

$$x_1 = \frac{BC}{AB}, \quad x_2 = \frac{CA}{AB}.$$

Sestrojíme-li celý výkres v takovém měřítku, aby  $AB = 1$ , bude:

$$x_1 = BC, \quad x_2 = CA.$$

Souřadnice šroubové  $x_1$  a  $x_2$  musí patrně vyhovovati podmíněčné rovnici :

$$x_1^2 + 2x_1 x_2 \cos\varphi + x_2^2 = 1,$$

ve které  $\varphi$  značí úhel obou os šroubů souřadnicových.

Z mnohých jiných úloh, které se vyskytnouti mohou při rozkládání pohybu šroubového ve dvě složky, jsou-li o nich různé podmínky dány, zasluhuje naší pozornosti tato :

Pohyb šroubový ( $c$ ,  $\gamma$ ) jest rozložití ve dvě rotace kolem os mimoběžných, z nichž jedna  $A$  jest dána. Rotaci přísluší šroub, jehož výška se rovná nulle; známe tudíž dva šrouby, kterými lze položití cylindroid. Sestrojíme-li tedy kružnici  $K$  z dané tětiny a příslušného úhlu obvodového, stanoví druhý průsečník této kružnice s osou výšek hledanou rotaci.

Osy těchto rotac jsou Chasles-ovy přímky sdružené; z grafického znázornění cylindroidu pomocí kružnice  $K$  seznáváme ihned mnohé věty o těchto přímkách, jako jsou :

Osa obou mimoběžných přímek sdružených protíná kolmo osu pohybu šroubového.

Tvoří-li jedna ze dvou sdružených přímek s osou šroubového pohybu úhel pravý, protíná ji druhá a naopak.

Nejmenší vzdálenosti osy  $C$  šroubového pohybu od obou přímek sdružených  $A$  a  $B$  jsou v přímém poměru s tangentami úhlů ( $AC$ ) a ( $BC$ ); atd. atd.

(Dokončeni.)

## Drobné zprávy.

Napsal

dr. Gustav Gruss.

**Pohyb hvězd ve směru zornice.** První pokusy k určení pohybů hvězd ve směru zornice (směrnice) z pošnutí čar spekter hvězd podnikl r. 1867 *Huggins*, pak *H. C. Vogel*, v rozsáhlé míře hvězdárna *Greenwichská* a *Seabroke*. Veškerá tato pozorování ustoupila, co se přesnosti výsledků týče, novějším pracím *H. C. Vogla* v Postupímí, jenž r. 1888 podnikl pokus pošnutí čar ve spektrech hvězd stanoviti cestou *fotografickou* a určití